# COURS ET EXERCICES DE MECANIQUE DES MILIEUX CONTINUS

Michel Bellieud

3 mars 2025

# Table des matières

1	Pré	réliminaires Mathématiques 7				
	1.1	Notations				
		1.1.1 Notations des scalaires, vecteurs et matrices				
		1.1.2 Composantes des vecteurs et matrices				
		1.1.3 Notations simplifiée des dérivées partielles				
		1.1.4 Convention de sommation des indices répétés d'Einstein				
		1.1.5 Produit tensoriel de deux vecteurs				
		1.1.6 Le symbole de Kronecker $\delta_{ij}$				
		1.1.7 Le symbole d'orientation $\varepsilon_{ijk}$				
	1.2	Produit vectoriel et produit mixte				
		1.2.1 Produit vectoriel de deux vecteurs $\boldsymbol{u}$ et $\boldsymbol{v}$				
		1.2.2 Produit mixte				
		1.2.3 Application au calcul du déterminant d'une matrice $3 \times 3$				
	1.3	Matrices symétriques				
	1.4	Opérateurs différentiels courants				
		1.4.1 Laplacien d'un champ scalaire				
		1.4.2 Divergence d'un champ vectoriel				
		1.4.3 Gradient d'un champ scalaire				
		1.4.4 Rotationnel d'un champ vectoriel				
		1.4.5 Gradient d'un champ vectoriel				
		1.4.6 Divergence d'un champ matriciel				
		1.4.7 Laplacien d'un champ vectoriel				
		1.4.8 Exercices				
		1.4.9 Exercices supplémentaires				
		1.4.10 Lemme de Poincaré et variante				
		1.4.11 Version bidimensionelle du Lemme de Poincaré				
		1.4.12 Variante du Lemme de Poincaré				
	1.5	Formule de Stokes				
		1.5.1 Manipulations				
	1.6	Compléments : matrice des cofacteurs ; théorème de décomposition polaire				
		1.6.1 Exercice : matrice des cofacteurs (ou comatrice)				
		1.6.2 Exercice : théorème de décomposition polaire d'une matrice $n \times n$				
<b>2</b>	Cin	ématique des milieux continus 23				
-	21	Définition du mouvement d'un milieu continu 23				
	$\frac{2}{2}$	Vitesse 24				
	$\frac{2.2}{2.3}$	Accélération Dérivées particulaires 24				
	$\frac{2.0}{2.4}$	Dérivée particulaire d'une intégrale de volume				
	2.1	241 La formule de changements de variables				
		2.111 La formule de changemento de variables				

Lois de conservation 29					
Loi de conservation de la masse	29				
3.1.1 Equation de continuité.	29				
Loi de conservation de la quantité de mouvement. Principe Fondammental de la Dyna-					
mique	30				
Equations du mouvement et équations d'équilibre d'un milieu continu	30				
Théorème de Cauchy	32				
Conservation de l'énergie	36				
3.5.1 Premier principe de la thermodynamique	36				
3.5.2 Tenseur des vitesses de déformation	36				
3.5.3 Equation de l'énergie	36				
3.5.4 Cas d'un milieu au repos : équation de la chaleur, loi de Fourier	37				
Second principe de la thermodynamique. Inégalité de Clausius-Duhem	38				
3.6.1 Second principe de la thermodynamique.	38				
3.6.2 Inégalité de Clausius-Duhem	38				
ude du tenseur des contraintes	41				
Exercice : cercles de Mohr	41				
Exercice : tenseur des contraintes plan. Fonction d'Airy	44				
ude des déformations	47				
Notion de déformation	47				
Tenseur des dilatations. Tenseur des déformations	48				
3 Variation des longueurs					
4 Variations d'angles					
.5 Dérivée particulaire d'une intégrale de surface					
F	51				
uations de l'élasticité linéaire	51 55				
uations de l'élasticité linéaire Notations	51 55 55				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique	51 55 55 55				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.	51 55 55 55				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.	51 55 55 55 55 57				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation	51 55 55 55 55 57 57				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation         6.4.2       Tenseur des déformations linéarisées	51 55 55 55 55 57 57 58				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation         6.4.2       Tenseur des déformations linéarisées         6.4.3       Linéarisation de la loi de comportement	51 55 55 55 55 57 57 58 58				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation         6.4.2       Tenseur des déformations linéarisées         6.4.3       Linéarisation de la loi de comportement         6.4.4       Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff $\hat{\sigma}$ et du tenseur des contraintes $\sigma$	51 55 55 55 55 57 57 57 58 58 58				
uations de l'élasticité linéaire Notations	51 55 55 55 55 57 57 57 58 58 58 58				
<ul> <li>uations de l'élasticité linéaire</li> <li>Notations.</li> <li>Définition générale d'un matériau élastique</li> <li>Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.</li> <li>Linéarisation des équations de l'élasticité.</li> <li>6.4.1 Principe de la linéarisation</li> <li>6.4.2 Tenseur des déformations linéarisées</li> <li>6.4.3 Linéarisation de la loi de comportement</li> <li>6.4.4 Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff ô et du tenseur des contraintes σ</li> <li>6.4.5 Linéarisation des équations du mouvement</li> <li>6.4 6 Conditions aux limites linéarisées</li> </ul>	51 55 55 55 55 57 57 58 58 58 58 59 60 60				
<ul> <li>uations de l'élasticité linéaire</li> <li>Notations.</li> <li>Définition générale d'un matériau élastique</li> <li>Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.</li> <li>Linéarisation des équations de l'élasticité.</li> <li>6.4.1 Principe de la linéarisation</li> <li>6.4.2 Tenseur des déformations linéarisées</li> <li>6.4.3 Linéarisation de la loi de comportement</li> <li>6.4.4 Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff ô et du tenseur des contraintes σ</li> <li>6.4.5 Linéarisation des équations du mouvement</li> <li>6.4.6 Conditions aux limites linéarisées</li> </ul>	51 55 55 55 57 57 57 57 58 58 58 58 59 60 60				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation         6.4.2       Tenseur des déformations linéarisées         6.4.3       Linéarisation de la loi de comportement         6.4.4       Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff $\hat{\sigma}$ et du tenseur des contraintes $\sigma$ 6.4.5       Linéarisation des équations du mouvement         6.4.6       Conditions aux limites linéarisées         6.4.7       Lien entre dérivées par rapport aux variables de Lagranges et dérivées par rapport aux variables d'Euler dans l'approximation linéaire	51 55 55 55 57 57 58 58 58 59 60 60 60				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation         6.4.2       Tenseur des déformations linéarisées         6.4.3       Linéarisation de la loi de comportement         6.4.4       Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff $\hat{\sigma}$ et du tenseur des contraintes $\sigma$ 6.4.5       Linéarisation des équations du mouvement         6.4.6       Conditions aux limites linéarisées         6.4.7       Lien entre dérivées par rapport aux variables de Lagranges et dérivées par rapport aux variables d'Euler dans l'approximation linéaire         6.4.8       Équations de l'élasticité linéaire	51 55 55 55 57 57 57 58 58 58 59 60 60 60 61 61				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation         6.4.2       Tenseur des déformations linéarisées         6.4.3       Linéarisation de la loi de comportement         6.4.4       Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff $\hat{\sigma}$ et du tenseur des contraintes $\sigma$ 6.4.5       Linéarisation des équations du mouvement         6.4.6       Conditions aux limites linéarisées         6.4.7       Lien entre dérivées par rapport aux variables de Lagranges et dérivées par rapport aux variables d'Euler dans l'approximation linéaire         6.4.8       Équations de l'élasticité linéaire         6.4.8       Équations de l'élasticité linéaire	51 55 55 55 55 57 57 57 57 58 58 58 59 60 60 60 61 61 62				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation         6.4.2       Tenseur des déformations linéarisées         6.4.3       Linéarisation de la loi de comportement         6.4.4       Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff $\hat{\sigma}$ et du tenseur des contraintes $\sigma$ 6.4.5       Linéarisation des équations du mouvement         6.4.6       Conditions aux limites linéarisées         6.4.7       Lien entre dérivées par rapport aux variables de Lagranges et dérivées par rapport aux variables d'Euler dans l'approximation linéaire         6.4.8       Équations de l'élasticité linéaire         6.4.8       Equations de l'élasticité linéaire         6.4.8       Equations de l'élasticité linéaire	51 55 55 55 57 57 58 58 59 60 60 60 61 61 62 63				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation         6.4.2       Tenseur des déformations linéarisées         6.4.3       Linéarisation de la loi de comportement         6.4.4       Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff $\hat{\sigma}$ et du tenseur des contraintes $\sigma$ 6.4.5       Linéarisation des équations du mouvement         6.4.6       Conditions aux limites linéarisées         6.4.7       Lien entre dérivées par rapport aux variables de Lagranges et dérivées par rapport aux variables d'Euler dans l'approximation linéaire         6.4.8       Équations de l'élasticité linéaire         6.4.8       Équations d'Euler dans l'approximation linéaire         6.4.8       Équations de l'élasticité linéaire         6.6.1       Définition d'un milieu élastique isotrope	51 55 55 55 57 57 57 57 58 58 59 60 60 60 61 61 62 63 63				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation         6.4.2       Tenseur des déformations linéarisées         6.4.3       Linéarisation de la loi de comportement         6.4.4       Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff $\hat{\sigma}$ et du tenseur des contraintes $\sigma$ 6.4.5       Linéarisation des équations du mouvement         6.4.6       Conditions aux limites linéarisées         6.4.7       Lien entre dérivées par rapport aux variables de Lagranges et dérivées par rapport aux variables d'Euler dans l'approximation linéaire         6.4.8       Équations de l'élasticité linéaire         6.4.8       Équations de l'élasticité linéaire         6.6.1       Définition d'un milieu élastique isotrope         6.6.2       Energie élastique d'un milieu élastique linéaire isotrope	51 55 55 55 57 57 57 58 58 58 59 60 60 61 61 62 63 63 63 64				
uations de l'élasticité linéaire         Notations.         Définition générale d'un matériau élastique         Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.         Linéarisation des équations de l'élasticité.         6.4.1       Principe de la linéarisation         6.4.2       Tenseur des déformations linéarisées         6.4.3       Linéarisation de la loi de comportement         6.4.4       Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff $\hat{\sigma}$ et du tenseur des contraintes $\sigma$ 6.4.5       Linéarisation des équations du mouvement         6.4.6       Conditions aux limites linéarisées         6.4.7       Lien entre dérivées par rapport aux variables de Lagranges et dérivées par rapport aux variables d'Euler dans l'approximation linéaire         6.4.6       Équations de l'élasticité linéaire         6.4.8       Équations de l'élasticité linéaire         6.4.8       Équations de l'élasticité linéaire         6.6.1       Définition d'un milieu élastique linéaire isotrope         6.6.2       Energie élastique d'un milieu élastique linéaire isotrope : Loi de Hooke.         6.6.3       Loi de comportement d'un milieu élastique linéaire isotrope : Loi de Hooke.	51 55 55 55 57 57 57 57 57 57 57 58 58 59 60 60 60 61 61 62 63 63 64 64				
	Loi de conservation de la quantité de mouvement. Principe Fondammental de la Dyna-         mique.         Equations du mouvement et équations d'équilibre d'un milieu continu         Théorème de Cauchy         Conservation de l'énergie         3.5.1         Premier principe de la thermodynamique         3.5.2         Tenseur des vitesses de déformation         3.5.3       Equation de l'énergie         3.5.4       Cas d'un milieu au repos : équation de la chaleur, loi de Fourier.         3.5.4       Cas d'un milieu au repos : équation de la chaleur, loi de Fourier.         3.6.1       Second principe de la thermodynamique.         3.6.2       Inégalité de Clausius-Duhem         a.6.2       Inégalité de Clausius-Duhem         a.6.2       Inégalité de Contraintes         Exercice : cercles de Mohr       Exercice : tenseur des contraintes plan. Fonction d'Airy         ide des déformations       Motion de déformation         Notion de déformation       Tenseur des dilatations. Tenseur des déformations         Variation des longueurs       Variation de longueurs				

<b>7</b>	Existence et unicité de la solution d'un problème d'élasticité linéaire					
	7.1 Exemple 1 : Problème d'équilibre avec condition aux limites de Dirichlet homogènes					
		7.1.1 Espace de Hilbert $H^1(\Omega; \mathbb{R}^3)$ . Inégalités de Poincaré et de Korn. Théorème de Lax				
		Milgram.	69			
		7.1.2 Application au problème (7.1.1) (voir aussi [2][paragraphe IX 5])	71			
	7.2	Exemple 2 : Problème d'équilibre avec condition aux limites de Dirichlet inhomogènes	73			
	73	Exemple 2 : Problème d'équilibre avec condition aux limites de Dirichlet homogènes.	10			
	1.0	at de Neumann homogènes	73			
			15			
8	Pro	blèmes d'élasticité linéaire	75			
	8.1	Problème 1 : compression uniforme	75			
		8.1.1 Enoncé du problème et mise en équation	75			
		8.1.2 Solution du problème et conséquences	75			
	8.2	Problème 2 : traction simple	76			
	0.2	821 Enoncé du problème	76			
		8.2.2 Mise en équations	76			
		8.2.2 Résolution	77			
		8.2.4 Analyse de la solution obtenue Module de Voung	77			
		8.2.5 Coefficient de Deisson	78			
	83	Drahlàma 3 : aisaillement simple	78			
	0.5	8.2.1 Lei de compontement	70			
		8.3.1 Loi de comportement	79			
		8.3.2 Equations d'équilibre	79			
		8.3.3 Tenseur des deformations infearise	79			
		8.3.4 Tenseur des contraintes	79			
		8.3.5 Forces volumiques	79			
		8.3.6 Forces surfaciques	79			
9	Equations de Navier, conditions de compatibilités, équations de Beltrami					
	9.1	Equations de Navier	81			
		9.1.1	81			
		9.1.2	81			
		9.1.3	81			
		9.1.4	82			
		9.1.5	82			
		9.1.6	82			
	9.2	Equations de compatibilités	82			
	0.2	9.2.1 Variantes	84			
	93	Equations de Beltrami	84			
	9.4 Champ de déformations planes Champ de contraintes planes					
	0.4	9.4.1 Champ de déformations planes	86			
		9.4.2 Champ de contraintes planes	87			
		0.4.2 Champ de contraintes planes	01 97			
		<b>3.4.9</b> FORCHOIL & Ally	01			

### 10 Références

# Chapitre 1

# **Préliminaires Mathématiques**

#### 1.1 Notations

#### 1.1.1 Notations des scalaires, vecteurs et matrices.

Dans ce qui suit, les scalaires et les points de l'espace sont représentés par des symboles commençant par des lettres minuscules (exemple  $x, i, \det A...$ ) et les vecteurs et les fonctions à valeurs vectorielles par des symboles commençant par des lettres minuscules en caractères gras (exemples :  $x, x_T, i, u, f,$  $g, \operatorname{div}\sigma,...$ ). Les matrices sont représentées par des symboles commençant par des lettres majuscules en caractère gras avec les exceptions suivantes :  $\nabla u$  (gradient du déplacement), e(u) (tenseur d'élasticité linéarisé),  $\sigma$  (tenseur des contraintes). Le symbole I represente la matrice identité  $3 \times 3$ :

$$I = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}.$$

#### 1.1.2 Composantes des vecteurs et matrices.

- On note  $(\boldsymbol{e}_1, \boldsymbol{e}_2, \boldsymbol{e}_3)$  la base canonique de  $\mathbb{R}^3$  (elle est orthonormée).
- On note  $u_i$  ou  $(\boldsymbol{u})_i$  les composantes d'un vecteur  $\boldsymbol{u}$  dans la base canonique, c'est à dire  $\boldsymbol{u} = \sum_{i=1}^{3} u_i \boldsymbol{e}_i = \sum_{i=1}^{3} (\boldsymbol{u})_i \boldsymbol{e}_i$ .
- On note  $\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{v}$  le produit scalaire de deux vecteurs  $\boldsymbol{u}$  et  $\boldsymbol{v}$  ( $\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{v} = \sum_{i=1}^{3} u_i v_i = \sum_{i=1}^{3} (\boldsymbol{u})_i (\boldsymbol{v})_i$ ).
- On note  $A_{ij}$  ou  $(\mathbf{A})_{ij}$  les composantes d'une matrice  $\mathbf{A} : A_{ij}$  est la composante se trouvant sur la  $i^{eme}$  ligne et la  $j^{eme}$  colonne de  $\mathbf{A}$ .
- On note **AB** le produit de deux matrices  $((AB)_{ij} = \sum_{k=1}^{3} A_{ik}B_{kj})$ .
- On note  $\boldsymbol{A}:\boldsymbol{B}$  le produit "scalaire" de deux matrices  $(\boldsymbol{A}:\boldsymbol{B}=\sum_{i,j=1}^{3}A_{ij}B_{ij}).$

#### 1.1.3 Notations simplifiée des dérivées partielles.

Pour simplifier les notations, l'usage consiste à noter les dérivées partielles de la manière suivante

$$\frac{\partial f}{\partial x_i} = f_{,i}.$$

De façon analogue, les dérivées secondes, troisième,... se notent

$$\frac{\partial^2 f}{\partial x_i \partial x_j} = f_{,ij}, \qquad \frac{\partial^3 f}{\partial x_i \partial x_j \partial x_k} =: f_{,ijk}, \dots \text{ etc...}$$

#### 1.1.4 Convention de sommation des indices répétés d'Einstein.

La convention de sommation des indices répétés consiste à déclarer que lorsque un indice muet est répété, il y a sommation sur cet indice. Par exemple si  $\boldsymbol{S}$  est une matrice carrée de composante  $S_{ij}$ , alors sa trace tr $\boldsymbol{S} = \sum_{i=1}^{3} S_{ii}$  est notée avec cette convention,

$$\operatorname{tr} \boldsymbol{S} = \mathcal{S}_{ii}.$$

#### Exercices.

Vérifier qu'en utilisant la convention de sommation des indices répétés on obtient les formules suivantes :

1.	(a)	$oldsymbol{u}=u_ioldsymbol{e}_i,$
	(b)	$a_1 \cdot a_2 = a_1 \cdot a_2$
	(c)	$\mathbf{u} \cdot \mathbf{v} = u_i v_i,$
	(d)	$oldsymbol{A}oldsymbol{u}=A_{ij}u_joldsymbol{e}_i,$
	(4)	$(\boldsymbol{A}\boldsymbol{B})_{ij} = A_{ik}B_{kj},$
	(e)	

 $\boldsymbol{A}: \boldsymbol{B} = A_{ij} B_{ij}. \tag{1.1.1}$ 

2. Montree que pour toute matrice  $n \times n \mathbf{A}$  et tout  $(\mathbf{a}, \mathbf{b}) \in (\mathbb{R}^n)^2$ ,

$$\boldsymbol{a} \cdot \boldsymbol{A} \boldsymbol{b} = \boldsymbol{A}^t \boldsymbol{a} \cdot \boldsymbol{b}. \tag{1.1.2}$$

#### 1.1.5 Produit tensoriel de deux vecteurs.

Soient u et v deux vecteurs de  $\mathbb{R}^3$ . On appelle produit tensoriel de u par v la matrice notée  $u \otimes v$  et définie par ses composantes

$$(\boldsymbol{u}\otimes\boldsymbol{v})_{ij}=u_iv_j$$

Par exemple,  $\mathbf{e}_i \otimes \mathbf{e}_j$  est la matrice dont toutes les composantes sont nulles sauf celle situé sur la  $i^{eme}$  ligne et la  $j^{eme}$  colonne de  $\mathbf{A}$ , qui elle est égale à 1. Exemple :  $\mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_3 = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$ .

#### Exercices.

1. Montrer que toute matrice  $\boldsymbol{A}$  vérifie (en utilisant la convention de sommation des indices répétés)

$$\boldsymbol{A} = A_{ij}\boldsymbol{e}_i \otimes \boldsymbol{e}_j.$$

En déduire que la famille  $(e_i \otimes e_j)_{(i,j) \in \{1,2,3\}^2}$  est une base de l'ensemble des matrices  $3 \times 3$ .

2. Montrer que pour tous vecteurs  $\boldsymbol{u}, \, \boldsymbol{v}, \, \boldsymbol{w},$ 

$$(\boldsymbol{u} \otimes \boldsymbol{v})\boldsymbol{w} = (\boldsymbol{v} \cdot \boldsymbol{w})\boldsymbol{u}. \tag{1.1.3}$$

En déduire que

 $(\boldsymbol{e}_i \otimes \boldsymbol{e}_j)\boldsymbol{u} = u_j \boldsymbol{e}_i.$ 

3. Montrer que pour tout vecteurs  $\boldsymbol{u}, \boldsymbol{v}, \boldsymbol{w}, \boldsymbol{x}$ 

$$(\boldsymbol{u}\otimes \boldsymbol{v})(\boldsymbol{w}\otimes \boldsymbol{x})=(\boldsymbol{v}\cdot \boldsymbol{w})\,\boldsymbol{u}\otimes \boldsymbol{x}$$

En utilisant (1.1.5), en déduire que

$$(\boldsymbol{e}_i \otimes \boldsymbol{e}_j)(\boldsymbol{e}_k \otimes \boldsymbol{e}_l) = \delta_{jk} \, \boldsymbol{e}_i \otimes \boldsymbol{e}_l.$$

## 1.1.6 Le symbole de Kronecker $\delta_{ij}$ .

Le symbole de Kronecker  $\delta_{ij}$  est défini par

$$\delta_{ij} = \begin{cases} 1 & \text{si } i = j \\ 0 & \text{sinon.} \end{cases}$$
(1.1.4)

#### Exercice.

Montrer les formules suivantes :

1.

$$\boldsymbol{e}_i \cdot \boldsymbol{e}_j = \delta_{ij} \tag{1.1.5}$$

2.

 $\delta_{ii} = 3$  (avec la convention de sommation des indices répétés).

3.

 $\forall i, k \in \{1, 2, 3\}, \quad \delta_{ij}\delta_{jk} = \delta_{ik} \quad (avec \ la \ convention \ de \ sommation \ des \ indices \ répétés).$ 

4. Pour toute matrice  $\boldsymbol{A}$ ,

 $\forall i, k \in \{1, 2, 3\}, \quad \delta_{ij}A_{jk} = A_{ik}$  (avec la convention de sommation des indices répétés).

5. On a

 $I_{ij} = \delta_{ij}.$ 

## 1.1.7 Le symbole d'orientation $\varepsilon_{ijk}$ .

Le symbole d'orientation  $\varepsilon_{ijk}$  est défini par

$$\varepsilon_{123} = 1,$$

et par le fait que si l'on permute deux indices, on change le signe de  $\varepsilon_{ijk}$ :

$$\varepsilon_{jik} = -\varepsilon_{ijk}, \quad \varepsilon_{kji} = -\varepsilon_{ijk}, \quad \varepsilon_{ikj} = -\varepsilon_{ijk}.$$
 (1.1.6)

On déduit

$$\varepsilon_{123} = \varepsilon_{231} = \varepsilon_{312} = 1, \qquad \varepsilon_{132} = \varepsilon_{321} = \varepsilon_{213} = -1,$$

 $\operatorname{et}$ 

$$\varepsilon_{ijk} = 0$$
 si  $i = j$  ou  $j = k$  ou  $i = k$ . (1.1.7)

On peut dire que

$$\varepsilon_{ijk} = \begin{cases} \text{signature de la permutation} \begin{pmatrix} 1 & 2 & 3 \\ i & j & k \end{pmatrix} & \text{si } \{i, j, k\} = \{1, 2, 3\} \\ 0 & \text{sinon.} \end{cases}$$

#### **Résultat fondammental :**

Théorème 1.1.1. On a la formule suivante :

$$\forall i, j, p, q \in \{1, 2, 3\}, \qquad \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{pqk} = \delta_{ip} \delta_{jq} - \delta_{iq} \delta_{jp}$$

$$(avec \ la \ convention \ de \ sommation \ des \ indices \ répétés).$$

$$(1.1.8)$$

Démonstration. On distingue différents cas :

— Si i = j, alors, d'après (1.1.7),  $\varepsilon_{ijk}\varepsilon_{pqk} = 0$  et  $\delta_{ip}\delta_{jq} - \delta_{iq}\delta_{jp} = 0$ , donc (1.1.8) est vrai. — Si p = q: même conclusion

- Si  $i \neq j$  et  $p \neq q$ , deux cas sont possibles : soit  $\{i, j\} = \{p, q\}$ , soit  $\{i, j\} \neq \{p, q\}$ .
  - 1. Si  $\{i, j\} = \{p, q\}$ , alors notant  $k_0$  l'unique entier tel que  $\{i, j, k_0\} = \{p, q, k_0\} = \{1, 2, 3\}$ , on a

$$\sum_{k=1}^{3} \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{pqk} = \varepsilon_{ijk_0} \varepsilon_{pqk_0} \quad (\text{sans sommation}) = \begin{cases} 1 & \text{si } i = p \text{ et } j = q \\ -1 & \text{si } i = q \text{ et } j = p, \end{cases} = \delta_{ip} \delta_{jq} - \delta_{iq} \delta_{jp}.$$

donc (1.1.8) est vérifié.

- 2. si  $\{i, j\} \neq \{p, q\}$ , alors  $\{i, j\} \cup \{p, q\} = \{1, 2, 3\}$ , et soit  $i \notin \{p, q\}$ , soit  $j \notin \{p, q\}$ .
  - (a) Si  $i \notin \{p,q\}$ ,  $\delta_{ip} = \delta_{iq} = 0$ , donc  $\delta_{ip}\delta_{jq} \delta_{iq}\delta_{jp} = 0$ . Par ailleurs, quel que soit  $k \in \{1,2,3\} = \{i,j\} \cup \{p,q\}$ , on a soit  $k \in \{i,j\}$ , alors  $\varepsilon_{ijk} = 0$ , soit  $k \in \{p,q\}$ , alors  $\varepsilon_{pqk} = 0$ . Dans les deux cas,  $\varepsilon_{ijk}\varepsilon_{pqk} = 0$  (sans sommation). Donc (1.1.8) est vérifié.
  - (b) Si  $j \notin \{p, q\}$  : même conclusion.

#### Exercices.

1. Montrer que

$$\varepsilon_{ijk} = \varepsilon_{kij} \qquad \forall i, j, k \in \{1, 2, 3\}.$$
(1.1.9)

2. Montrer que

$$\varepsilon_{ijk}\varepsilon_{pjk} = 2\delta_{ip}$$
 (avec la convention de sommation des indices répétés). (1.1.10)  
Indication : utiliser (1.1.8).

3. Montrer que, avec la convention de sommation des indices répétés,

$$\varepsilon_{ijk}\varepsilon_{ijk} = 6$$
 (avec la convention de sommation des indices répétés). (1.1.11)

Indication : utiliser (1.1.10).

4. Montrer que

$$M_{ij} = M_{ji} \quad \forall i, j \in \{1, 2, 3\} \implies \varepsilon_{ijk} M_{jk} = 0 \quad \forall i \in \{1, 2, 3\}.$$
(1.1.12)

### 1.2 Produit vectoriel et produit mixte.

#### 1.2.1 Produit vectoriel de deux vecteurs u et v

Le produit vectoriel de deux vecteurs  $\boldsymbol{u}$  et  $\boldsymbol{v}$  est défini par

$$\boldsymbol{u} \wedge \boldsymbol{v} = (u_2v_3 - u_3v_2) \, \boldsymbol{e}_1 + (u_3v_1 - u_1v_3) \, \boldsymbol{e}_2 + (u_1v_2 - u_2v_1) \, \boldsymbol{e}_3.$$

Le nombre  $||\boldsymbol{u} \wedge \boldsymbol{v}||$  représente la surface du parallélogramme de cotés  $\boldsymbol{u}$  et  $\boldsymbol{v}$ . Il est donné par

$$||\boldsymbol{u} \wedge \boldsymbol{v}|| = ||\boldsymbol{u}||||\boldsymbol{v}|| |\sin{(\widehat{\boldsymbol{u}, \boldsymbol{v}})}|$$
 .

#### Exercice.

1. Vérifier la formule suivante :

$$\boldsymbol{u} \wedge \boldsymbol{v} = \varepsilon_{ijk} u_j v_k \boldsymbol{e}_i$$
 (avec la convention de sommation des indices répétés). (1.2.1)

2. Montrer la formule du double produit vectoriel :

$$\boldsymbol{u} \wedge (\boldsymbol{v} \wedge \boldsymbol{w}) = (\boldsymbol{u}.\boldsymbol{w})\boldsymbol{v} - (\boldsymbol{u}.\boldsymbol{v})\boldsymbol{w}. \tag{1.2.2}$$

Indication : utiliser les formules (1.1.8) et (1.2.1).

#### 1.2.2 Produit mixte.

Le produit mixte de trois vecteurs  $u_1, u_2, u_3$  est le scalaire défini par

$$\boldsymbol{u}_1 \cdot (\boldsymbol{u}_2 \wedge \boldsymbol{u}_3).$$

La valeur absolue du produit mixte  $\boldsymbol{u}_1 \cdot (\boldsymbol{u}_2 \wedge \boldsymbol{u}_3)$  est égale au volume du parallélépipède dont trois arêtes issues d'un même sommet sont égales à  $\boldsymbol{u}_1, \boldsymbol{u}_2, \boldsymbol{u}_3$ .

#### Exercices.

Soient  $\boldsymbol{u}_1, \, \boldsymbol{u}_2, \, \boldsymbol{u}_3$  trois vecteurs.

1. Montrer que (avec la convention de sommation des indices répétés)

$$\boldsymbol{u}_1 \cdot (\boldsymbol{u}_2 \wedge \boldsymbol{u}_3) = \varepsilon_{ijk} (\boldsymbol{u}_1)_i (\boldsymbol{u}_2)_j (\boldsymbol{u}_3)_k$$
(1.2.3)

2. Montrer que pour tout  $p, q, r \in \{1, 2, 3\}$ ,

$$\boldsymbol{u}_p \cdot (\boldsymbol{u}_q \wedge \boldsymbol{u}_r) = \varepsilon_{pqr} \boldsymbol{u}_1 \cdot (\boldsymbol{u}_2 \wedge \boldsymbol{u}_3)$$
(1.2.4)

3. En déduire que (avec la convention de sommation des indices répétés)

$$\varepsilon_{pqr} \boldsymbol{u}_p \cdot (\boldsymbol{u}_q \wedge \boldsymbol{u}_r) = 6 \ \boldsymbol{u}_1 \cdot (\boldsymbol{u}_2 \wedge \boldsymbol{u}_3),$$

.

(Indication : utiliser (1.1.11)),

puis que

$$\boldsymbol{u}_1 \cdot (\boldsymbol{u}_2 \wedge \boldsymbol{u}_3) = \frac{1}{6} \varepsilon_{pqr} \boldsymbol{u}_p \cdot (\boldsymbol{u}_q \wedge \boldsymbol{u}_r) \quad . \tag{1.2.5}$$

#### **1.2.3** Application au calcul du déterminant d'une matrice $3 \times 3$ .

Soit A une matrice  $3 \times 3$  et  $u_1, u_2, u_3$  ses vecteurs colonne, définis par :

$$\boldsymbol{u}_{1} := \begin{pmatrix} A_{11} \\ A_{21} \\ A_{31} \end{pmatrix}, \qquad \boldsymbol{u}_{2} := \begin{pmatrix} A_{12} \\ A_{22} \\ A_{32} \end{pmatrix}, \qquad \boldsymbol{u}_{3} := \begin{pmatrix} A_{13} \\ A_{23} \\ A_{33} \end{pmatrix}.$$
(1.2.6)

On a donc

$$A_{ij} = (\boldsymbol{u}_j)_i. \tag{1.2.7}$$

Definition 1.2.1. On appelle déterminant de A le scalaire det A défini par

$$\det \boldsymbol{A} = \boldsymbol{u}_1 \cdot (\boldsymbol{u}_2 \wedge \boldsymbol{u}_3). \tag{1.2.8}$$

Théorème 1.2.1. Avec la convention de sommation des indices répétés,

$$\det \mathbf{A} = \frac{1}{6} \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{pqr} A_{ip} A_{jq} A_{kr}.$$
 (1.2.9)

 $D{\'e}monstration.$ 

$$\det \mathbf{A} = \mathbf{u}_{1} \cdot (\mathbf{u}_{2} \wedge \mathbf{u}_{3})$$

$$= \frac{1}{6} \varepsilon_{pqr} \mathbf{u}_{p} \cdot (\mathbf{u}_{q} \wedge \mathbf{u}_{r}) \qquad \text{d'après (1.2.5)}$$

$$= \frac{1}{6} \varepsilon_{pqr} \varepsilon_{ijk} (\mathbf{u}_{p})_{i} (\mathbf{u}_{q})_{j} (\mathbf{u}_{r})_{k}$$

$$= \frac{1}{6} \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{pqr} A_{ip} A_{jq} A_{kr} \qquad \text{d'après (1.2.7)}$$

Exercices

1. Montrer que

$$\det \boldsymbol{A}^t = \det \boldsymbol{A}. \tag{1.2.10}$$

Indication : utiliser (1.2.9).

2. Montrer que (avec la convention de sommation des indices répétés)

$$\varepsilon_{pqr} \det \mathbf{A} = \varepsilon_{ijk} A_{ip} A_{jq} A_{kr}.$$
 (1.2.11)

Indication : utiliser (1.2.4) et (1.2.8).

3. Montrer que (avec la convention de sommation des indices répétés)

$$\varepsilon_{pqr} \det \mathbf{A} = \varepsilon_{ijk} A_{pi} A_{qj} A_{rk}. \tag{1.2.12}$$

Indication : utiliser (1.2.10) et (1.2.11).

4. Montrer que

$$\det(\boldsymbol{A}\boldsymbol{B}) = \det \boldsymbol{A} \det \boldsymbol{B}$$

Indication : utiliser (1.2.9), (1.2.11) et (1.2.12).

5. Montrer que

$$Au \cdot (Av \wedge Aw) = (\det A)(u \cdot (v \wedge w)).$$

Indication : utiliser (1.2.3) et (1.2.12).

# 1.3 Matrices symétriques

Une matrice  $n \times n \; \pmb{S}$  est dite symétrique si

 $S^t = S.$ 

#### Exercice

Soit  $\boldsymbol{S}$  une matrice  $n \times n$ . Montrer que

$$S^t = S \iff u \cdot Sv = Su \cdot v \qquad \forall u, v \in \mathbb{R}^n.$$
 (1.3.1)

Indication :  $\Rightarrow$  résulte de (1.1.2).  $\Leftarrow$  : choisir ( $\boldsymbol{u}, \boldsymbol{v}$ ) = ( $\boldsymbol{e}_i, \boldsymbol{e}_j$ ).

#### **Résultat** principal

**Théorème 1.3.1.** Une matrice réelle  $n \times n S$  est symétrique si et seulement si elle admet une base orthonormée de vecteurs propres.

Démonstration. Appelons  $\mathcal{H}_n$  cette propriété.  $\mathcal{H}_1$  est vraie. Supposons  $\mathcal{H}_n$  et soit S une matrice symétrique  $(n + 1) \times (n + 1)$  à coefficients réels. Soit  $\lambda \in \mathbb{C}$  une racine complexe du polynôme caractéristique de S et  $u \in \mathbb{C}^n$  un vecteur propre associé à  $\lambda$  (i.e.,  $Su = \lambda u$ ). On a d'une part, en employant la règle de sommation de 1 à n + 1 des indices répétés,

$$\overline{\boldsymbol{u}} \cdot \boldsymbol{S} \boldsymbol{u} = \overline{\boldsymbol{u}} \cdot \lambda \boldsymbol{u} = \lambda \overline{u}_i u_i = \lambda |\boldsymbol{u}|^2,$$

et d'autre part, puisque  $\overline{\boldsymbol{S}} = \boldsymbol{S}$ ,

$$\overline{\boldsymbol{u}} \cdot \boldsymbol{S} \boldsymbol{u} = \overline{u}_i (\boldsymbol{S} \boldsymbol{u})_i = \overline{u}_i S_{ij} u_j = \overline{u}_i S_{ji} u_j = (\overline{S}_{ji} \overline{u}_i) u_j = \overline{(\boldsymbol{S} \boldsymbol{u})}_j u_j = \overline{(\boldsymbol{S} \boldsymbol{u})} \cdot \boldsymbol{u} = \overline{\lambda} |\boldsymbol{u}|^2,$$

donc, puisque  $\boldsymbol{u} \neq 0$  (car c'est un vecteur propre),  $\overline{\lambda} = \lambda$ . On déduit que  $\lambda \in \mathbb{R}$  (et que toutes les racines du polynôme caractéristique de  $\boldsymbol{S}$  sont réelles).

Donc il existe un vecteur propre normé  $\pmb{u}_1 \in \mathbb{R}^{n+1}$  de  $\pmb{S}$  associé à  $\lambda.$  Posons

$$H = \{ \boldsymbol{v} \in \mathbb{R}^{n+1}, \quad \boldsymbol{u}_1 \cdot \boldsymbol{v} = 0. \}$$

Si  $\boldsymbol{v} \in H$ , alors puisque  $\boldsymbol{S} = \boldsymbol{S}^t$ ,

$$\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{S} \boldsymbol{v} = \boldsymbol{S}^t \boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{v} = \boldsymbol{S} \boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{v} = \lambda \boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{v} = 0,$$

 $\operatorname{donc}$ 

$$SH \subset H.$$

L'espace H étant de dimension n, l'hypothèse de récurrence  $\mathcal{H}_n$  s'applique : il existe une base orthonormée  $(\boldsymbol{u}_2, ..., \boldsymbol{u}_{n+1})$  de H de vecteurs propres de la restriction de  $\boldsymbol{S}$  à H. Alors,  $(\boldsymbol{u}_1, ..., \boldsymbol{u}_{n+1})$  est une base orthonormée de H de vecteurs propres de  $\boldsymbol{S}$ .

#### Exercice

Soit S une matrice symétrique et soit  $(s_1, s_2, ..., s_n)$  une base orthonormée formée de vecteurs propres de S associées aux valeurs propres  $\lambda_1, \lambda_2, ..., \lambda_n$ . Montrer que

$$\boldsymbol{S} = \sum_{k=1}^{n} \lambda_k \boldsymbol{s}_k \otimes \boldsymbol{s}_k. \tag{1.3.2}$$

Indication : tester  $\sum_{k=1}^{n} \lambda_k \mathbf{s}_k \otimes \mathbf{s}_k$  sur les vecteurs de la base  $(\mathbf{s}_1, \mathbf{s}_2, ..., \mathbf{s}_n)$ .

# 1.4 Opérateurs différentiels courants.

Toutes les fonctions et champs vectoriels ou matriciels considérés dans ce qui suit sont supposés indéfiniment dérivables.

#### 1.4.1 Laplacien d'un champ scalaire

Le Laplacien d'un champ scalaire  $f: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}$  est le champ scalaire  $\Delta f: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}$  défini par

$$\Delta f := \sum_{i=1}^{3} \frac{\partial^2 f}{\partial x_i^2} = \sum_{i=1}^{3} f_{,ii}$$

#### 1.4.2 Divergence d'un champ vectoriel

La divergence d'un champ vectoriel  $\boldsymbol{u}: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^3$  est le champ scalaire div  $\boldsymbol{u}: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}$  défini par

div 
$$\boldsymbol{u} := \sum_{i=1}^{3} \frac{\partial u_i}{\partial x_i} = \sum_{i=1}^{3} u_{i,i}.$$

#### 1.4.3 Gradient d'un champ scalaire

Le gradient d'un champ scalaire  $f: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}$  est le champ vectoriel  $\nabla f: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^3$  défini par

$$\boldsymbol{\nabla} f := \sum_{i=1}^{3} \frac{\partial f}{\partial x_i} \boldsymbol{e}_i,$$

ce qui s'écrit encore

$$\boldsymbol{\nabla} f = \begin{pmatrix} \frac{\partial f}{\partial x_1} \\ \frac{\partial f}{\partial x_2} \\ \frac{\partial f}{\partial x_3} \end{pmatrix}.$$

#### 1.4.4 Rotationnel d'un champ vectoriel

La rotationnel d'un champ vectoriel  $\boldsymbol{u}: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^3$  est le champ vectoriel  $\mathbf{rot} \, \boldsymbol{u}: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^3$  défini par

$$\operatorname{rot} \boldsymbol{u} = \left(\frac{\partial u_3}{\partial x_2} - \frac{\partial u_2}{\partial x_3}\right) \boldsymbol{e}_1 + \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_3} - \frac{\partial u_3}{\partial x_1}\right) \boldsymbol{e}_2 + \left(\frac{\partial u_2}{\partial x_1} - \frac{\partial u_1}{\partial x_2}\right) \boldsymbol{e}_3.$$

On peut encore écrire, formellement,

$$\operatorname{rot} \boldsymbol{u} = \begin{pmatrix} \frac{\partial u_3}{\partial x_2} - \frac{\partial u_2}{\partial x_3}\\ \frac{\partial u_1}{\partial x_3} - \frac{\partial u_3}{\partial x_1}\\ \frac{\partial u_2}{\partial x_1} - \frac{\partial u_1}{\partial x_2} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial}{\partial x_1}\\ \frac{\partial}{\partial x_2}\\ \frac{\partial}{\partial x_3} \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} u_1\\ u_2\\ u_3 \end{pmatrix} = \boldsymbol{\nabla} \wedge \boldsymbol{u}$$

Remarque 1.4.1. On déduit de l'exercice 1.2.1 que

$$\mathbf{rot}\, oldsymbol{u} = \sum_{i,j,k=1}^{3} arepsilon_{ijk} u_{k,j} oldsymbol{e}_i.$$

#### 1.4.5 Gradient d'un champ vectoriel

Le gradient d'un champ vectoriel  $\boldsymbol{u}: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^3$  est le champ matriciel  $\boldsymbol{\nabla u}: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{M}_{3 \times 3}$  défini par

$$oldsymbol{
abla} oldsymbol{
abla} := \sum_{i,j=1}^3 rac{\partial u_i}{\partial x_j} oldsymbol{e}_i \otimes oldsymbol{e}_j$$

ce qui s'écrit encore

$$\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u} = \begin{pmatrix} \frac{\partial u_1}{\partial x_1} & \frac{\partial u_1}{\partial x_2} & \frac{\partial u_1}{\partial x_3} \\ \frac{\partial u_2}{\partial x_1} & \frac{\partial u_2}{\partial x_2} & \frac{\partial u_2}{\partial x_3} \\ \frac{\partial u_3}{\partial x_1} & \frac{\partial u_3}{\partial x_2} & \frac{\partial u_3}{\partial x_3} \end{pmatrix}.$$
(1.4.1)

#### Exercice.

Soit un champ vectoriel  $\pmb{u}:\mathbb{R}^3\to\mathbb{R}^3.$  Montrer que

$$\operatorname{rot} \boldsymbol{u} = \begin{pmatrix} -(\nabla \boldsymbol{u} - \nabla^t \boldsymbol{u})_{23} \\ (\nabla \boldsymbol{u} - \nabla^t \boldsymbol{u})_{13} \\ -(\nabla \boldsymbol{u} - \nabla^t \boldsymbol{u})_{12} \end{pmatrix}.$$
(1.4.2)

#### 1.4.6 Divergence d'un champ matriciel

La divergence d'un champ matriciel  $\boldsymbol{A}: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{M}_{3 \times 3}$  est le champ vectoriel  $\mathbf{div} \boldsymbol{A}: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^3$  défini par

$$\mathbf{div} \boldsymbol{A} := \sum_{i,j=1}^{3} \frac{\partial A_{ij}}{\partial x_j} \boldsymbol{e}_i = \sum_{i,j=1}^{3} A_{ij,j} \boldsymbol{e}_i,$$

ce qui s'écrit encore

$$\mathbf{div}\boldsymbol{A} = \begin{pmatrix} \frac{\partial A_{11}}{\partial x_1} + \frac{\partial A_{12}}{\partial x_2} + \frac{\partial A_{13}}{\partial x_3} \\ \frac{\partial A_{21}}{\partial x_1} + \frac{\partial A_{22}}{\partial x_2} + \frac{\partial A_{23}}{\partial x_3} \\ \frac{\partial A_{31}}{\partial x_1} + \frac{\partial A_{32}}{\partial x_2} + \frac{\partial A_{33}}{\partial x_3} \end{pmatrix}.$$

La  $i^{eme}$  composante de **div**A est égale à la divergence de la  $i^{eme}$  ligne de **A**.

#### 1.4.7 Laplacien d'un champ vectoriel

Le Laplacien d'un champ vectoriel  $\boldsymbol{u}: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^3$  est le champ vectoriel  $\boldsymbol{\Delta u}: \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^3$  défini par

$$\boldsymbol{\Delta u} = \sum_{i=1}^{3} \Delta u_i \boldsymbol{e}_i.$$

Les composantes du vecteur  $\Delta u$  sont les laplaciens des composantes de u.

#### 1.4.8 Exercices.

1. Vérifier qu'en utilisant la convention de sommation des indices répétés et la notation simplifiée des dérivées partielles, on obtient les formules suivantes :

$$\Delta f = f_{,ii},$$
  
div  $\boldsymbol{u} = u_{i,i},$   
 $\boldsymbol{\nabla} f = f_{,i}\boldsymbol{e}_i,$   
rot  $\boldsymbol{u} = \varepsilon_{ijk}u_{k,j}\boldsymbol{e}_i,$   
 $\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u} = u_{i,j}\boldsymbol{e}_i \otimes \boldsymbol{e}_j,$   
div $\boldsymbol{A} = A_{ij,j}\boldsymbol{e}_i.$ 

2. Montrer que

$$\operatorname{rot} \nabla f = 0. \tag{1.4.3}$$

3. Montrer que

$$\operatorname{div} \operatorname{\mathbf{rot}} \boldsymbol{u} = 0. \tag{1.4.4}$$

4. Montrer que

$$(\mathbf{rot}\,\boldsymbol{u})\wedge\boldsymbol{u} = (\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u})\boldsymbol{u} - \frac{1}{2}\boldsymbol{\nabla}(|\boldsymbol{u}|^2).$$
 (1.4.5)

5. Montrer que

$$\operatorname{rot}(\operatorname{rot} \boldsymbol{u}) = \boldsymbol{\nabla} \operatorname{div} \boldsymbol{u} - \Delta \boldsymbol{u}$$

#### 1.4.9 Exercices supplémentaires.

1. Montrer que

$$\nabla(fg) = f\nabla g + g\nabla f.$$

2. Montrer que

 $\boldsymbol{\nabla} f \wedge \boldsymbol{\nabla} g = \mathbf{rot} \left( f \boldsymbol{\nabla} g \right) = -\mathbf{rot} \left( g \boldsymbol{\nabla} f \right).$ 

(Utiliser (1.4.3)).

3. Montrer que

div  $(f\boldsymbol{u}) = (\boldsymbol{\nabla} f) \cdot \boldsymbol{u} + f \operatorname{div} \boldsymbol{u}.$ 

4. Montrer que

$$\mathbf{rot}\,(f\boldsymbol{u})=f\mathbf{rot}\,\boldsymbol{u}+\boldsymbol{\nabla}f\wedge\boldsymbol{u}.$$

5. Montrer que

div  $(\boldsymbol{u} \wedge \boldsymbol{v}) = (\mathbf{rot}\,\boldsymbol{u}) \cdot \boldsymbol{v} - (\mathbf{rot}\,\boldsymbol{v}) \cdot \boldsymbol{u}.$ 

6. Montrer que

$$[\mathbf{rot} (\boldsymbol{u} \wedge \boldsymbol{v})]_i = (\boldsymbol{u}_i \boldsymbol{v}_j)_{,j} - (\boldsymbol{u}_j \boldsymbol{v}_i)_{,j}.$$

En déduire que

$$\mathbf{rot}\,(\boldsymbol{u}\wedge\boldsymbol{v})=(\mathrm{div}\,\,\boldsymbol{v})\boldsymbol{u}+(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u})\boldsymbol{v}-(\mathrm{div}\,\,\boldsymbol{u})\boldsymbol{v}-(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v})\boldsymbol{u}.$$

7. Montrer que

$$abla (u \cdot v) = u \wedge (\operatorname{rot} v) + v \wedge (\operatorname{rot} u) + (\nabla v)u + (\nabla u)v$$

8. Soit  $\boldsymbol{O}$  une matrice  $3 \times 3$  orthogonale (i.e. vérifiant  $\boldsymbol{O}^t \boldsymbol{O} = I$ ). Montrer que

$$\Delta(u(\mathbf{O}x)) = (\Delta u)(\mathbf{O}x).$$

En particulier,

$$\Delta u = 0$$
 et  $v(x) := u(\mathbf{O}x) \implies \Delta v = 0.$ 

 $\boldsymbol{a}$ 

**Théorème 1.4.1** (Lemme de Poincaré). Soit U un ouvert convexe de  $\mathbb{R}^n$ . On a l'équivalence

En particulier, si n = 3

$$[\boldsymbol{a} \in C^1(U, \mathbb{R}^3), \text{ rot } \boldsymbol{a} = 0] \iff [\exists f \in C^2(U), \quad \boldsymbol{a} = \boldsymbol{\nabla} f].$$
 (1.4.7)

 $\begin{array}{ll} D\acute{e}monstration. \ \Leftarrow & \ \mathrm{Si} \ \pmb{a} = \pmb{\nabla}\varphi, \ \mathrm{d'après} \ \mathrm{le} \ \mathrm{th\acute{e}or\grave{e}me} \ \mathrm{de} \ \mathrm{Schwarz}, \ a_{i,j} - a_{j,i} = (\varphi_{,i})_{,j} - (\varphi_{,j})_{,i} = 0. \\ \Rightarrow & \ \mathrm{Soit} \ \pmb{a} \in C^1(U, \mathbb{R}^n) \ \mathrm{tel} \ \mathrm{que} \end{array}$ 

$$a_{i,j} = a_{j,i} \quad \forall \ (i,j) \in \{1,2,...,n\}^2.$$
 (1.4.8)

On pose

$$\varphi(t,x) := \sum_{i=1}^{n} x_i a_i(tx).$$
(1.4.9)

On a

$$\forall j \in \{1, 2, .., n\}, \quad \varphi_{,j}(t, x) = a_j(tx) + t \sum_{i=1}^n x_i a_{i,j}(tx).$$

D'après (1.4.8),

$$\forall j \in \{1, 2, .., n\}, \quad \varphi_{,j}(t, x) = a_j(tx) + t \sum_{i=1}^n x_i a_{j,i}(tx), \tag{1.4.10}$$

d'où

$$\forall j \in \{1, 2, ..., n\}, \quad \varphi_{,j}(t, x) = \frac{\partial}{\partial t}(ta_j(tx)). \tag{1.4.11}$$

On pose

$$f(x) := \int_{t=0}^{1} \varphi(t, x) dt.$$

On a

$$\frac{\partial f}{\partial x_j} = \frac{\partial}{\partial x_j} \left( \int_{t=0}^1 \varphi(t, x) dt \right)$$

$$= \int_{t=0}^1 \frac{\partial}{\partial x_j} \varphi(t, x) dt \qquad \text{d'après la formule de dérivation d'une intégrale paramétrée,}$$

$$= \int_{t=0}^1 \frac{\partial}{\partial t} (ta_j(tx)) dt \qquad \text{d'après (1.4.11),}$$

$$= [ta_j(tx)]_{t=0}^1$$

$$= a_j(x),$$

$$(1.4.12)$$

d'où

$$\boldsymbol{a} = \boldsymbol{\nabla} f \qquad \text{avec} \qquad f(x) := \int_{t=0}^{1} \left( \sum_{i=1}^{n} x_i a_i(tx) \right) dt. \tag{1.4.13}$$

#### 1.4.11 Version bidimensionelle du Lemme de Poincaré .

**Corollaire 1.4.1.** Soit V un ouvert convexe de  $\mathbb{R}^2$ . Montrer l'équivalence

$$\begin{bmatrix} \boldsymbol{b} \in C^1(V; \mathbb{R}^2), \quad b_{1,1} + b_{2,2} = 0 \end{bmatrix} \iff \exists f(x_1, x_2) \in C^2(V), \quad \begin{cases} b_1 = f_{,2} \\ b_2 = -f_{,1}. \end{cases}$$
(1.4.14)

 $D\acute{e}monstration. \Rightarrow$  Résulte du théorème de Schwarz.

 $\Rightarrow \quad \text{Posons } U = V \times \mathbb{R}. \text{ Le champ } \boldsymbol{a} = \begin{pmatrix} -b_2 \\ b_1 \\ 0 \end{pmatrix} \text{ vérifie } a_{i,j} = a_{j,i} \quad \forall \ (i,j) \in \{1,2,3\} \text{ donc, d'après} \\ (1.4.6), \text{ il existe } f \in C^2(U) \text{ telle que} \\ \begin{pmatrix} a_1 \\ a_2 \\ 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} f_{,1} \\ f_{,2} \\ f_{,3} \end{pmatrix}.$ 

 $\begin{array}{c} & \left( \begin{array}{c} 0 \end{array} \right) \\ \hline \\ f_{,3} \end{array} \right) \\ \text{Donc } f_{,3} = 0 \ (\text{i. e. } f = f(x_1, x_2)), \ b_1 = a_2 = f_{,2}, \ \text{et } b_2 = -a_1 = -f_{,1}. \end{array}$ 

#### 1.4.12 Variante du Lemme de Poincaré.

**Théorème 1.4.2.** Soit U est un ouvert convexe de  $\mathbb{R}^3$ . On a l'équivalence

$$[\boldsymbol{a} \in C^1(U; \mathbb{R}^3), \text{ div } \boldsymbol{a} = 0] \iff [\exists \boldsymbol{u} \in C^2(U; \mathbb{R}^3), \quad \boldsymbol{a} = \operatorname{rot} \boldsymbol{u}.]$$
 (1.4.15)

 $D\acute{e}monstration. \iff : voir (1.4.4).$ 

 $\Rightarrow$ : difficile. Voir [7, 11.4].

### 1.5 Formule de Stokes

La formule de Stokes est l'analogue tri-dimensionnel de la formule fondamentale de l'analyse :  $f(b) - f(a) = \int_a^b f'(t) dt$ . Elle joue un rôle très important en mécanique. Elle s'écrit, notant  $d\mathcal{H}^2$  l'élément de surface et  $d\mathcal{H}^3$  l'élément de volume,

$$\int_{U} \frac{\partial f}{\partial x_i} d\mathcal{H}^3 = \int_{\partial U} f n_i d\mathcal{H}^2,$$

où encore

$$\int_{U} f_{,i} d\mathcal{H}^{3} = \int_{\partial U} f n_{i} d\mathcal{H}^{2}.$$
(1.5.1)

Ici, U est une portion d'espace,  $\partial U$  désigne le bord de U,  $\boldsymbol{n}$  désigne la normale extérieure à  $\partial U$ , et  $n_i := \boldsymbol{n}.\boldsymbol{e}_i$  est la  $i^{ieme}$  composante de  $\boldsymbol{n}$ .

#### 1.5.1 Manipulations

1. Montrer que

$$\int_{U} \nabla f d\mathcal{H}^3 = \int_{\partial U} f \boldsymbol{n} d\mathcal{H}^2.$$

2. Montrer que

$$\int_U \mathbf{rot} \ oldsymbol{u} d\mathcal{H}^3 = \int_{\partial U} oldsymbol{n} \wedge oldsymbol{u} d\mathcal{H}^2$$

3. Montrer que

$$\int_U \operatorname{div} \boldsymbol{u} d\mathcal{H}^3 = \int_{\partial U} \boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{n} d\mathcal{H}^2.$$

4. Montrer que

$$\int_{U} \nabla \boldsymbol{u} d\mathcal{H}^{3} = \int_{\partial U} \boldsymbol{u} \otimes \boldsymbol{n} d\mathcal{H}^{2}, \quad ((\boldsymbol{u} \otimes \boldsymbol{n})_{ij} := u_{i} n_{j}).$$

5. Montrer que

$$\int_U {
m div} {m S} d{m {\cal H}}^3 = \int_{\partial U} {m S} {m n} d{m {\cal H}}^2$$

6. Montrer que

$$\int_{U} f \triangle g d\mathcal{H}^{3} = \int_{\partial U} f \frac{\partial g}{\partial n} d\mathcal{H}^{2} - \int_{U} \nabla f \cdot \nabla g d\mathcal{H}^{3}, \quad \left(\frac{\partial g}{\partial n} := \nabla g \cdot \boldsymbol{n}.\right)$$

7. Montrer que

$$\int_{U} (f \triangle g - g \triangle f) d\mathcal{H}^3 = \int_{\partial U} \left( f \frac{\partial g}{\partial n} - g \frac{\partial f}{\partial n} \right) d\mathcal{H}^2 \quad (\text{ formule de Green}).$$

# 1.6 Compléments : matrice des cofacteurs ; théorème de décomposition polaire

Les notions abordées dans cette section sont importantes mais ne sont pas nécessaires à la compréhension de la suite du cours.

#### 1.6.1 Exercice : matrice des cofacteurs (ou comatrice)

Soit A une matrice  $3 \times 3$  de vecteurs colonne  $u_1, u_2, u_3$  (voir (1.2.6)). On appelle matrice des cofacteurs (ou comatrice) de A, la matrice  $3 \times 3$ , notée **Cof**A, dont les vecteurs colonne sont  $u_2 \wedge u_3, u_3 \wedge u_1, u_1 \wedge u_2$ :

$$\begin{pmatrix} (Cof A)_{11} \\ (Cof A)_{21} \\ (Cof A)_{31} \end{pmatrix} = \mathbf{u}_2 \wedge \mathbf{u}_3, \qquad \begin{pmatrix} (Cof A)_{12} \\ (Cof A)_{22} \\ (Cof A)_{32} \end{pmatrix} = \mathbf{u}_3 \wedge \mathbf{u}_1, \qquad \begin{pmatrix} (Cof A)_{13} \\ (Cof A)_{23} \\ (Cof A)_{33} \end{pmatrix} = \mathbf{u}_1 \wedge \mathbf{u}_2. \qquad (1.6.1)$$

1. Montrer que

$$egin{aligned} oldsymbol{u}_2 \wedge oldsymbol{u}_3 &= rac{1}{2}arepsilon_{1pq}oldsymbol{u}_p \wedge oldsymbol{u}_q, \ oldsymbol{u}_3 \wedge oldsymbol{u}_1 &= rac{1}{2}arepsilon_{2pq}oldsymbol{u}_p \wedge oldsymbol{u}_q, \ oldsymbol{u}_1 \wedge oldsymbol{u}_2 &= rac{1}{2}arepsilon_{3pq}oldsymbol{u}_p \wedge oldsymbol{u}_q. \end{aligned}$$

2. En déduire que

$$(oldsymbol{CofA})_{ij} = \left(rac{1}{2}arepsilon_{jpq}oldsymbol{u}_p\wedgeoldsymbol{u}_q
ight)_i$$

puis que

$$(CofA)_{ij} = \frac{1}{2} \varepsilon_{imn} \varepsilon_{jpq} A_{mp} A_{nq}.$$
(1.6.2)

3. Montrer que

$$(\pmb{CofA})^t = (\pmb{CofA}^t)$$

4. Montrer que

$$\boldsymbol{A}(\boldsymbol{Cof}\boldsymbol{A}^t) = (\det \boldsymbol{A})\boldsymbol{I},\tag{1.6.3}$$

En déduire que si  $\boldsymbol{A}$  est inversible,

$$A^{-1} = \frac{1}{\det A} Cof A.$$

5. Montrer que

$$Cof(AB) = CofA CofB.$$

6. En déduire que si A est inversible,  $CofA Cof(A^{-1}) = I$ , donc Cof(A) est inversible et

$$(Cof A)^{-1} = Cof(A^{-1}).$$

7. Montrer que

$$Au \wedge Av = (CofA)(u \wedge v).$$
(1.6.4)

8. Montrer que

 $\operatorname{div}\left(\boldsymbol{Cof}(\boldsymbol{\nabla u})\right) = 0.$ 

Indication : utiliser (1.6.2).

#### **1.6.2** Exercice : théorème de décomposition polaire d'une matrice $n \times n$

Le but de cet exercice est de montrer le résultat suivant :

**Théorème 1.6.1** (théorème de décomposition polaire). Pour toute matrice  $n \times n A$ , il existe des matrices symétriques S et  $\tilde{S}$ , et une matrice orthogonale Q telles que  $A = QS = \tilde{S}Q$ . Autrement dit, il existe des matrices  $n \times n S$ ,  $\tilde{S}$  et Q telles que

$$\boldsymbol{A} = \boldsymbol{Q}\boldsymbol{S} = \tilde{\boldsymbol{S}}\boldsymbol{Q}, \qquad \boldsymbol{S}^t = \boldsymbol{S}, \qquad \tilde{\boldsymbol{S}}^t = \tilde{\boldsymbol{S}}, \qquad \boldsymbol{Q}^t\boldsymbol{Q} = \boldsymbol{I}.$$
 (1.6.5)

Il suffit de démontrer ce théorème lorsque A est inversible. La densité des matrices inversibles dans l'ensemble des matrices permet ensuite de conclure. On fixe donc une matrice inversible A. On pose

$$\boldsymbol{C} = \boldsymbol{A}^t \boldsymbol{A}.\tag{1.6.6}$$

1. Vérifier que  $\pmb{C}$  est symétrique, que det  $\pmb{C}=(\det \pmb{A})^2>0,$  que les valeurs propres de  $\pmb{C}$  sont non nulles, et

$$\boldsymbol{a} \cdot (\boldsymbol{C}\boldsymbol{b}) = (\boldsymbol{A}\boldsymbol{a}) \cdot (\boldsymbol{A}\boldsymbol{b}) \qquad \forall \boldsymbol{a}, \boldsymbol{b} \in \mathbb{R}^n.$$
 (1.6.7)

2. Montrer que pour toute base orthonormée  $(c_1, c_2, ..., c_n)$  de  $\mathbb{R}^n$  et pour toute matrice B, on a

$$\boldsymbol{B} = \sum_{k=1}^{n} (\boldsymbol{B}\boldsymbol{c}_k) \otimes \boldsymbol{c}_k \tag{1.6.8}$$

3. Soit  $(\boldsymbol{c}_1, \boldsymbol{c}_2, ..., \boldsymbol{c}_n)$  une base orthonormée de  $\mathbb{R}^n$  des vecteurs propres de  $\boldsymbol{C}$  associés aux valeurs propres  $\lambda_1, \lambda_2, ..., \lambda_n$ , c'est à dire  $\boldsymbol{C}\boldsymbol{c}_k = \lambda_k \boldsymbol{c}_k$  pour tout  $k \in \{1, 2, ..., n\}$  (voir Théorème 1.3.1). Monter que

$$\lambda_k |\boldsymbol{c}_k|^2 = \boldsymbol{c}_k \cdot (\boldsymbol{C}\boldsymbol{c}_k) = (\boldsymbol{A}\boldsymbol{c}_k) \cdot (\boldsymbol{A}\boldsymbol{c}_k) = |\boldsymbol{A}\boldsymbol{c}_k|^2 \quad (\text{sans sommation}) \quad \forall k \in \{1, 2, ..., n\}.$$

En déduire que les valeurs propres de C sont strictement positives.

4. On pose

$$\boldsymbol{d}_k = \boldsymbol{A}\boldsymbol{c}_k \qquad \forall k \in \{1, 2, ..., n\}.$$

Montrer que

$$\boldsymbol{d}_i \cdot \boldsymbol{d}_j = \lambda_i \delta_{ij}$$
 (sans sommation)  $\forall i, j \in \{1, 2, ..., n\}$ 

En déduire que  $\left(\frac{1}{\sqrt{\lambda_1}}\boldsymbol{d}_1, \frac{1}{\sqrt{\lambda_2}}\boldsymbol{d}_2, ..., \frac{1}{\sqrt{\lambda_n}}\boldsymbol{d}_n\right)$  est une base orthonormée de  $\mathbb{R}^n$ . 5. On pose

$$\boldsymbol{S} = \sum_{k=1}^{n} \sqrt{\lambda_k} \boldsymbol{c}_k \otimes \boldsymbol{c}_k, \qquad \tilde{\boldsymbol{S}} = \sum_{k=1}^{n} \boldsymbol{d}_k \otimes \frac{1}{\sqrt{\lambda_k}} \boldsymbol{d}_k \qquad \boldsymbol{Q} = \sum_{k=1}^{n} \frac{1}{\sqrt{\lambda_k}} \boldsymbol{d}_k \otimes \boldsymbol{c}_k.$$
(1.6.9)

Montrer que  ${\pmb S}$  et  $\tilde{{\pmb S}}$  sont symétriques, que  ${\pmb Q}$  est orthogonale, et que

$$A = QS = \tilde{S}Q.$$

# Chapitre 2

# Cinématique des milieux continus

On désigne par milieu continu tout liquide, gaz ou solide, déformable ou non, quand on le considère d'un point de vue macroscopique, par opposition à une description corpusculaire.

#### 2.1Définition du mouvement d'un milieu continu.

On considère un milieu continu en mouvement, qui occupe à chaque instant t une région  $\Omega(t)$  de l'espace. On se place dans le cadre de la mécanique classique, non relativiste. Le mouvement du milieu continu est défini complètement si, pour chaque instant t et pour chaque point matériel M(t) du milieu (se déplaçant au cours du temps) on connait l'application qui à la position X du point à l'instant 0 associe

sa position x à l'instant t. Les coordonnées  $X := \begin{pmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{pmatrix}$  point matériel à l'instant t = 0 sont appelées ses

coordonnées de Lagrange, et les coordonnées  $x := \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{pmatrix}$  point matériel à l'instant t sont appelées ses coordonnées d'Eulor. Dans la mit

ses coordonnées d'Euler. Dans la suite, on notera

$$\boldsymbol{f}: (X,t) \in \Omega(0) \times \mathbb{R} \to \boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t) \in \Omega(t)$$
(2.1.1)

l'application qui donne les coordonnées d'Euler x = f(X, t) en fonction du temps t et des coordonnées de Lagrange X. On supposer dans la suite que f est indéfiniment différentiable, et que pour tout t fixé, l'application  $X \in \Omega(0) \to f(X, t)$  est une bijection de  $\Omega(0)$  sur  $\Omega(t)$ , dont la bijection réciproque sera notée  $\boldsymbol{g}(x,t)$ . L'application  $\boldsymbol{g}$  est donc définie par

$$\boldsymbol{g}(\boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t),t) = X \qquad \forall X \in \Omega(0). \tag{2.1.2}$$

On supposer aaussi que g est indéfiniment différentiable.

#### Definition 2.1.1.

1. On appelle trajectoire d'un point matériel l'ensemble des positions de l'espace qu'il occupe au cours du temps. Si X représente les coordonnées de Lagrange du point matériel, sa trajectoire est la courbe de l'espace donnée par

$$\operatorname{Traj}(X) := \{ \boldsymbol{f}(\boldsymbol{X}, t), \quad t \in \mathbb{R} \}$$

2. Soit P un point fixe de l'espace et soit  $t_1$  un réel fixé. On appelle ligne d'émission de P à l'instant  $t_1$  l'ensemble des positions à l'instant  $t_1$  de tous les points matériels qui sont passé par la position P à un instant antérieur. Si x<sub>P</sub> représente les coordonnées de P, la lique d'émission de P à l'instant  $t_1$  est la courbe de l'espace donnée par

Emission
$$(P, t_1) := \{ \boldsymbol{f}(\boldsymbol{g}(x_p, t), t_1), t \in [0, t_1] \}.$$

3. On appelle ligne de courant à l'instant  $t_1$  toute courbe incluse dans  $\Omega(t_1)$  et telle que la vitesse à l'instant t de tout point matériel situé sur la courbe soit tangente à la courbe.

#### 2.2 Vitesse.

La vitesse à l'instant t d'un point matériel M(t) occupant la position X à l'instant 0 est donnée par  $\boldsymbol{v}(M(t)) = \frac{\partial}{\partial t} \boldsymbol{f}(\boldsymbol{X}, t)$ . On note

$$\boldsymbol{v}: (X,t) \in \Omega(0) \times \mathbb{R} \to \boldsymbol{v}(X,t) := \frac{\partial}{\partial t} \boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t),$$
 (2.2.1)

l'application qui associe au couple (X, t) la vitesse à l'instant t du point matériel de coordonnées lagrangiennes X.

On note

$$\boldsymbol{v}: (x,t) \in \Omega(t) \times \mathbb{R} \to \boldsymbol{v}(x,t) := \boldsymbol{v}(g(x,t),t),$$

l'application qui associe au couple (x, t) la vitesse à l'instant t du point matériel de coordonnées eulériennes x. La description du champ des vitesses par  $\boldsymbol{v}$  est applée la description lagrangienne du mouvement et

la description du champ des vitesses par  $\boldsymbol{v}$  est appelée la description eulérienne du mouvement.

# 2.3 Accélération. Dérivées particulaires.

L'accélération à l'instant t d'un point matériel M(t) occupant la position X à l'instant 0 est donnée par  $\boldsymbol{\gamma}(M(t)) = \frac{\partial^2}{\partial t^2} \boldsymbol{f}(\boldsymbol{X}, t)$ . On définit de manière analogue les descriptions lagrangiennes  $\boldsymbol{\gamma}(X, t)$  et eulériennes  $\boldsymbol{\gamma}(x, t)$  de l'accélération :

—  $\gamma(X,t)$  est l'accélération à l'instant t du point matériel de coordonnées de Lagrange X.

—  $\gamma(x,t)$  est l'accélération à l'instant t du point matériel de coordonnées d'Euler x à l'instant t . On a

$$\boldsymbol{\gamma}(x,t) = \boldsymbol{\gamma}(g(x,t),t),$$
$$\boldsymbol{\gamma}(X,t) = \frac{\partial^2}{\partial t^2} \boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t) = \frac{\partial}{\partial t} \boldsymbol{y}(X,t).$$
(2.3.1)

En description eulérienne, l'accélération  $\boldsymbol{\gamma}(x,t)$  n'est pas égale à la dérivée partielle par rapport au temps de  $\boldsymbol{v}(x,t)$ . Cela vient du fait que x varie au cours du temps. Posant  $x = \boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t)$ , d'après le théorème de dérivation des fonctions composées de plusieurs variables, on a

$$\begin{split} \boldsymbol{\gamma}(x,t) &= \frac{\partial}{\partial t}(\boldsymbol{v}(\boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t),t)) = \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial t}(x,t) + \sum_{i=1}^{3} \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial x_{i}}(\boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t),t) \frac{\partial f_{i}}{\partial t}(X,t) \\ &= \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial t}(x,t) + \sum_{i=1}^{3} \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial x_{i}}(x,t) v_{i}(X,t), \end{split}$$

c'est à dire

$$\boldsymbol{\gamma}(x,t) = \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial t}(x,t) + \sum_{i=1}^{3} \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial x_{i}}(x,t)v_{i}(x,t).$$

On dit encore que la description eulérienne  $\gamma(x,t)$  de l'accélération est égale à la **dérivée particulaire** du champ des vitesses  $\boldsymbol{v}(x,t)$  en description eulérienne. La dérivée particulaire est notée  $\frac{d}{dt}$ . On a donc

$$\boldsymbol{\gamma}(x,t) = \frac{d\boldsymbol{v}}{dt}(x,t) = \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial t}(x,t) + \sum_{i=1}^{3} \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial x_{i}}(x,t)v_{i}(x,t).$$

**Definition 2.3.1.** On appelle dérivée particulaire d'une quantité k attachée à une particule la dérivée par rapport au temps de cette quantité quand on suit la particule dans son mouvement. Si la quantité k est donnée en description eulérienne

$$\frac{dk}{dt}(x,t) = \frac{\partial k}{\partial t}(x,t) + \sum_{i=1}^{3} \frac{\partial k}{\partial x_{i}}(x,t)v_{i}(x,t),$$

soit, en abrégé,

$$\frac{dk}{dt} = \frac{\partial k}{\partial t} + \boldsymbol{\nabla} k \cdot \boldsymbol{v}.$$
(2.3.2)

### 2.4 Dérivée particulaire d'une intégrale de volume.

La formule que nous allons démontrer dans cette section permet d'obtenir la plupart des équations de mécanique des milieux continus, comme nous le verrons plus loin. Cette formule s'écrit :

#### Théorème 2.4.1.

$$\frac{d}{dt} \int_{\Omega(t)} k(x,t) dx = \int_{\Omega(t)} \frac{dk}{dt} + k \text{div } \boldsymbol{v} dx.$$
(2.4.1)

Le principe de la démonstration de cette formule consiste à se ramener par changement de variables à une intégrale sur le domaine fixe  $\Omega(0)$ , à dériver par rapport au temps, puis à revenir par le changement de variables inverse à une intégrale sur  $\Omega(t)$ . Commençons par énoncer la formule de changements de variables :

#### 2.4.1 La formule de changements de variables

**Théorème 2.4.2.** Soit  $\varphi : \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^3$  une application de classe  $C^1$ , inversible et dont l'application réciproque est de classe  $C^1$ . Soit  $k : \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^3$  une application intégrable. Alors pour tout ouvert U de  $\mathbb{R}^3$ , la formule de changements de variables suivante est vérifiée

$$\int_{\boldsymbol{\varphi}(U)} k(x) dx = \int_{U} k(\boldsymbol{\varphi}(X)) |\det \nabla \boldsymbol{\varphi}| dX.$$

Nous allons appliquer cette formule à t fixé avec  $\varphi(X) := f(X, t), U = \Omega(0)$ , de sorte que  $\varphi(U) = f(\Omega(0), t) = \Omega(t)$ . Dans la suite, nous noterons F la matrice définie par

$$\boldsymbol{F} := \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{f} = \begin{pmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial X_1} & \frac{\partial f_1}{\partial X_2} & \frac{\partial f_1}{\partial X_3} \\ \frac{\partial f_2}{\partial X_1} & \frac{\partial f_2}{\partial X_2} & \frac{\partial f_2}{\partial X_3} \\ \frac{\partial f_3}{\partial X_1} & \frac{\partial f_3}{\partial X_2} & \frac{\partial f_3}{\partial X_3} \end{pmatrix}.$$
(2.4.2)

La matrice F est donc le gradient de la transformation  $X \to f(X, t)$ , appelée aussi la matrice jacobienne de la transformation. Son déterminant, appelé le jacobien de la transformation, sera noté J. D'après (1.2.9) on a

$$J = \det \mathbf{F} = \frac{1}{6} \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{pqr} F_{ip} F_{jq} F_{kr}.$$
 (2.4.3)

Nous verrons plus loin (cf. exercice 2.4.2) que J > 0. La formule de changement de variables s'écrit alors

$$\int_{\Omega(t)} k(x,t) dx = \int_{\Omega(0)} k(f(X,t),t) J dX.$$
 (2.4.4)

Comme le domaine  $\Omega(0)$  est fixe, on peut écrire

$$\frac{d}{dt} \int_{\Omega(t)} k(x,t) dx = \frac{d}{dt} \left( \int_{\Omega(0)} k(f(X,t),t) J dX \right) = \int_{\Omega(0)} \frac{d}{dt} \left( k(f(X,t),t) J \right) dX$$

$$= \int_{\Omega(0)} \frac{d}{dt} \left( k(f(X,t),t) \right) J dX + \int_{\Omega(0)} k(f(X,t),t) \frac{d}{dt} J dX.$$
(2.4.5)

Le changement de variables inverse donne

$$\int_{\Omega(0)} \frac{d}{dt} \left( k(f(X,t),t) \right) J dX = \int_{\Omega(t)} \frac{d}{dt} k \ dx.$$
(2.4.6)

Nous montrons plus loin, dans l'exercice 2.4.1, la formule suivante :

$$\frac{d}{dt}J = J \text{div } \boldsymbol{v}.$$
(2.4.7)

On a donc

$$\int_{\Omega(0)} k(f(X,t),t) \frac{d}{dt} J dX = \int_{\Omega(0)} k(f(X,t),t) J \operatorname{div} \boldsymbol{v} dX = \int_{\Omega(t)} k \operatorname{div} \boldsymbol{v} dx.$$
(2.4.8)

Regroupant (2.4.5), (2.4.6), (2.4.8), la formule (2.4.1) est démontrée.

## Exercice 2.4.1. Calcul de $\frac{d}{dt}J$ .

1. Montrer en utilisant la formule (2.4.3) que

$$\frac{d}{dt}J = \frac{1}{2}\varepsilon_{ijk}\varepsilon_{pqr}\left(\frac{d}{dt}F_{ip}\right)F_{jq}F_{kr}.$$
(2.4.9)

2. Montrer en utilisant (2.2.1) et (2.4.2) que

$$\frac{d}{dt}F_{ip} = v_{i,s}F_{sp} \tag{2.4.10}$$

En déduire que

$$\frac{d}{dt}J = \frac{1}{2}\varepsilon_{ijk}\varepsilon_{pqr}v_{i,s}F_{sp}F_{jq}F_{kr}$$

3. En utilisant la formule (1.2.11), montrer que

$$\frac{d}{dt}J = \frac{1}{2}\varepsilon_{ijk}\varepsilon_{sjk}v_{i,s}J.$$

4. Montrer que

$$\frac{d}{dt}J = J \text{div } \boldsymbol{v}.$$

La formule (2.4.7) est démontrée.

Remarque 2.4.1. D'après (2.4.10),

$$\frac{d\boldsymbol{F}}{dt} = \boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v}\boldsymbol{F}.$$
(2.4.11)

**Exercice 2.4.2.** Le but de cet exercice est de montrer qu'à tout instant t, on  $a : det(\nabla f) = J > 0$ 

1. Montrer que (en utilisant (2.1.2))

$$\nabla g(f(X,t))\nabla f(X,t) = \nabla (IX) = I.$$

2. En déduire que

$$\det(\nabla f(X, t)) = J(X, t) \neq 0 \qquad \forall t \in \mathbb{R}.$$

3. En déduire que J(X,t) garde un signe constant au cours du temps, puis (en considérant l'instant t=0) que

$$J(X,t) > 0 \qquad \forall X \in \Omega(0), \forall t \in \mathbb{R}.$$

# Chapitre 3

# Lois de conservation

# 3.1 Loi de conservation de la masse

Enoncé : La masse d'un système matériel que l'on suit dans son mouvement reste constante.

#### 3.1.1 Equation de continuité.

Soit  $\omega(t)$  un tel système. Sa masse est donnée par

$$m(\omega(t)) = \int_{\omega(t)} \rho(x, t) d\mathcal{L}^3, \qquad (3.1.1)$$

où  $\rho(x,t)$  désigne la masse volumique au point x à l'instant t. La loi de conservation de la masse dit que

$$\frac{d}{dt}m(\omega(t)) = 0 \quad \forall \omega(t),$$

ce qui s'écrit, d'après le théorème 2.4.1

$$\int_{\omega(t)} \frac{d}{dt} \rho(x, t) + \rho \operatorname{div} \boldsymbol{v} d\mathcal{L}^3 = 0 \quad \forall \omega(t).$$

De l'arbitraire sur  $\omega(t)$ , on déduit que la loi de conservation de la masse implique que la représentation eulérienne  $\rho(x,t)$  de la masse volumique vérifie l'équation suivante, connue sous le nom d'équation de continuité :

Théorème 3.1.1. Loi de conservation de la masse est équivalente à l'équation :

$$\frac{d}{dt}\rho + \rho \operatorname{div} \boldsymbol{v} = 0. \tag{3.1.2}$$

Exercice 3.1.1. Montrer que l'équation de continuité s'écrit encore

$$\frac{\partial}{\partial t}\rho + \boldsymbol{\nabla}\rho \cdot \boldsymbol{v} + \rho \operatorname{div} \, \boldsymbol{v} = 0.$$
(3.1.3)

 $ou\ encore$ 

$$\frac{\partial}{\partial t}\rho + \operatorname{div} (\rho \boldsymbol{v}) = 0.$$
(3.1.4)

Indication : utiliser la formule de dérivation particulaire (2.3.2).

Dans l'exercice suivant, nous examinons les conséquences de la loi de conservation de la masse sur les formules de dérivation particulaire.

**Exercice 3.1.2.** 1. Déduire de la formule de dérivation particulaire d'une intégrale de volume et de l'équation de continuité (3.1.2) la formule importante suivante

$$\frac{d}{dt} \int_{\Omega(t)} \rho k(x,t) dx = \int_{\Omega(t)} \rho \frac{d}{dt} k dx.$$
(3.1.5)

2. En déduire que

$$\frac{d}{dt} \int_{\Omega(t)} \rho \boldsymbol{v}(x,t) dx = \int_{\Omega(t)} \rho \boldsymbol{\gamma}(x,t) dx.$$
(3.1.6)

3. Montrer que

$$\frac{d}{dt} \int_{\Omega(t)} \rho \overrightarrow{OM} \wedge \boldsymbol{v}(x, t) dx = \int_{\Omega(t)} \rho \overrightarrow{OM} \wedge \boldsymbol{\gamma}(x, t) dx.$$
(3.1.7)

# 3.2 Loi de conservation de la quantité de mouvement. Principe Fondammental de la Dynamique.

#### Enoncé du Principe Fondammental de la Dynamique pour les milieux continus.

Dans un repère galiléen, pour tout système matériel, la dérivée par rapport au temps du torseur des quantités de mouvement est égale au torseur des forces extérieures appliquées au système.

# 3.3 Equations du mouvement et équations d'équilibre d'un milieu continu

Considérons un système matériel  $\Omega(t)$  et soit  $\omega(t)$  un système matériel quelconque inclus dans  $\Omega(t)$ . Les forces extérieures agissant sur  $\omega(t)$  sont des forces massiques de densité volumique  $\rho \vec{f}$  dans  $\omega(t)$  et des forces de contact de densité  $\vec{F}(M, t, \boldsymbol{n})$  sur  $\partial \omega(t)$ , de sorte que le torseur des forces extérieures a une résultante et un moment en O donnés respectivement par

$$\int_{\omega(t)} \rho \vec{f} dx + \int_{\partial \omega(t)} \vec{F}(\boldsymbol{n}) dS,$$
$$\int_{\omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \rho \vec{f} dx + \int_{\partial \omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \vec{F}(\boldsymbol{n}) dS$$

Le torseur des quantités de mouvement a une résultante et un moment en O donnés respectivement par

$$\int_{\omega(t)} \rho \boldsymbol{v} dx,$$
$$\int_{\omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \rho \boldsymbol{v} dx.$$

L'énoncé de la loi fondamentale de la dynamique se traduit donc par les égalités vectorielles

$$\frac{d}{dt} \int_{\omega(t)} \rho \boldsymbol{v} dx = \int_{\omega(t)} \rho \vec{f} dx + \int_{\partial \omega(t)} \vec{F}(\boldsymbol{n}) dS,$$

$$\frac{d}{dt} \int_{\omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \rho \boldsymbol{v} dx = \int_{\omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \rho \vec{f} dx + \int_{\partial \omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \vec{F}(\boldsymbol{n}) dS.$$
(3.3.1)

Compte tenu de (3.1.5), on a

$$\frac{d}{dt} \int_{\omega(t)} \rho \boldsymbol{v} dx = \int_{\omega(t)} \rho \frac{d}{dt} \boldsymbol{v} dx = \int_{\omega(t)} \rho \boldsymbol{\gamma} dx,$$
$$\frac{d}{dt} \int_{\omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \rho \boldsymbol{v} dx = \int_{\omega(t)} \rho \frac{d}{dt} (\overrightarrow{OM} \wedge \boldsymbol{v}) dx = \int_{\omega(t)} \rho \overrightarrow{OM} \wedge \boldsymbol{\gamma} dx.$$

On déduit

$$\int_{\omega(t)} \rho \boldsymbol{\gamma} - \rho \vec{f} dx = \int_{\partial \omega(t)} \vec{F}(\boldsymbol{n}) dS, \qquad (3.3.2)$$

$$\int_{\omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge (\rho \boldsymbol{\gamma} - \rho \vec{f}) dx = \int_{\partial \omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \vec{F}(\boldsymbol{n}) dS.$$
(3.3.3)

Après un changement de notation, ces deux équations sont de la forme

$$\int_{\omega(t)} \boldsymbol{b} dx = \int_{\partial \omega(t)} \boldsymbol{\alpha}(\boldsymbol{n}) dS.$$

Le Théorème de Cauchy, énoncé et démontré dans la section suivante, établit, lorsqu'une telle équation est vérifiée quel que soit  $\omega(t)$ , l'existence en tout point M d'une matrice T(M) telle que

$$\boldsymbol{\alpha}(M,\boldsymbol{n}) = \boldsymbol{T}(M)\boldsymbol{n}$$

Appliquant ce théorème pour  $\boldsymbol{b} = \rho \boldsymbol{\gamma} - \rho \vec{f}$  et  $\boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{n}) = \vec{F}(M, \boldsymbol{n})$ , on déduit de l'équation (3.3.2), vérifiée pour tout  $\omega(t)$ , l'existence d'une matrice, notée  $\boldsymbol{\sigma}$  et appelée le **tenseur des contraintes de Cauchy**, telle que

$$\vec{F}(M,\boldsymbol{n}) = \boldsymbol{\sigma}(M)\boldsymbol{n}.$$
(3.3.4)

Il résulte alors de la fomule de Stockes que

$$\int_{\partial\omega(t)} \vec{F}(\boldsymbol{n}) dS = \int_{\partial\omega(t)} \boldsymbol{\sigma} \boldsymbol{n} dS = \int_{\partial\omega(t)} \sigma_{ij} n_j \boldsymbol{e}_i dS$$
$$= \int_{\omega(t)} \sigma_{ij,j} \boldsymbol{e}_i dx = \int_{\omega(t)} \mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} dx.$$
(3.3.5)

Combinant (3.3.2) et (3.3.5), on déduit

$$\int_{\omega(t)} \rho \boldsymbol{\gamma} - \rho \vec{f} - \mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} dx = 0.$$

Cette équation étant vraie pour tout  $\omega(t)$ , il en résulte

$$\rho \boldsymbol{\gamma} = \rho \vec{f} + \mathbf{div}\boldsymbol{\sigma}. \tag{3.3.6}$$

Les équations (3.3.6) sont les équations du mouvement du milieu continu. Si le milieu est en équilibre ou en mouvement de translation uniforme,  $\gamma = 0$  et les équations se réduisent à

$$\rho \vec{f} + \mathbf{div}\boldsymbol{\sigma} = 0. \tag{3.3.7}$$

Les équations (3.3.7) sont les équations d'équilibre du milieu continu.

On déduit de (3.3.4) et de la formule de Stokes que

$$\int_{\partial\omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \overrightarrow{F}(\boldsymbol{n}) dS = \int_{\partial\omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \boldsymbol{\sigma} \boldsymbol{n} dS = \int_{\partial\omega(t)} \varepsilon_{ijk} x_j \sigma_{kl} n_l \boldsymbol{e}_i dS$$
$$= \int_{\omega(t)} \varepsilon_{ijk} (x_j \sigma_{kl})_l \boldsymbol{e}_i dx = \int_{\omega(t)} \varepsilon_{ijk} \delta_{jl} \sigma_{kl} \boldsymbol{e}_i + \varepsilon_{ijk} x_j \sigma_{kl,l} \boldsymbol{e}_i dx$$
$$= \int_{\omega(t)} \varepsilon_{ijk} \sigma_{kj} \boldsymbol{e}_i + \overrightarrow{OM} \wedge \mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} dx,$$

 $\operatorname{soit}$ 

$$\int_{\partial \omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge \vec{F}(\boldsymbol{n}) dS = \int_{\omega(t)} \varepsilon_{ijk} \sigma_{kj} \boldsymbol{e}_i + \overrightarrow{OM} \wedge \operatorname{div} \boldsymbol{\sigma} dx.$$

Reportant cette équation dans (3.3.3), on déduit

$$\int_{\omega(t)} \overrightarrow{OM} \wedge (\rho \boldsymbol{\gamma} - \rho \vec{f}) dx = \int_{\omega(t)} \varepsilon_{ijk} \sigma_{kj} \boldsymbol{e}_i + \overrightarrow{OM} \wedge \operatorname{div} \boldsymbol{\sigma} dx.$$

Compte tenu des équations du mouvement (3.3.6), il vient

$$\int_{\omega(t)} \varepsilon_{ijk} \sigma_{kj} \boldsymbol{e}_i dx = 0.$$

De l'arbitraire sur  $\omega(t)$ , on déduit

$$\varepsilon_{ijk}\sigma_{kj} = 0 \qquad \forall i \in \{1, 2, 3\}$$

Ceci implique

$$\varepsilon_{pqi}\varepsilon_{ijk}\sigma_{kj} = 0 \qquad \forall p,q \in \{1,2,3\}.$$

Appliquant la formule (1.1.8), il vient

$$(\delta_{pj}\delta_{qk} - \delta_{pk}\delta_{qj})\sigma_{kj} = 0 \qquad \forall p, q \in \{1, 2, 3\},\$$

équivalente à

$$\sigma_{qp} - \sigma_{pq} = 0 \qquad \forall p, q \in \{1, 2, 3\}.$$

Autrement dit, la matrice  $\sigma$  est symétrique. On peut résumer ces résultats dans le théorème suivant :

**Théorème 3.3.1.** La loi de conservation de la quantité de mouvement (ou le principe fondamental de la dynamique) implique l'existence en chaque point M du milieu continu d'une matrice symétrique  $\sigma(M)$  appelée tenseur des contraintes de Cauchy et qui satisfait les équations du mouvement

$$\rho \gamma = \rho \vec{f} + \operatorname{div} \boldsymbol{\sigma}. \tag{3.3.8}$$

ou, si  $\gamma = 0$ , les équations d'équilibre

$$\rho \vec{f} + \mathbf{div}\boldsymbol{\sigma} = 0. \tag{3.3.9}$$

### 3.4 Théorème de Cauchy

**Théorème 3.4.1.** Soit  $\mathbf{b} = \mathbf{b}(M)$  un champ de vecteurs défini dans  $\Omega$  et soit  $\mathbf{a}(M, \mathbf{n})$  une application dépendant du point M et d'un vecteur unitaire  $\mathbf{n}$ . On suppose que pour  $\mathbf{n}$  fixé, l'application  $M \to \mathbf{a}(M, \mathbf{n})$  est continue, que le champ  $\mathbf{b}$  est borné, et que la loi de conservation suivante est vérifiée :

$$\int_{\omega} \boldsymbol{b} dx = \int_{\partial \omega} \boldsymbol{\alpha}(\boldsymbol{n}) dS, \qquad \forall \omega \subset \Omega.$$
(3.4.1)

Alors, pour tout point  $M \in \Omega$ , il existe une matrice T(M) telle que

$$\boldsymbol{\alpha}(M,\boldsymbol{n}) = \boldsymbol{T}(M)\boldsymbol{n}.$$

Autrement dit,  $\boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{n})$  dépend linéairement de  $\boldsymbol{n}$ .

 $D\acute{e}monstration.$ 

Lemme 3.4.1. On a

$$\boldsymbol{\alpha}(M,\boldsymbol{n}) = -\boldsymbol{\alpha}(M,-\boldsymbol{n}). \tag{3.4.2}$$

Preuve du lemme. Soit  $\Sigma$  le plan passant par M orthogonal à  $\mathbf{n}$  et soit  $\omega$  une boule de centre M de rayon r. Le plan  $\Sigma$  partage la boule en deux demi-boules  $\omega_1$  et  $\omega_2$ . On suppose que  $\mathbf{n}$  est la normale extérieure à  $\omega_1$  en M. On désigne par  $\partial_i \omega$  la partie de  $\partial \omega$  qui est incluse dans  $\partial \omega_i$ . En appliquant (3.4.1) successivement à  $\omega$ ,  $\omega_1$ ,  $\omega_2$ , notant  $\boldsymbol{\nu}$  la normale extérieure à  $\omega$ , on obtient

$$\int_{\omega} \boldsymbol{b} dx = \int_{\partial \omega} \boldsymbol{\alpha}(\boldsymbol{\nu}) dS,$$
$$\int_{\omega_1} \boldsymbol{b} dx = \int_{\partial_1 \omega} \boldsymbol{\alpha}(\boldsymbol{\nu}) dS + \int_{\Sigma \cap \omega} \boldsymbol{\alpha}(\boldsymbol{n}) dS,$$
$$\int_{\omega_2} \boldsymbol{b} dx = \int_{\partial_2 \omega} \boldsymbol{\alpha}(\boldsymbol{\nu}) dS + \int_{\Sigma \cap \omega} \boldsymbol{\alpha}(-\boldsymbol{n}) dS.$$

En ajoutant la deuxième et la troisième équation et en retranchant la dernière, on obtient

$$\int_{\Sigma\cap\omega} \boldsymbol{\alpha}(\boldsymbol{n}) + \boldsymbol{\alpha}(-\boldsymbol{n})dS = 0.$$

De la nature arbitraire du choix de  $\omega$  et de la continuité de  $M \to \boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{n})$ , il résulte

$$\boldsymbol{\alpha}(M,\boldsymbol{n}) = -\boldsymbol{\alpha}(M,-\boldsymbol{n}).$$

Le lemme est démontré.

En tout point  $M \in \Omega$ , on prolonge l'application  $\boldsymbol{n} \to \boldsymbol{\alpha}(\boldsymbol{n})$  définie sur les vecteurs unitaires, à tout vecteur non nul  $\boldsymbol{v}$  en posant

$$\boldsymbol{lpha}(M, \boldsymbol{v}) := ||\boldsymbol{v}|| \boldsymbol{lpha}\left(M, \frac{\boldsymbol{v}}{||\boldsymbol{v}||}\right).$$

De plus, on pose

$$\boldsymbol{\alpha}(M,\vec{0}) := \vec{0}.$$

**Lemme 3.4.2.** L'application  $\boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{v})$  ainsi définie vérifie pour tout vecteur  $\boldsymbol{v}$ :

$$\boldsymbol{\alpha}(M,\lambda\boldsymbol{v}) = \lambda\boldsymbol{\alpha}(M,\boldsymbol{v}) \qquad \forall \lambda \in \mathbb{R}.$$
(3.4.3)

Preuve du lemme.

$$\boldsymbol{\alpha}(M,\lambda\boldsymbol{v}) = ||\lambda\boldsymbol{v}||\boldsymbol{\alpha}\left(M,\frac{\lambda\boldsymbol{v}}{||\lambda\boldsymbol{v}||}\right) = |\lambda|||\boldsymbol{v}||\boldsymbol{\alpha}\left(M,\operatorname{signe}(\lambda)\frac{\boldsymbol{v}}{||\boldsymbol{v}||}\right)$$
$$= \operatorname{signe}(\lambda)|\lambda|||\boldsymbol{v}||\boldsymbol{\alpha}\left(M,\frac{\boldsymbol{v}}{||\boldsymbol{v}||}\right) = \lambda||\boldsymbol{v}||\boldsymbol{\alpha}\left(M,\frac{\boldsymbol{v}}{||\boldsymbol{v}||}\right) = \lambda\boldsymbol{\alpha}(M,\boldsymbol{v}).$$

Le lemme est démontré.

Lemme 3.4.3. Si v et w sont deux vecteurs non colinéaires, alors

$$\boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{v} + \boldsymbol{w}) = \boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{v}) + \boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{w}). \tag{3.4.4}$$

*Preuve du lemme.* Nous allons établir (3.4.4) en un point  $M_0$ . Soient A et B les points définis par (voir figure 3.4)

$$\overrightarrow{M_0A} = \boldsymbol{v}, \qquad \overrightarrow{M_0B} = \boldsymbol{v} + \boldsymbol{w}, \qquad (3.4.5)$$

*H* un point du segment  $[M_0, B]$ , (D1) la droite perpendiculaire à  $\boldsymbol{v}$  passant par  $M_0$ ,  $(D2) \perp \boldsymbol{w}$  passant par  $M_0$ ,  $(D3) \perp (\boldsymbol{v} + \boldsymbol{w})$  passant par *H*, et s



Figure 3.1 -

$$C := (D1) \cap (D3), \quad D := (D2) \cap (D3).$$

Les triangles  $(M_0CD)$  et  $(AM_0B)$  sont semblables car leurs cotés sont orthogonaux deux à deux. Il en résulte que

$$\frac{M_0C}{||\boldsymbol{v}||} = \frac{M_0D}{||\boldsymbol{w}||} = \frac{CD}{||\boldsymbol{v} + \boldsymbol{w}||} = \varepsilon, \qquad (3.4.6)$$

où  $\varepsilon$  est une constante positive.

Soit  $\mathcal{B}$  le prisme droit de base le triangle  $\Delta_{M_0CD}$  situé au-dessus de  $\Delta_{M_0CD}$  et de hauteur  $\varepsilon$ . On note  $\partial_1 \mathcal{B}, \partial_2 \mathcal{B}, \partial_3 \mathcal{B}$  ses faces latérales opposées respectivement à  $C, D, M_0, \partial_4 \mathcal{B} = \Delta_{M_0CD}$  sa base inférieure,  $\partial_5 \mathcal{B}$  sa face supérieure et  $\mathbf{k}$  la normale extérieure unitaire à  $\mathcal{B}$  sur  $\partial_4 \mathcal{B}$  (voir figure 3.4).



Figure 3.2 –

La normale extérieure unitaire  $\boldsymbol{n}$  à  $\partial \mathcal{B}$  vérifie

$$\boldsymbol{n} = \frac{-\boldsymbol{w}}{||\boldsymbol{w}||} \quad \text{sur } \partial_1 \mathcal{B}, \qquad \boldsymbol{n} = \frac{-\boldsymbol{v}}{||\boldsymbol{v}||} \quad \text{sur } \partial_2 \mathcal{B}, \qquad \boldsymbol{n} = \frac{\boldsymbol{v} + \boldsymbol{w}}{||\boldsymbol{v} + \boldsymbol{w}||} \quad \text{sur } \partial_3 \mathcal{B},$$
  
$$\boldsymbol{n} = \boldsymbol{k} \quad \text{sur } \partial_4 \mathcal{B}, \qquad \boldsymbol{n} = -\boldsymbol{k} \quad \text{sur } \partial_5 \mathcal{B}.$$
(3.4.7)

De plus

$$\mathcal{H}^{3}(\mathcal{B}) = \varepsilon^{3} || \boldsymbol{v} \wedge \boldsymbol{w} ||,$$
  

$$\mathcal{H}^{2}(\partial_{1}\mathcal{B}) = \varepsilon^{2} || \boldsymbol{w} ||, \quad \mathcal{H}^{2}(\partial_{2}\mathcal{B}) = \varepsilon^{2} || \boldsymbol{v} ||, \quad \mathcal{H}^{2}(\partial_{3}\mathcal{B}) = \varepsilon^{2} || \boldsymbol{v} + \boldsymbol{w} ||,$$
  

$$\mathcal{H}^{2}(\partial_{4}\mathcal{B}) = \mathcal{H}^{2}(\partial_{5}\mathcal{B}) = \frac{1}{2} \varepsilon^{2} || \boldsymbol{v} \wedge \boldsymbol{w} ||.$$

$$(3.4.8)$$

D'après (3.4.1),

$$\begin{split} \int_{\mathcal{B}} \boldsymbol{b}(M) d\mathcal{H}^{3}(M) &= \int_{\partial_{1}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M, \frac{-\boldsymbol{w}}{||\boldsymbol{w}||} \right) d\mathcal{H}^{2}(M) + \int_{\partial_{2}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M, \frac{-\boldsymbol{v}}{||\boldsymbol{v}||} \right) d\mathcal{H}^{2}(M) \\ &+ \int_{\partial_{3}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M, \frac{\boldsymbol{v} + \boldsymbol{w}}{||\boldsymbol{v} + \boldsymbol{w}||} \right) d\mathcal{H}^{2}(M) \\ &+ \int_{\partial_{4}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M, \boldsymbol{k} \right) d\mathcal{H}^{2}(M) + \int_{\partial_{5}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M, -\boldsymbol{k} \right) d\mathcal{H}^{2}(M). \end{split}$$

Multiplions par  $\frac{1}{\varepsilon^2}$  et appliquons (3.4.2). Compte tenu de (3.4.3), (3.4.8) et de  $\partial_5 \mathcal{B} = \partial_4 \mathcal{B} + \varepsilon \boldsymbol{k}$ , il vient

$$\frac{1}{\varepsilon^{2}} \int_{\mathcal{B}} \boldsymbol{b}(M) d\mathcal{H}^{3}(M) = \frac{-1}{\mathcal{H}^{2}(\partial \mathcal{B}_{1})} \int_{\partial_{1}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{w}) d\mathcal{H}^{2}(M) + \frac{-1}{\mathcal{H}^{2}(\partial \mathcal{B}_{2})} \int_{\partial_{2}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{v}) d\mathcal{H}^{2}(M) \\
+ \frac{1}{\mathcal{H}^{2}(\partial \mathcal{B}_{3})} \int_{\partial_{3}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{v} + \boldsymbol{w}) d\mathcal{H}^{2}(M) \\
+ \frac{1}{\varepsilon^{2}} \left( \int_{\partial_{4}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{k}) - \boldsymbol{\alpha}(M + \varepsilon \boldsymbol{k}, \boldsymbol{k}) d\mathcal{H}^{2}(M) \right).$$
(3.4.9)

D'après (3.4.8), puisque **b** est borné,

$$\frac{1}{\varepsilon^2} \int_{\mathcal{B}} \boldsymbol{b}(M) d\mathcal{H}^3(M) \le C \frac{\mathcal{H}^3(\mathcal{B})}{\varepsilon^2} \le C\varepsilon.$$
(3.4.10)

Comme  $M \to \boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{n})$  est continue, on a  $||\boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{k}) - \boldsymbol{\alpha}(M + \varepsilon \boldsymbol{k}, \boldsymbol{k})|| \to 0$  uniformément sur  $\partial_4 \mathcal{B}$  lorsque  $\varepsilon \to 0$ , donc d'après (3.4.8)

$$\frac{1}{\varepsilon^2} \left| \int_{\partial_4 \mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M, \boldsymbol{k} \right) - \boldsymbol{\alpha} \left( M + \varepsilon \boldsymbol{k}, \boldsymbol{k} \right) d\mathcal{H}^2(M) \right| = o(1) \frac{\mathcal{H}^2(\partial_4 \mathcal{B})}{\varepsilon^2} = o(1) \frac{||\boldsymbol{v} \wedge \boldsymbol{w}||}{2} = o(1).$$
(3.4.11)

De même,  $||\boldsymbol{\alpha}(M, \boldsymbol{w}) - \boldsymbol{\alpha}(M_0, \boldsymbol{w})|| \to 0$  uniformément sur  $\partial_1 \mathcal{B}$  lorsque  $\varepsilon \to 0$ , donc

$$\frac{-1}{\mathcal{H}^2(\partial \mathcal{B}_1)} \int_{\partial_1 \mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M, \boldsymbol{w} \right) d\mathcal{H}^2(M) = \left( \frac{-1}{\mathcal{H}^2(\partial \mathcal{B}_1)} \int_{\partial_1 \mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M_0, \boldsymbol{w} \right) d\mathcal{H}^2(M) \right) (1 + o(1))$$
$$= -\boldsymbol{\alpha} \left( M_0, \boldsymbol{w} \right) (1 + o(1)).$$

De manière analogue,

$$\frac{-1}{\mathcal{H}^{2}(\partial \mathcal{B}_{1})} \int_{\partial_{1}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M, \boldsymbol{w} \right) d\mathcal{H}^{2}(M) + \frac{-1}{\mathcal{H}^{2}(\partial \mathcal{B}_{2})} \int_{\partial_{2}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M, \boldsymbol{v} \right) d\mathcal{H}^{2}(M) + \frac{1}{\mathcal{H}^{2}(\partial \mathcal{B}_{3})} \int_{\partial_{3}\mathcal{B}} \boldsymbol{\alpha} \left( M, \boldsymbol{v} + \boldsymbol{w} \right) d\mathcal{H}^{2}(M)$$

$$= \left( -\boldsymbol{\alpha} \left( M_{0}, \boldsymbol{w} \right) - \boldsymbol{\alpha} \left( M_{0}, \boldsymbol{v} \right) + \boldsymbol{\alpha} \left( M_{0}, \boldsymbol{v} + \boldsymbol{w} \right) \right) (1 + o(1))$$

$$(3.4.12)$$

Reportant (3.4.10), (3.4.11), (3.4.12) dans (3.4.9), on obtient

$$o(1) = \left(-\boldsymbol{\alpha}\left(M_0, \boldsymbol{w}\right) - \boldsymbol{\alpha}\left(M_0, \boldsymbol{v}\right) + \boldsymbol{\alpha}\left(M_0, \boldsymbol{v} + \boldsymbol{w}\right)\right)\left(1 + o(1)\right) + o(1),$$

ce qui prouve (3.4.4) et achève la preuve du théorème de Cauchy.

## 3.5 Conservation de l'énergie

#### 3.5.1 Premier principe de la thermodynamique

Enoncé. Pour tout système matériel, il existe une fonction énergie interne spécifique (c'est à dire par unité de masse) e(x,t), telle que la dérivée par rapport au temps de l'énergie totale (énergie interne + énergie cinétique) soit égale à la puissance des forces extérieures appliquées au système plus les apports de chaleur par unité de temps.

#### 3.5.2 Tenseur des vitesses de déformation

Le tenseur des vitesses de déformation est la matrice Dv définie par

$$\boldsymbol{D}\boldsymbol{v} := \frac{1}{2} (\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v} + \boldsymbol{\nabla}^t \boldsymbol{v}). \tag{3.5.1}$$

#### 3.5.3 Equation de l'énergie

**Théorème 3.5.1.** Le premier principe de la thermodynamique entraine que l'énergie interne spécifique e vérifie l'équation suivante, appelée équation de l'énergie :

$$\rho \frac{de}{dt} = \boldsymbol{\sigma} : \boldsymbol{D} \boldsymbol{v} + \rho \boldsymbol{w} - \operatorname{div} \boldsymbol{q}, \qquad (3.5.2)$$

où  $\rho w$  désigne les apports volumiques de chaleur par unité de temps et q le vecteur flux de chaleur.

**Preuve.** Soit  $\omega(t) \subset \Omega(t)$  un sous-système matériel d'un système matériel  $\Omega(t)$ . L'énergie interne du système  $\omega(t)$  est donnée par

$$\int_{\omega(t)} \rho e dx$$

et son énergie cinétique par

$$\int_{\omega(t)} \frac{1}{2} \rho |\boldsymbol{v}|^2 dx$$

La puissance des forces extérieures volumiques s'écrit

$$\int_{\omega(t)} \rho \vec{f} \cdot \boldsymbol{v} dx,$$

et celle des forces extérieures surfaciques

$$\int_{\partial \omega(t)} \vec{F} \cdot \boldsymbol{v} dS$$

Les apports volumiques de chaleurs valent

$$\int_{\omega(t)}\rho wdS,$$

et les apports surfaciques de chaleur sont donnés par

$$\int_{\partial \omega(t)} -\boldsymbol{q} \cdot \boldsymbol{n} dS.$$

Le premier principe de la thermodynamique nous dit donc que

$$\frac{d}{dt}\left(\int_{\omega(t)}\frac{1}{2}\rho|\boldsymbol{v}|^2+\rho e dx\right) = \int_{\omega(t)}\rho\vec{f}\cdot\boldsymbol{v}dx + \int_{\partial\omega(t)}\vec{F}\cdot\boldsymbol{v}dS + \int_{\omega(t)}\rho w dx - \int_{\partial\omega(t)}\boldsymbol{q}\cdot\boldsymbol{n}dS.$$
(3.5.3)
D'après (3.3.4) on a  $\vec{F} = \boldsymbol{\sigma} \boldsymbol{n}$ , donc

$$\int_{\partial \omega(t)} \vec{F} \cdot \boldsymbol{v} dS = \int_{\partial \omega(t)} (\boldsymbol{\sigma} \boldsymbol{n}) \cdot \boldsymbol{v} dS = \int_{\partial \omega(t)} \sigma_{ij} n_j v_i dS.$$

En appliquant la formule de Stokes (voir (1.5.1)), on déduit

$$\int_{\partial\omega(t)} \vec{F} \cdot \boldsymbol{v} dS = \int_{\omega(t)} (\sigma_{ij} v_i)_{,j} dS = \int_{\omega(t)} \sigma_{ij,j} v_i + \sigma_{ij} v_{i,j} dS$$

$$= \int_{\omega(t)} \operatorname{div} \boldsymbol{\sigma} \cdot \boldsymbol{v} + \boldsymbol{\sigma} : \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} dS,$$
(3.5.4)

où A: B désigne le produit scalaire matriciel défini dans la section 1.1.2 (voir aussi (1.1.1)). De même

$$\int_{\partial\omega(t)} \boldsymbol{q} \cdot \boldsymbol{n} dS = \int_{\partial\omega(t)} q_i n_i dS = \int_{\omega(t)} q_{i,i} dx = \int_{\omega(t)} \operatorname{div} \boldsymbol{q} dx.$$
(3.5.5)

D'après la formule (3.1.5) de dérivation particulaire d'une intégrale de volume en présence de  $\rho$ , on a

$$\frac{d}{dt}\left(\int_{\omega(t)}\frac{1}{2}\rho|\boldsymbol{v}|^2 + \rho e dx\right) = \int_{\omega(t)}\rho\frac{d}{dt}\left(\frac{1}{2}|\boldsymbol{v}|^2 + e\right)dx = \int_{\omega(t)}\rho\boldsymbol{v}\cdot\boldsymbol{\gamma} + \rho\frac{de}{dt}dx \tag{3.5.6}$$

En combinant (3.5.3), (3.5.4), (3.5.5), et (3.5.6), on obtient l'équation

$$\int_{\omega(t)} \rho \boldsymbol{v} \cdot \boldsymbol{\gamma} + \rho \frac{de}{dt} dx = \int_{\omega(t)} \rho \vec{f} \cdot \boldsymbol{v} + \mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} \cdot \boldsymbol{v} + \boldsymbol{\sigma} : \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} + \rho w - \mathrm{div} \, \boldsymbol{q} dx$$

équivalente à

$$\int_{\omega(t)} \boldsymbol{v} \cdot \left(\rho \boldsymbol{\gamma} - \rho \vec{f} - \mathbf{div}\boldsymbol{\sigma}\right) + \rho \frac{de}{dt} dx = \int_{\omega(t)} \boldsymbol{\sigma} : \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} + \rho w - \operatorname{div} \boldsymbol{q} dx.$$

Les équations du mouvement (3.3.8) du milieu continu nous disent que  $\rho \gamma - \rho \vec{f} - \mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} = 0$ . On déduit

$$\int_{\omega(t)} \rho \frac{de}{dt} dx = \int_{\omega(t)} \boldsymbol{\sigma} : \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} + \rho w - \operatorname{div} \boldsymbol{q} dx.$$

Cette dernière équation étant vraie pour tout sous-système  $\omega(t)$  de  $\Omega(t)$ , il en résulte que

$$\rho \frac{de}{dt} = \boldsymbol{\sigma} : \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} + \rho w - \operatorname{div} \boldsymbol{q}.$$

Compte tenu de la définition (3.5.1) de Dv et du fait que la matrice  $\sigma$  est symétrique, on a

$$\boldsymbol{\sigma}: \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} = \boldsymbol{\sigma}: \boldsymbol{D} \boldsymbol{v}.$$

En combinant les deux dernières équations, on obtient l'équation de l'énergie (3.5.2).

#### 

#### 3.5.4 Cas d'un milieu au repos : équation de la chaleur, loi de Fourier.

Dans un milieu au repos,  $\boldsymbol{v} = 0$  et  $\frac{de}{dt} = \frac{\partial e}{\partial t} + \boldsymbol{\nabla} e \cdot \boldsymbol{v} = \frac{\partial e}{\partial t}$ , donc l'équation de l'énergie (3.5.2) s'écrit

$$\rho \frac{\partial e}{\partial t} = \rho w - \operatorname{div} \boldsymbol{q}. \tag{3.5.7}$$

Dans un milieu au repos, les deux lois physiques approchées suivantes sont expérimentalement vérifiées (ce type de loi est appelé "loi de comportement") :

— L'énergie interne e est proportionnelle à la température absolue T, soit

$$e = CT, (3.5.8)$$

où le coefficient C est appelé la chaleur spécifique.

 Le vecteur flux de chaleur q est proportionnel au vecteur gradient de température et dirigé en sens opposé (c'est la loi de Fourier), soit

$$\boldsymbol{q} = -K\boldsymbol{\nabla}T, \quad K > 0. \tag{3.5.9}$$

En reportant (3.5.8) et (3.5.9) dans (3.5.7), on obtient l'équation de la chaleur

$$\rho C \frac{\partial T}{\partial t} = \rho w + \operatorname{div} (K \nabla T).$$
(3.5.10)

Le scalaire positif K est appelé le coefficient de diffusion de la chaleur ou la conductivité thermique. Si le milieu est anisotrope, le coefficient K doit être remplacé par une matrice de diffusivité symétrique définie positive. Si le milieu est homogène, cette diffusivité ne dépend pas de x, donc div  $(K\nabla T) = K \text{div} (\nabla T) = K \Delta T$  et (3.5.10) devient

$$\rho C \frac{\partial T}{\partial t} = \rho w + K \Delta T.$$

# 3.6 Second principe de la thermodynamique. Inégalité de Clausius-Duhem

#### 3.6.1 Second principe de la thermodynamique.

Enoncé. Pour tout système matériel, il existe une fonction interne spécifique (c'est à dire par unité de masse) s appelée entropie spécifique, telle que, pour tout système matériel  $\omega(t)$ , la dérivée par rapport au temps de l'éntropie totale  $\int_{\omega(t)} \rho s dx$  vérifie l'inégalité suivante :

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{dt}} \int_{\omega(t)} \rho s dx \ge \int_{\omega(t)} \rho \frac{w}{T} dx - \int_{\partial \omega(t)} \frac{\boldsymbol{q} \cdot \boldsymbol{n}}{T} dS \qquad \forall \omega(t),$$
(3.6.1)

où T est la température absolue.

Théorème 3.6.1. Le second principe de la thermodynamique à l'inégalité suivante :

$$\rho \frac{ds}{dt} \ge \rho \frac{w}{T} - \operatorname{div} \left(\frac{\boldsymbol{q}}{T}\right). \tag{3.6.2}$$

Démonstration. On a  $\frac{d}{dt} \int_{\omega(t)} \rho s dx = \int_{\omega(t)} \rho \frac{ds}{dt} dx$  et

$$\int_{\partial\omega(t)} \frac{\boldsymbol{q}\cdot\boldsymbol{n}}{T} dS = \int_{\partial\omega(t)} \frac{q_i}{T} n_i d\mathcal{H}^2 = \int_{\omega(t)} \left(\frac{q_i}{T}\right)_{,i} d\mathcal{H}^3 = \int_{\omega(t)} \operatorname{div}\left(\frac{\boldsymbol{q}}{T}\right) d\mathcal{H}^3,$$

donc (3.6.1) équivaux à

$$\int_{\omega(t)} \rho \frac{\mathrm{ds}}{\mathrm{dt}} - \rho \frac{w}{T} + \mathbf{div}\left(\frac{\mathbf{q}}{T}\right) dx \ge 0 \qquad \forall \omega(t),$$

qui équivaux à (3.6.2).

#### 

#### 3.6.2 Inégalité de Clausius-Duhem

**Théorème 3.6.2.** L'inégalité (3.6.2) est équivalente à l'inégalité suivante, appelée inégalité de Clausius-Duhem :

$$\rho\left(T\frac{ds}{dt} - \frac{de}{dt}\right) + \boldsymbol{\sigma} : \boldsymbol{D}\boldsymbol{v} - \frac{\boldsymbol{q} \cdot \boldsymbol{\nabla}T}{T} \ge 0.$$
(3.6.3)

Démonstration. D'après (3.5.2)  $\rho w = \rho \frac{de}{dt} - \boldsymbol{\sigma} : \boldsymbol{D} \boldsymbol{v} + \text{div } \boldsymbol{q}$ , donc l'inégalité (3.6.2) est équivalente à

$$ho rac{ds}{dt} \geq rac{1}{T} \left( 
ho rac{de}{dt} - oldsymbol{\sigma} : oldsymbol{D}oldsymbol{v} + ext{div} oldsymbol{q} 
ight) - ext{div} \ \left( rac{oldsymbol{q}}{T} 
ight),$$

qui, compte tenu de

div 
$$\left(\frac{\boldsymbol{q}}{T}\right) = \left(\frac{q_i}{T}\right)_{,i} = \left(\frac{q_{i,i}}{T}\right) - \frac{T_{,i}q_i}{T^2} = \frac{\operatorname{div}\boldsymbol{q}}{T} - \frac{\boldsymbol{\nabla}T \cdot \boldsymbol{q}}{T^2},$$

équivaux à l'inégalité

$$\rho \frac{ds}{dt} \geq \frac{1}{T} \left( \rho \frac{de}{dt} - \boldsymbol{\sigma} : \boldsymbol{D} \boldsymbol{v} + \text{div } \boldsymbol{q} \right) - \frac{\text{div } \boldsymbol{q}}{T} + \frac{\boldsymbol{\nabla} T \cdot \boldsymbol{q}}{T^2},$$

elle-même équivalente à (3.6.3).

# Chapitre 4

# Etude du tenseur des contraintes

## 4.1 Exercice : cercles de Mohr

On a vu dans le chapitre précédent que la densité surfacique de forces qui s'exerce en un point M sur toute région limitée par une surface passant par M de normale extérieure  $\boldsymbol{n}$  au point M est donnée par la formule (3.3.4), c'est à dire par :

$$\vec{F}(M,\boldsymbol{n}) = \boldsymbol{\sigma}(M)\boldsymbol{n}. \tag{4.1.1}$$

Le vecteur  $\vec{F}$  est appelé le **vecteur contrainte.** Il se décompose sous la forme de la somme d'un vecteur  $T_n(M, \boldsymbol{n})\boldsymbol{n}$  parallèle à  $\boldsymbol{n}$  (donc normal à la surface) et d'un vecteur  $\vec{T}_t(M, \boldsymbol{n})$  orthogonal à  $\boldsymbol{n}$  (donc tangent à la surface) :

$$\vec{F} = T_n \boldsymbol{n} + \vec{T}_t, \quad T_n = \vec{F} \cdot \boldsymbol{n}, \quad \vec{T}_t = \vec{F} - T_n \boldsymbol{n}.$$
(4.1.2)

L'objectif de ce problème est de répondre à la question suivante : étant donnés un tenseur des contraintes  $\sigma$  et deux nombres réels X (de signe quelconque) et Y (positif ou nul), existe-t-il une direction n telle que

$$X = T_n(\mathbf{n}), \quad Y = ||\vec{T}_t(\mathbf{n})||?$$
(4.1.3)

Dans la suite, on note  $\sigma_I$ ,  $\sigma_{II}$ ,  $\sigma_{III}$  les contraintes normales principales associées à  $\boldsymbol{\sigma}$  (c'est à dire les valeurs propres de  $\boldsymbol{\sigma}$ ), que l'on suppose associées, respectivement, à des vecteurs propres  $\boldsymbol{\nu}_I$ ,  $\boldsymbol{\nu}_{II}$ ,  $\boldsymbol{\nu}_{III}$  (directions principales de contraintes) choisis de telle sorte que ( $\boldsymbol{\nu}_I, \boldsymbol{\nu}_{II}, \boldsymbol{\nu}_{III}$ ) constitue une base orthonormée directe (c'est toujours possible puisque  $\boldsymbol{\sigma}$  est symétrique).

1. Soit  $\boldsymbol{n}$  un vecteur normé  $\boldsymbol{n}$  de composantes  $n_1, n_2, n_3$  dans la base ( $\boldsymbol{\nu}_I, \boldsymbol{\nu}_{II}, \boldsymbol{\nu}_{III}$ ). Montrer que

$$\boldsymbol{n} = n_1 \boldsymbol{\nu}_I + n_2 \boldsymbol{\nu}_{II} + n_3 \boldsymbol{\nu}_{III}$$
  
$$\boldsymbol{\sigma}(M) \boldsymbol{n} = n_1 \sigma_I \boldsymbol{\nu}_I + n_2 \sigma_{II} \boldsymbol{\nu}_{II} + n_3 \sigma_{III} \boldsymbol{\nu}_{III}$$
  
$$(\boldsymbol{\sigma}(M) \boldsymbol{n}) \cdot \boldsymbol{n} = \sigma_I n_1^2 + \sigma_{III} n_2^2 + \sigma_{III} n_3^2.$$
(4.1.4)

2. Montrer que si le vecteur normé  $\boldsymbol{n}$  vérifie (4.1.3), alors ses composantes  $n_1, n_2, n_3$  dans la base  $(\boldsymbol{\nu}_I, \boldsymbol{\nu}_{II}, \boldsymbol{\nu}_{III})$  satisfont

$$n_1^2 + n_2^2 + n_3^2 = 1$$
  

$$\sigma_I n_1^2 + \sigma_{II} n_2^2 + \sigma_{III} n_3^2 = X$$
  

$$\sigma_I^2 n_1^2 + \sigma_{II}^2 n_2^2 + \sigma_{III}^2 n_3^2 = X^2 + Y^2.$$
(4.1.5)

Le système (4.1.5) est un système de 3 équations linéaires par rapport aux inconnues  $n_1^2$ ,  $n_2^2$ ,  $n_3^2$ . Du fait de sa structure particulière (matrice de Vandermonde) il se résoud aisément de la manière suivante : 3. Soient P(x) un polynôme que lconque de degré 2 s'écrivant sous la forme  $P(x) = x^2 + ax + b$ . Montrer que

$$n_1^2 P(\sigma_I) + n_2^2 P(\sigma_{II}) + n_3^2 P(\sigma_{III}) = Y^2 + P(X)$$

4. On choisit le polynôme unitaire P du second degré s'annulant pour  $\sigma_{II}$  et  $\sigma_{III}$ , soit  $P(x) = (x - \sigma_{II})(x - \sigma_{III})$ . En déduire que

$$n_1^2(\sigma_I - \sigma_{II})(\sigma_I - \sigma_{III}) = Y^2 + (X - \sigma_{II})(X - \sigma_{III}).$$
(4.1.6)

Montrer de même que

$$n_2^2(\sigma_{II} - \sigma_{III})(\sigma_{II} - \sigma_I) = Y^2 + (X - \sigma_{III})(X - \sigma_I),$$
(4.1.7)

$$n_3^2(\sigma_{III} - \sigma_I)(\sigma_{III} - \sigma_{II}) = Y^2 + (X - \sigma_I)(X - \sigma_{II}).$$
(4.1.8)

5. On suppose de plus que

$$\sigma_I < \sigma_{II} < \sigma_{III}. \tag{4.1.9}$$

Vérifier que

$$n_{1}^{2} = \frac{Y^{2} + (X - \sigma_{II})(X - \sigma_{III})}{(\sigma_{I} - \sigma_{II})(\sigma_{I} - \sigma_{III})},$$

$$n_{2}^{2} = \frac{Y^{2} + (X - \sigma_{III})(X - \sigma_{I})}{(\sigma_{II} - \sigma_{III})(\sigma_{II} - \sigma_{I})},$$

$$n_{3}^{2} = \frac{Y^{2} + (X - \sigma_{I})(X - \sigma_{II})}{(\sigma_{III} - \sigma_{I})(\sigma_{III} - \sigma_{II})}.$$
(4.1.10)

6. Les formules (4.1.10) fournissent  $n_1, n_2, n_3$  à la condition nécessaire et suffisante que le point

P = (X, Y)

soit tel que

$$Y^{2} + (X - \sigma_{II})(X - \sigma_{III}) \ge 0,$$
  

$$Y^{2} + (X - \sigma_{I})(X - \sigma_{III}) \le 0,$$
  

$$Y^{2} + (X - \sigma_{I})(X - \sigma_{II}) \ge 0.$$
  
(4.1.11)

Montrer qu'une équation de la forme

$$Y^{2} + (X - a)(X - b) = 0, \qquad (4.1.12)$$

s'écrit aussi

$$Y^{2} + \left(X - \frac{a+b}{2}\right)^{2} = \left(\frac{a-b}{2}\right)^{2}.$$

En déduire que l'équation (4.1.12) représente le cercle de rayon  $\left|\frac{a-b}{2}\right|$  et de centre de coordonnées  $\left(\frac{a+b}{2},0\right)$ . Ce cercle est centré sur OX et passe par les points de OX d'abscisse a et b.

7. Déduire des inégalités (4.1.11) que le point P doit se trouver dans la région délimitée par les trois cercles centrés sur OX et passant par les points d'abscisse  $\sigma_I$ ,  $\sigma_{II}$ ,  $\sigma_{III}$  comme l'indique la figure 4.1 et qu'inversement, pour tout point P(X,Y) appartenant à cette région, il existe un vecteur unitaire n vérifiant (4.1.3) : de plus, les composantes de ce vecteur n sont données, au signe près, par (4.1.10). Dans cette figure, on n'a tracé que des demi-cercles car Y est toujours positif ou nul, et on a hachuré les régions qui ne sont pas atteintes par P = (X, Y). On a donc démontré le théorème suivant :



FIGURE 4.1 – Diagramme de Mohr

**Théorème 4.1.1.** Soit  $(X,Y) \in \mathbb{R}^2$ . On suppose (4.1.9). Alors, il existe un vecteur unitaire **n** vérifiant (4.1.3) si et seulement si le couple (X,Y) se situe dans la zone non hachurée de la figure 4.1. Pour tout couple (X,Y) appartenant à la zone non hachurée de la figure 4.1, tout vecteur **n** dont les carrés  $n_1^2$ ,  $n_2^2$  et  $n_3^2$  des composantes dans la base  $(\boldsymbol{\nu}_I, \boldsymbol{\nu}_{II}, \boldsymbol{\nu}_{III})$  sont données par (4.1.10) vérifie (4.1.3).

- 8. Déduire de (4.1.10) que si **n** se déplace dans le plan  $\boldsymbol{\nu}_I$ ,  $\boldsymbol{\nu}_{II}$ , c'est à dire si  $n_3 = 0$ , alors le point  $P = (X(\boldsymbol{n}), Y(\boldsymbol{n}))$  se déplace sur le demi-cercle de diamètre  $((\sigma_I, 0), (\sigma_{II}, 0))$ , et réciproquement. Généraliser aux deux autres demi-cercles.
- 9. Le diagramme de Mohr montre que

$$\sigma_I \leq X(\boldsymbol{n}) \leq \sigma_{III} \quad \forall \boldsymbol{n},$$

que la contrainte tangentielle maximale est atteinte au point  $P_1$  donné par

$$P_1 = \left(\frac{\sigma_I + \sigma_{III}}{2}, \frac{\sigma_{III} - \sigma_I}{2}\right),\,$$

et qu'elle est donnée par

$$Y_{max} = \frac{\sigma_{III} - \sigma_I}{2}.$$

Vérifier que les directions **n** correspondantes sont dans le plan  $\boldsymbol{\nu}_I$ ,  $\boldsymbol{\nu}_{III}$  et satisfont (*Indication : utiliser (4.1.10)*)

$$n_1 = \pm n_3, \quad n_2 = 0.$$

Les deux plans associés à cette contrainte tangentielle maximale, appelés parfois plan de cisaillement maximal, sont les plans bissecteurs des directions principales  $\nu_I$  et  $\nu_{III}$  correspondant aux contraintes normales principales extrêmes. C'est fréquemment cette contrainte de cisaillement maximale qui provoque des ruptures du matériau, d'où des faces de rupture en dent de scie (cf. figure 2).



FIGURE 4.2 – Rupture en dent de scie

#### 10. On suppose maintenant que

$$\sigma_I = \sigma_{II} < \sigma_{III}$$

En utilisant (4.1.8), montrer qu'alors le point P = (X, Y) se trouve nécessairement sur le cercle de diamètre  $((\sigma_I, 0), (\sigma_{III}, 0))$ .



FIGURE 4.3 – cas  $\sigma_I = \sigma_{II} < \sigma_{III}$ 

Vérifier que l'angle  $\varphi$  représenté sur la figure 4.3 vérifie

$$\cos\varphi = \frac{X - \sigma_I}{AP} = \frac{AP}{\sigma_{III} - \sigma_I},$$

et que  $n_3$  défini par (4.1.10) satisfait

$$n_3^2 = \frac{AP^2}{(\sigma_{III} - \sigma_I)^2}.$$

En déduire que  $\varphi$  représente l'angle de **n** avec la direction principale  $\boldsymbol{\nu}_{III}$  (i.e. que  $|\cos \varphi| = |\boldsymbol{n}.\boldsymbol{\nu}_{III}|$ ).

- 11. Montrer qu'à chaque point P du demi-cercle correspond tout un cône de directions  $\boldsymbol{n}$ , cône de révolution d'axe  $\boldsymbol{\nu}_{III}$  et de demi-angle au sommet  $(\vec{OX}, \vec{AP}) = \varphi$ . En particulier, vérifier que le point A sur la figure 3 correspond à tout le plan  $\boldsymbol{\nu}_{I}, \boldsymbol{\nu}_{II}$ .
- 12. En quel point la contrainte tangentielle maximale est-elle atteinte et quelle est sa valeur? Quels sont les plans de cisaillement maximal?
- 13. Que se passe-t-il dans le cas  $\sigma_I = \sigma_{II} = \sigma_{III}$ ?

### 4.2 Exercice : tenseur des contraintes plan. Fonction d'Airy

On dit qu'un champ de contraintes  $\sigma$  est plan (relativement au plan  $(O, x_1, x_2)$  s'il ne dépend que de  $x_1$  et de  $x_2$ , et est de la forme :

$$\boldsymbol{\sigma} = \begin{pmatrix} \sigma_{11}(x_1, x_2) & \sigma_{12}(x_1, x_2) & 0\\ \sigma_{12}(x_1, x_2) & \sigma_{22}(x_1, x_2) & 0\\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

Pour un champ de contraintes plan, si les forces volumiques sont nulles, les équations d'équilibre div  $\sigma = 0$  s'écrivent

$$\sigma_{11,1} + \sigma_{12,2} = 0, \tag{4.2.1}$$

$$\sigma_{21,1} + \sigma_{22,2} = 0. \tag{4.2.2}$$

On a vu précédemment (cf. (1.4.14)) que

$$\begin{bmatrix} \mathbf{f} \in C^{1}(U; \mathbb{R}^{2}), & f_{1,1} + f_{2,2} = 0 \end{bmatrix} \iff \exists \varphi(x_{1}, x_{2}) \in C^{2}(U), \begin{cases} f_{1} = \varphi_{,2} \\ f_{2} = -\varphi_{,1}. \end{cases}$$
(4.2.3)

On suppose de plus que  $\boldsymbol{\sigma}$  est de classe  $C^1$ .

1. Montrer que, compte tenu de (4.2.3), l'équation (4.2.1) entraine

$$\exists \varphi_1(x_1, x_2) \in C^2(U), \quad \begin{cases} \sigma_{11} = (\varphi_1)_{,2} \\ \sigma_{12} = -(\varphi_1)_{,1}. \end{cases}$$

2. Montrer que, compte tenu de (4.2.3), l'équation (4.2.2) entraine

$$\exists \varphi_2(x_1, x_2) \in C^2(U), \quad \begin{cases} \sigma_{21} = (\varphi_2)_{,2} \\ \sigma_{22} = -(\varphi_2)_{,1}. \end{cases}$$

3. Déduire de la symétrie de  $\pmb{\sigma}$  que

$$(\varphi_1)_{,1} + (\varphi_2)_{,2} = 0.$$

4. Appliquant à nouveau (4.2.3), montrer que

$$\exists \chi(x_1, x_2) \in C^3(U), \quad \begin{cases} \varphi_1 = \chi_{,2} \\ \varphi_2 = -\chi_{,1}. \end{cases}$$

5. En déduire que

$$\boldsymbol{\sigma} = \begin{pmatrix} \chi_{,22} & -\chi_{,12} & 0\\ -\chi_{,12} & \chi_{,11} & 0\\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}.$$

La fonction  $\chi$  est appelée fonction **d'Airy**. Inversement, pour toute fonction  $\chi(x_1, x_2)$  de classe  $C^3$ , le champ  $\sigma$  défini ci-dessus est un champ de contrainte plan.

# Chapitre 5

# Etude des déformations

## 5.1 Notion de déformation

On dira qu'un milieu continu en mouvement a subi des déformations entre l'instant t = 0 et l'instant t si les distances relatives des points ont varié. La notion de déformation est locale : le milieu peut se déformer à certains endroit et ne pas se déformer à d'autres endroits. On est amené à étudier la présence de déformation à l'échelle microscopique, c'est à dire à étudier les variations de distance entre points très proches les uns des autres. La formule de Taylor permet alors d'exprimer ces variations en fonction du gradient de la transformation. Supposons que le milieu continu en mouvement soit défini par la transformation

$$\boldsymbol{f}: (X,t) \in \Omega(0) \times \mathbb{R}^+ \to \boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t) \in \Omega(t).$$
(5.1.1)

Pour simplifier les notations, on pose, comme dans (2.4.2),

$$\boldsymbol{F}(X,t) := \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{f}(X,t).$$

La matrice F, qui est la matrice jacobienne de la transformation f, est appelée le gradient de la transformation. Le développement de Taylor au premier ordre s'écrit (voir Remarque 5.1.1)

$$f(X,t) - f(X_0,t) = F(X,t)(X - X_0) + o(||X - X_0||) \qquad \forall X_0, X \in \Omega(0).$$
(5.1.2)

Lorsque X est proche de  $X_0$ , le terme  $o(||X - X_0||)$  peut être négligé. Dans ce cas, notant

$$\overrightarrow{dM_0} := \boldsymbol{X} - \boldsymbol{X}_0, \qquad \overrightarrow{dM} := \boldsymbol{f}(X, t) - \boldsymbol{f}(X_0, t),$$

l'équation (5.1.2) devient

$$\overrightarrow{dM} = \mathbf{F} \overrightarrow{dM_0}.$$
 (5.1.3)

Choisissons un second point quelconque de coordonnée X' proche de  $X_0$  et posons

$$\overrightarrow{\delta M_0} := \boldsymbol{X}' - \boldsymbol{X}_0, \qquad \overrightarrow{\delta M} := \boldsymbol{f}(X', t) - \boldsymbol{f}(X_0, t).$$

On obtient de la même façon

$$\overrightarrow{\delta M} = \mathbf{F} \overrightarrow{\delta M_0}. \tag{5.1.4}$$

La déformation au voisinage du point  $M_0$  peut se caractériser en étudiant les variations de produits scalaires

$$\overrightarrow{dM}\cdot\overrightarrow{\delta M}-\overrightarrow{dM_0}\overrightarrow{\delta M_0},$$

en fonction des vecteurs infinitésimaux  $\overrightarrow{dM_0}, \overrightarrow{\delta M_0}$ .

**Remarque 5.1.1.** Soit  $\Omega$  un ouvert de  $\mathbb{R}^n$  et  $f \in C^N(\Omega)$ . Pour tout  $\alpha = (\alpha_1, ..., \alpha_n) \in \mathbb{N}$  et tout  $x = (x_1, ..., x_n) \in \Omega$ , on introduit les notations

$$\begin{split} |\alpha| &= \alpha_1 + \ldots + \alpha_n, \\ \alpha! &= \alpha_1! \alpha_2! \ldots \alpha_n!, \\ D^{\alpha} f &= \frac{\partial^{|\alpha|}}{\partial^{\alpha_1} x_1 \partial^{\alpha_2} x_2 \ldots \partial^{\alpha_n} x_n}, \\ x^{\alpha} &= x_1^{\alpha_1} x_2^{\alpha_2} \ldots x_n^{\alpha_n}. \end{split}$$

Le développement de Taylor de f à l'ordre N au point  $x_0 \in \Omega$  s'écrit

$$f(x) = \sum_{\alpha \in \mathbb{N}^n, \ |\alpha| \le N} \frac{D^{\alpha} f(x_0)}{\alpha!} (x - x_0)^{\alpha} + o(||x - x_0||^N).$$
(5.1.5)

# 5.2 Tenseur des dilatations. Tenseur des déformations

Posons

$$\overrightarrow{dM_0} := (dX_1, dX_2, dX_3), \qquad \overrightarrow{\delta M_0} := (\delta X_1, \delta X_2, \delta X_3), 
\overrightarrow{dM} := (dx_1, dx_2, dx_3), \qquad \overrightarrow{\delta M} := (\delta x_1, \delta x_2, \delta x_3).$$
(5.2.1)

Compte tenu de (5.1.3) et de (5.1.4), on a

$$\overrightarrow{dM} \cdot \overrightarrow{\delta M} = (\mathbf{F} \overrightarrow{dM_0}) \cdot (\mathbf{F} \overrightarrow{\delta M_0}) = (\mathbf{F} \overrightarrow{dM_0})_i (\mathbf{F} \overrightarrow{\delta M_0})_i$$
$$= F_{i\alpha} dX_\alpha F_{i\beta} \delta X_\beta = dX_\alpha (F_{i\alpha} F_{i\beta}) \delta X_\beta = dX_\alpha C_{\alpha\beta} \delta X_\beta$$
$$= \overrightarrow{dM_0} \cdot \mathbf{C} \overrightarrow{\delta M_0},$$

où  $\boldsymbol{C}$  est la matrice de composantes  $C_{\alpha\beta} := F_{i\alpha}F_{i\beta}$ . En d'autres termes, on a

$$\overrightarrow{dM} \cdot \overrightarrow{\delta M} = \overrightarrow{dM_0} \cdot C \overrightarrow{\delta M_0}, \qquad (5.2.2)$$

où

$$\boldsymbol{C} := \boldsymbol{F}^T \boldsymbol{F}. \tag{5.2.3}$$

La matrice symétrique C définie par (5.2.3) est appelée le tenseur des dilatations. On a

$$\overrightarrow{dM} \cdot \overrightarrow{\delta M} - \overrightarrow{dM_0} \overrightarrow{\delta M_0} = \overrightarrow{dM_0} \cdot \overrightarrow{C} \overrightarrow{\delta M_0} - \overrightarrow{dM_0} \cdot \overrightarrow{I} \overrightarrow{\delta M_0} = \overrightarrow{dM_0} \cdot (\overrightarrow{C} - \overrightarrow{I}) \overrightarrow{\delta M_0},$$
(5.2.4)

 $\operatorname{soit}$ 

$$\overrightarrow{dM} \cdot \overrightarrow{\delta M} - \overrightarrow{dM_0} \overrightarrow{\delta M_0} = 2 \overrightarrow{dM_0} \cdot \mathbf{E} \overrightarrow{\delta M_0}, \qquad (5.2.5)$$

où la matrice  $\boldsymbol{E}$ , définie par

$$\boldsymbol{E} := \frac{1}{2} (\boldsymbol{C} - \boldsymbol{I}) = \frac{1}{2} (\boldsymbol{F}^{t} \boldsymbol{F} - \boldsymbol{I}), \qquad (5.2.6)$$

est appelée le tenseur des déformations.

**Théorème 5.2.1.** La condition nécessaire et suffisante pour qu'il n'y ait pas de déformation au point M de coordonnée de Lagrange X à l'instant t par rapport à la configuration initiale  $\Omega(0)$  est que le tenseur des déformations E défini par (5.2.6) vérifie E(X,t) = 0.

La matrice des dilatations C est symétrique et possède donc une base orthonormée de vecteurs propres  $(\nu_I, \nu_{II}, \nu_{III})$ . Ces vecteurs sont appelés les **directions principales de déformation**. On note  $C_I, C_{II}, C_{III}$  ses valeurs propres :

$$C \boldsymbol{\nu}_I = C_I \boldsymbol{\nu}_I, \quad C \boldsymbol{\nu}_{II} = C_{II} \boldsymbol{\nu}_{II}, \quad C \boldsymbol{\nu}_{III} = C_{III} \boldsymbol{\nu}_{III}.$$

Les valeurs propres  $C_I, C_{II}, C_{III}$  sont appelées les dilatations principales. On a :

**Théorème 5.2.2.** Les dilatations principales  $C_I, C_{II}, C_{III}$  du tenseur des dilatation sont strictement positives.

Preuve. On a

$$C_{I} = C_{I}\boldsymbol{\nu}_{I} \cdot \boldsymbol{\nu}_{I} = \boldsymbol{\nu}_{I} \cdot (C_{I}\boldsymbol{\nu}_{I}) = \boldsymbol{\nu}_{I} \cdot \boldsymbol{C}\boldsymbol{\nu}_{I} = C_{\alpha\beta}(\boldsymbol{\nu}_{I})_{\alpha}(\boldsymbol{\nu}_{I})_{\beta} = F_{i\alpha}F_{i\beta}(\boldsymbol{\nu}_{I})_{\alpha}(\boldsymbol{\nu}_{I})_{\beta}$$
$$= (F_{i\alpha}(\boldsymbol{\nu}_{I})_{\alpha})(F_{i\beta}(\boldsymbol{\nu}_{I})_{\beta}) = ||\boldsymbol{F}\boldsymbol{\nu}_{I}||^{2} \ge 0.$$

On montre de même que  $C_{II} \ge 0$  et  $C_{III} \ge 0$ . D'après (6.1.1), (5.2.3) et l'exercice (2.4.2), on a

$$C_I C_{II} C_{III} = \det \boldsymbol{C} = \det(\boldsymbol{F}^T \boldsymbol{F}) = \det \boldsymbol{F}^T \det \boldsymbol{F} = (\det \boldsymbol{F})^2 = (\det \boldsymbol{\nabla} f(X, t))^2 > 0$$

donc les valeurs propres  $C_I, C_{II}, C_{III}$  de C sont strictement positives.

Compte tenu de (5.2.6), on déduit :

**Théorème 5.2.3.** Le tenseur des déformations E défini par (5.2.6) est symétrique, possède les mêmes directions propres que C, et ses valeurs propres  $E_I$ ,  $E_{II}$ ,  $E_{III}$  sont appelées les déformations principales. Elles vérifient

## 5.3 Variation des longueurs

Considérons un élément matériel  $\overrightarrow{dM_0}$  à l'instant t = 0, de longueur  $dl_0 = ||\overrightarrow{dM_0}||$  et de direction  $\mathbf{n}_0$  (unitaire), i.e.  $\overrightarrow{dM_0} = dl_0\mathbf{n}_0$ . A l'instant t, cet élément matériel est devenu  $\overrightarrow{dM}$  et sa longueur est  $dl = ||\overrightarrow{dM}||$ . En choisissant  $\overrightarrow{\delta M_0} = \overrightarrow{dM_0}$  (et donc  $\overrightarrow{\delta M} = \overrightarrow{dM}$ ) dans (5.2.5), on obtient

$$dl^{2} - dl_{0}^{2} = ||\overrightarrow{dM}||^{2} - ||\overrightarrow{dM_{0}}||^{2} = 2\overrightarrow{dM_{0}} \cdot \mathbf{E}\overrightarrow{dM_{0}} = 2dl_{0}\mathbf{n}_{0} \cdot \mathbf{E}(dl_{0}\mathbf{n}_{0})$$
$$= 2dl_{0}^{2}\mathbf{n}_{0} \cdot \mathbf{E}\mathbf{n}_{0},$$

dont on déduit

$$\frac{dl^2 - dl_0^2}{dl_0^2} = 2\boldsymbol{n}_0 \cdot \boldsymbol{E}\boldsymbol{n}_0, \tag{5.3.1}$$

puis

$$\left(\frac{dl}{dl_0}\right)^2 = 1 + 2\boldsymbol{n}_0 \cdot \boldsymbol{E}\boldsymbol{n}_0 = \boldsymbol{n}_0 \cdot \boldsymbol{n}_0 + \boldsymbol{n}_0 \cdot 2\boldsymbol{E}\boldsymbol{n}_0$$
  
=  $\boldsymbol{n}_0 \cdot (\boldsymbol{I} + 2\boldsymbol{E})\boldsymbol{n}_0 = \boldsymbol{n}_0 \cdot \boldsymbol{C}\boldsymbol{n}_0$  d'après (5.2.6)

 $\operatorname{et}$ 

$$\frac{dl}{dl_0} = \sqrt{\boldsymbol{n}_0 \cdot (\boldsymbol{I} + 2\boldsymbol{E})\boldsymbol{n}_0}$$
(5.3.2)

Lorsque  $n_0 = \nu_J$  est un vecteur propre de C, c'est à dire une direction principale de déformation, on obtient

$$\left(\frac{dl}{dl_0}\right)^2 = C_J \qquad \text{si} \quad \boldsymbol{n}_0 = \boldsymbol{\nu}_J,$$

ce qui donne une interprétation des dilatations principales et justifie cette dénomination. De même, lorsque  $n_0 = \nu_J$ , on déduit de (5.3.1) que

$$\frac{dl^2 - dl_0^2}{dl_0^2} = 2E_J \qquad \text{si} \quad \boldsymbol{n}_0 = \boldsymbol{\nu}_J,$$

soit

$$\frac{dl}{dl_0} = \sqrt{1 + 2E_J} \qquad \text{si} \quad \boldsymbol{n}_0 = \boldsymbol{\nu}_J. \tag{5.3.3}$$

Si  $E_J$  est petit (ce qui est en général le cas lorsque le milieu considéré est un solide élastique, voir le chapitre suivant), on a  $\sqrt{1+2E_J} = 1 + E_J + o(E_J)$ , et

$$\frac{dl}{dl_0} = 1 + E_J + o(E_J), \qquad \frac{dl - dl_0}{dl_0} = E_J + o(E_J) \qquad \text{si} \quad \boldsymbol{n}_0 = \boldsymbol{\nu}_J,$$

ce qui donne une interprétation de la déformation principale  $E_J$  dans la direction principale de déformation  $\boldsymbol{\nu}_J$ .

## 5.4 Variations d'angles

Considérons deux éléments matériels  $\overrightarrow{dM_0}$  et  $\overrightarrow{\delta M_0}$  faisant entre eux un angle  $\theta_0$ . Posons

$$\overrightarrow{dM_0} = \boldsymbol{n}_0 dl_0, \qquad \overrightarrow{\delta M_0} = \boldsymbol{\nu}_0 \delta l_0,$$

où  $\boldsymbol{n}_0$  et  $\boldsymbol{\nu}_0$  sont des vecteurs unitaires. A l'instant t, ces éléments sont devenus  $\overrightarrow{dM}$  et  $\overrightarrow{\delta M}$  et font entre eux un angle  $\theta$ . Posons

$$\overrightarrow{dM} = \boldsymbol{n} dl, \qquad \overrightarrow{\delta M} = \boldsymbol{\nu} \delta l,$$

où n et  $\nu$  sont des vecteurs unitaires. Nous avons

 $\boldsymbol{n}_0\cdot\boldsymbol{\nu}_0=\cos\theta_0,\qquad \boldsymbol{n}\cdot\boldsymbol{\nu}=\cos\theta.$ 

En appliquant la formule (5.2.5), on obtient

$$\cos\theta dl\delta l - \cos\theta_0 dl_0 \delta l_0 = 2\,\boldsymbol{n}_0 \cdot \boldsymbol{E}\nu_0 dl_0 \delta l_0,$$

d'où

$$\cos\theta = (\cos\theta_0 + 2\boldsymbol{n}_0 \cdot \boldsymbol{E}\nu_0) \frac{dl_0}{dl} \frac{\delta l_0}{\delta l} = (\boldsymbol{n}_0 \cdot (\boldsymbol{I} + 2\boldsymbol{E})\boldsymbol{\nu}_0) \frac{dl_0}{dl} \frac{\delta l_0}{\delta l},$$

et, compte tenu de (5.3.2),

$$\cos\theta = \frac{\boldsymbol{n}_0 \cdot (\boldsymbol{I} + 2\boldsymbol{E})\boldsymbol{\nu}_0}{\sqrt{\boldsymbol{n}_0 \cdot (\boldsymbol{I} + 2\boldsymbol{E})\boldsymbol{n}_0}\sqrt{\boldsymbol{\nu}_0 \cdot (\boldsymbol{I} + 2\boldsymbol{E})\boldsymbol{\nu}_0}}$$
(5.4.1)

Supposons que  $\boldsymbol{n}_0 = \boldsymbol{\nu}_J$  soit une direction principale de déformation associée à la déformation normale principale  $E_J$ , (i.e. que  $\boldsymbol{E}\boldsymbol{n}_0 = \boldsymbol{E}\boldsymbol{\nu}_J = E_J\boldsymbol{\nu}_J = E_J\boldsymbol{n}_0$ ). Alors

$$\boldsymbol{n}_0 \cdot (\boldsymbol{I} + 2\boldsymbol{E})\boldsymbol{\nu}_0 = \boldsymbol{\nu}_0 \cdot (\boldsymbol{I} + 2\boldsymbol{E})\boldsymbol{n}_0 = \boldsymbol{\nu}_0(1 + 2E_J)\boldsymbol{n}_0 = (1 + 2E_J)\cos\theta_0,$$
  
$$\sqrt{\boldsymbol{n}_0 \cdot (\boldsymbol{I} + 2\boldsymbol{E})\boldsymbol{n}_0} = \sqrt{1 + 2E_J},$$

de sorte que

$$\cos\theta = \frac{\sqrt{1+2E_J}}{\sqrt{\boldsymbol{\nu}_0 \cdot (\boldsymbol{I}+2\boldsymbol{E})\boldsymbol{\nu}_0}} \cos\theta_0 \qquad \text{si} \quad \boldsymbol{n}_0 = \boldsymbol{\nu}_J. \tag{5.4.2}$$

La formule (5.4.2) entraîne en particulier que si  $\mathbf{n}_0 = \mathbf{\nu}_J$  est une direction principale de déformation associée à la déformation normale principale  $E_J$ , (i.e.  $\mathbf{E}\mathbf{\nu}_J = E_J\mathbf{\nu}_J$ ), et si  $\mathbf{\nu}_0$  est orthogonal à  $\mathbf{n}_0$ , c'est à dire  $\mathbf{n}_0 \cdot \mathbf{\nu}_0 = \cos \theta_0 = 0$ , alors après déformation, les directions  $\mathbf{n}$  et  $\mathbf{\nu}$  restent orthogonales entre elles.

### 5.5 Dérivée particulaire d'une intégrale de surface.

Nous allons montrer l'analogue de la formule (2.4.1) lorsque, au lieu de  $\Omega(t)$ , on considère une surface matérielle  $\Sigma(t)$  que l'on suit dans son mouvement. On note  $\boldsymbol{n}(x,t)$  une normale unitaire à  $\Sigma(t)$  au point  $\boldsymbol{x}$  et  $\boldsymbol{n}_0(\boldsymbol{X})$  la normale unitaire à  $\Sigma(0)$  au point  $\boldsymbol{X}$ .

Théorème 5.5.1 (Dérivée particulaire d'une intégrale de surface).

$$\frac{d}{dt} \int_{\Sigma(t)} \boldsymbol{k}(x,t) \cdot \boldsymbol{n} d\mathcal{H}^2 = \int_{\Sigma(t)} \left( \frac{d}{dt} \boldsymbol{k} + \boldsymbol{k} \text{div } \boldsymbol{v} - (\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v}) \boldsymbol{k} \right) \cdot \boldsymbol{n} \ d\mathcal{H}^2.$$
(5.5.1)

Le principe de la démonstration, comme pour la formule (2.4.1), consiste à se ramener par changement de variable à une intégrale sur le domaine fixe  $\Sigma(0)$ , à dériver par rapport au temps, puis à revenir par le changement de variables inverse à une intégrale sur  $\Sigma(t)$ . Dans ce but, nous avons besoin d'une formule de changement de variable pour les intégrales de surfaces analogue à celle de changement de variable pour les volumes considérée dans (2.4.4). Dans le lemme suivant, nous étudions le transformé d'une portion infinitésimale de surface.

**Lemme 5.5.1** (Transformé d'un élément de surface). Soit  $dS_0$  portion infinitésimale de S(0) et soit  $\mathbf{n}_0$ un vecteur unitaire orthogonal à  $dS_0$ . Alors  $dS_0$  est transformée au temps t en une portion infinitésimale de S(t) de surface  $\mathcal{H}^2(S)$  et de normale unitaire  $\mathbf{n}$  données par

$$\mathcal{H}^2(dS) = |CofFn_0|\mathcal{H}^2(dS_0), \qquad n = rac{CofFn_0}{|CofFn_0|}$$

En particulier, on a

$$\boldsymbol{n}\mathcal{H}^2(dS) = (\boldsymbol{CofF})\boldsymbol{n}_0\mathcal{H}^2(dS_0). \tag{5.5.2}$$

**Preuve.** Rappelons que la surface d'un parallélogramme P de cotés les vecteurs  $\boldsymbol{u}$  et  $\boldsymbol{v}$  est donnée par  $\mathcal{H}^2(P) = ||\boldsymbol{u} \wedge \boldsymbol{v}||$  et sa normale unitaire est  $\boldsymbol{n}_p = \frac{\boldsymbol{u} \wedge \boldsymbol{v}}{||\boldsymbol{u} \wedge \boldsymbol{v}||}$ . Nous considérons, comme portion infinitésimale  $dS_0$  de S(0), le parallélogramme de cotés deux vecteurs infinitésimaux  $\overrightarrow{dM_0}$  et  $\overrightarrow{\delta M_0}$  tangents à  $\Sigma(0)$ . Notant  $\boldsymbol{n}_0$  la normale unitaire à  $dS_0$ , on a

$$\mathcal{H}^{2}(dS_{0}) = ||\overrightarrow{dM_{0}} \wedge \overrightarrow{\delta M_{0}}||, \qquad \mathbf{n}_{0} = \frac{\overrightarrow{dM_{0}} \wedge \overrightarrow{\delta M_{0}}}{||\overrightarrow{dM_{0}} \wedge \overrightarrow{\delta M_{0}}||}.$$
(5.5.3)

Le parallélogramme  $dS_0$  est transformé en un parallélogramme dS de cotés deux vecteurs infinitésimaux  $\overrightarrow{dM} = \overrightarrow{F} \overrightarrow{dM_0}$  et  $\overrightarrow{\delta M} = \overrightarrow{F} \overrightarrow{\delta M_0}$  (voir (5.1.3)) et de normale unitaire n. L'élément de surface orienté  $n_0 \mathcal{H}^2(dS_0)$  est donc transformé en

$$\boldsymbol{n}\mathcal{H}^2(dS) = \overline{dM} \wedge \overline{\delta M},\tag{5.5.4}$$

où

$$\mathcal{H}^{2}(dS) = ||\overrightarrow{dM} \wedge \overrightarrow{\deltaM}||, \qquad \mathbf{n} = \frac{\overrightarrow{dM} \wedge \overrightarrow{\deltaM}}{||\overrightarrow{dM} \wedge \overrightarrow{\deltaM}||}.$$
(5.5.5)

D'après (1.6.4), on a

$$\overrightarrow{dM}\wedge\overrightarrow{\delta M}=oldsymbol{F}\overrightarrow{dM_0}\wedgeoldsymbol{F}\overrightarrow{\delta M_0}=oldsymbol{CofF}\overrightarrow{dM_0}\wedge\overrightarrow{\delta M_0}.$$

ce qui, compte tenu de (5.5.3), (5.5.4), et (5.5.5) donne (5.5.2).

Nous énoncons l'analogue de la formule de changement de variable (2.4.4) pour les intégrales de surfaces : **Proposition 5.5.1** (formule de changement de variable pour les intégrales de surfaces).

$$\int_{\Sigma(t)} \boldsymbol{k}(x,t) \cdot \boldsymbol{n} d\mathcal{H}^2 = \int_{\Sigma(0)} \boldsymbol{k}(\boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t),t) \cdot \boldsymbol{CofFn}_0 d\mathcal{H}^2.$$
(5.5.6)

Preuve (idée).  $\int_{\Sigma(t)} \mathbf{k}(x,t) \cdot \mathbf{n} d\mathcal{H}^2 = \int_{\Sigma(t)} \mathbf{k}(x,t) \cdot \mathbf{n} \mathcal{H}^2(dS)$  et d'après (5.5.2),  $\mathbf{n} \mathcal{H}^2(dS) = \mathbf{CofFn}_0 \mathcal{H}^2(dS_0)$ , d'où le résultat.

Preuve du Théorème 5.5.1. On déduit de (5.5.6) que

$$\frac{d}{dt} \int_{\Sigma(t)} \boldsymbol{k}(x,t) \cdot \boldsymbol{n} d\mathcal{H}^2 = \int_{\Sigma(0)} \frac{d\boldsymbol{k}}{dt} (\boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t),t) \cdot (\boldsymbol{CofFn}_0) d\mathcal{H}^2 + \int_{\Sigma(0)} \boldsymbol{k}(\boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t),t) \cdot \left(\frac{d}{dt} \boldsymbol{CofF}\right) \boldsymbol{n}_0 d\mathcal{H}^2.$$
(5.5.7)

En appliquant (5.5.6) à  $\frac{d\mathbf{k}}{dt}$ ,

$$\int_{\Sigma(0)} \frac{d\mathbf{k}}{dt} (\mathbf{f}(\mathbf{X}, t), t) \cdot (\mathbf{CofFn}_0) d\mathcal{H}^2 = \int_{\Sigma(t)} \frac{d\mathbf{k}}{dt} \cdot \mathbf{n} d\mathcal{H}^2.$$
(5.5.8)

D'après (1.6.3) et (2.4.3),

$$\boldsymbol{F}(\boldsymbol{CofF})^{t} = (\boldsymbol{CofF})^{t}\boldsymbol{F} = J\boldsymbol{I}, \quad \boldsymbol{F}^{t}\boldsymbol{CofF} = \boldsymbol{CofFF}^{t} = J\boldsymbol{I}.$$
(5.5.9)

D'après (2.4.7) et (5.5.9) ,  $\frac{d}{dt} \left( \boldsymbol{F} (\boldsymbol{CofF})^t \right) = \frac{dJ}{dt} \boldsymbol{I} = J(\text{div } \boldsymbol{v}) \boldsymbol{I}$ , soit

$$\frac{d\boldsymbol{F}}{dt}(\boldsymbol{CofF})^t + \boldsymbol{F}\frac{d(\boldsymbol{CofF})^t}{dt} = J(\operatorname{div} \boldsymbol{v})\boldsymbol{I}.$$
(5.5.10)

D'après (2.4.11),  $\frac{d \pmb{F}}{dt} = \pmb{\nabla} \pmb{v} \pmb{F},$  donc d'après (5.5.9),

$$\frac{d\boldsymbol{F}}{dt}(\boldsymbol{CofF})^{t} = \nabla \boldsymbol{v} \boldsymbol{F}(\boldsymbol{CofF})^{t} = J \nabla \boldsymbol{v}.$$
(5.5.11)

On déduit de (5.5.10) et (5.5.11) que

$$F rac{d(CofF)^t}{dt} = J \left( \operatorname{div} \boldsymbol{v} \ \boldsymbol{I} - \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} 
ight).$$

En transposant, on obtient

$$\frac{d\boldsymbol{CofF}}{dt}\boldsymbol{F}^{t} = J\left(\text{div }\boldsymbol{v} \ \boldsymbol{I} - \boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v}^{t}\right)$$

En multipliant à droite par CofF, on trouve

$$\frac{d\boldsymbol{CofF}}{dt}\boldsymbol{F}^{t}\boldsymbol{CofF} = J\left(\operatorname{div} \boldsymbol{v} \boldsymbol{I} - \boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v}^{t}\right)\boldsymbol{CofF}.$$

Compte tenu de (5.5.9), on déduit

$$\frac{d\boldsymbol{CofF}}{dt} = \left(\operatorname{div} \boldsymbol{v} \ \boldsymbol{I} - \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v}^{t}\right) \boldsymbol{CofF} = \operatorname{div} \boldsymbol{v} \ \boldsymbol{CofF} - \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v}^{t} \ \boldsymbol{CofF}.$$

D'après (1.1.2) appliqué à  $\boldsymbol{A} = \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v}$  et  $\boldsymbol{b} = \boldsymbol{CofFn}_0$ , on a

$$\boldsymbol{k} \cdot \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v}^{\mathrm{t}} \boldsymbol{CofFn}_{0} = \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} \boldsymbol{k} \cdot (\boldsymbol{CofFn}_{0}).$$

Appliquant les deux équations précédentes et la formule de changement de variable (5.5.6) pour les intégrales de surfaces, on obtient

$$\begin{split} \int_{\Sigma(0)} \boldsymbol{k}(\boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t),t) \cdot \left(\frac{d}{dt}\boldsymbol{C}\boldsymbol{o}\boldsymbol{f}\boldsymbol{F}\right) \boldsymbol{n}_{0}d\mathcal{H}^{2} &= \int_{\Sigma(0)} \boldsymbol{k}(\boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t),t) \cdot \left(\operatorname{div} \boldsymbol{v} \ \boldsymbol{I} - \boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v}^{t}\right) \boldsymbol{C}\boldsymbol{o}\boldsymbol{f}\boldsymbol{F}\boldsymbol{n}_{0}d\mathcal{H}^{2} \\ &= \int_{\Sigma(0)} \left(\operatorname{div} \boldsymbol{v} \ \boldsymbol{I} - \boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v}\right) \boldsymbol{k}(\boldsymbol{f}(\boldsymbol{X},t),t) \cdot \boldsymbol{C}\boldsymbol{o}\boldsymbol{f}\boldsymbol{F}\boldsymbol{n}_{0}d\mathcal{H}^{2} \\ &= \int_{\Sigma(t)} \left(\operatorname{kdiv} \boldsymbol{v} - (\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v})\boldsymbol{k}\right) \cdot \boldsymbol{n}d\mathcal{H}^{2}, \end{split}$$

qui, combiné à (5.5.7) et (5.5.8), donne (5.5.1).

# Chapitre 6

# Equations de l'élasticité linéaire

### 6.1 Notations.

Considérons un milieu continu en mouvement. La position à l'instant t d'un point matériel occupant la position X à l'instant 0 est notée f(X, t). L'application f est appelée la transformation. Le gradient de la transformation est noté F:

$$\boldsymbol{F}(X,t) = \boldsymbol{\nabla}_X \boldsymbol{f}(X,t), \qquad F_{ij} = \frac{\partial f_i}{\partial X_j}. \tag{6.1.1}$$

On rappelle que le tenseur des déformations de Green-Lagrange est la matrice E définie par

$$\boldsymbol{E} = \frac{1}{2} (\boldsymbol{F}^t \boldsymbol{F} - \boldsymbol{I}). \tag{6.1.2}$$

### 6.2 Définition générale d'un matériau élastique

Un milieu continu est dit élastique si le tenseur des contrainte  $\sigma$  s'exprime en fonction de la position et du tenseur des déformations E calculé par rapport à un état de référence pour lequel les contraintes sont nulles.

Un milieu élastique est dit linéaire lorsque l'approximation linéaire de sa loi de comportement donne une description convenable de son comportement. Les équations régissant le mouvement d'un milieu élastique sont obtenues en reportant cette loi de comportement dans l'équation du mouvement

$$\rho \boldsymbol{\gamma} = \mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} + \rho \boldsymbol{f} \quad \text{dans } \Omega(t).$$

Mais la divergence ci-dessus est exprimée en coordonnées eulériennes rattachées au milieu physique à l'instant t ( $\operatorname{div} \boldsymbol{\sigma} = \frac{\partial}{\partial x_j} \sigma_{ij} \boldsymbol{e}_i$ ) tandis que le tenseur des déformations  $\boldsymbol{E}$  dépend des coordonnées Lagrangiennes X rattachées au milieu physique à l'instant initial t = 0. Nous sommes amenés à exprimer l'équation du mouvement en coordonnées de Lagrange. Cela nous conduira à définir un nouveau tenseur des contraintes exprimé en coordonnées de Lagrange.

# 6.3 Equations du mouvement en coordonnées de Lagrange et relations de comportement.

La loi fondamentale de la dynamique implique (voir (3.3.1))

$$\frac{d}{dt} \int_{\omega(t)} \rho \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^3(x) = \int_{\omega(t)} \rho \boldsymbol{f} d\mathcal{H}^3(x) + \int_{\partial \omega(t)} \boldsymbol{\sigma} \boldsymbol{n} d\mathcal{H}^2(x) \qquad \forall \omega(t) \subset \Omega(t).$$
(6.3.1)

D'après (2.4.4), (5.5.6)), on a les formules suivantes associées au changement de variables  $\boldsymbol{x} = \boldsymbol{f}(\boldsymbol{X}, t)$ dans les intégrales de volume et dans les intégrales de surface, pour tout  $\omega(t) \subset \Omega(t)$ , tout champ scalaire k(x,t) et tout champ vectoriel  $\boldsymbol{k}(x,t)$ :

$$\int_{\omega(t)} k(x,t) d\mathcal{H}^{3}(x) = \int_{\omega(0)} k(f(X,t),t) J(X,t) d\mathcal{H}^{3}(X),$$

$$\int_{\partial \omega(t)} \mathbf{k}(x,t) \cdot \mathbf{n} d\mathcal{H}^{2}(x) = \int_{\partial \omega(0)} \mathbf{k}(f(\mathbf{X},t),t) \cdot \mathbf{CofFn}_{0} d\mathcal{H}^{2}(X),$$
(6.3.2)

où  $J = \det \mathbf{F}$  et **CofF** est la matrice des cofacteurs de  $\mathbf{F}$ . On déduit de (6.3.1) et (6.3.2) que

$$\begin{split} \frac{d}{dt} \int_{\omega(0)} \rho(f(X,t),t) \boldsymbol{v}(f(X,t),t) J(X,t) d\mathcal{H}^3(X) = \\ \int_{\omega(t)} \rho(f(X,t),t) \boldsymbol{f}(f(X,t),t) J(X,t) d\mathcal{H}^3(X) + \int_{\partial\omega(t)} \boldsymbol{\sigma}(f(X,t),t) \boldsymbol{CofFn}_0 d\mathcal{H}^2(X) \qquad \forall \omega(t) \subset \Omega(t), \end{split}$$

que nous écrirons, pour alléger les notations

$$\frac{d}{dt} \int_{\omega(0)} \rho \boldsymbol{v} J d\mathcal{H}^3(X) = \int_{\omega(0)} \rho \boldsymbol{f} J d\mathcal{H}^3(X) + \int_{\partial \omega(0)} \boldsymbol{\sigma} \boldsymbol{C} \boldsymbol{o} \boldsymbol{f} \boldsymbol{F} \boldsymbol{n}_0 d\mathcal{H}^2(X) \qquad \forall \omega(0) \subset \Omega(0).$$
(6.3.3)

La densité de forces  $\sigma n$  sur  $\partial \omega(t)$  devient donc une densité de forces  $\sigma CofFn_0$  sur  $\partial \omega(0)$ . Cela suggère d'introduire un nouveau tenseur des contraintes  $\hat{\sigma}$ , connu sous le nom de "premier tenseur des contraintes de Piola Kirchhoff", et défini par

$$\hat{\boldsymbol{\sigma}}(X,t) = \boldsymbol{\sigma}(f(X,t),t)\boldsymbol{CofF}(X,t).$$
(6.3.4)

Il est utile de remarquer que, comme  $CofF = \det F^t F^{-t}$  (notant  $F^{-t} = (F^t)^{-1}$ ), (6.3.4) équivaut à

$$\frac{1}{\det \boldsymbol{F}} \hat{\boldsymbol{\sigma}}(X, t) \boldsymbol{F}^t = \boldsymbol{\sigma}(f(X, t), t).$$
(6.3.5)

D'après (6.3.3) et (6.3.5),

$$\int_{\omega(0)} \rho \frac{d\boldsymbol{v}}{dt} \ Jd\mathcal{H}^3(X) = \int_{\omega(0)} \rho \boldsymbol{f} Jd\mathcal{H}^3(X) + \int_{\partial \omega(0)} \hat{\boldsymbol{\sigma}} \boldsymbol{n}_0 d\mathcal{H}^2(X) \qquad \forall \omega(0) \subset \Omega(0).$$

Il résulte de la formule de Stokes et du choix arbitraire de  $\omega(0)$  que

$$\rho \frac{d\boldsymbol{v}}{dt} J = \rho \boldsymbol{f} J + \mathbf{div}_X \hat{\boldsymbol{\sigma}} \quad \text{dans } \Omega(0), \tag{6.3.6}$$

où apparait l'opérateur différentiel  $\mathbf{div}_X$  par rapport aux coordonnées de Lagrange.

Le principe de conservation de la masse permet une simplification de (6.3.6). En effet, on a :

Lemme 6.3.1. Notant

$$\rho_0(X) = \rho(X, 0), \quad (notation)$$
(6.3.7)

la masse volumique à l'instant t = 0, on a

$$\rho(f(X,t),t)J(X,t) = \rho_0(X) \qquad \forall (X,t) \in \Omega(0) \times \mathbb{R}^+$$
(6.3.8)

Démonstration. Soit  $\omega(t)$  un sous-système matériel de  $\Omega(t)$  que l'on suit dans son mouvement. On note  $m(\omega(t))$  sa masse, donnée par (3.1.1), c'est à dire par

$$m(\omega(t)) = \int_{\omega(t)} \rho(x,t) d\mathcal{H}^3(x),$$

En utilisant la formule de changement de variables (2.4.4), on déduit

$$m(\omega(t)) = \int_{\omega(0)} \rho(f(X,t),t) J(X,t) d\mathcal{H}^3(X).$$

Par ailleurs, notant  $\rho_0(X) = \rho(X, 0)$  la masse volumique du milieu à l'instant t = 0, on a

$$m(\omega(0)) = \int_{\omega(0)} \rho_0(X) d\mathcal{H}^3(X)$$

D'après le principe de conservation de la masse, on a  $m(\omega(0)) = m(\omega(t))$ . On déduit donc

$$\int_{\omega(0)} \rho_0(X) d\mathcal{H}^3(X) = \int_{\omega(0)} \rho(f(X,t),t) J(X,t) d\mathcal{H}^3(X), \quad \forall \omega(0) \subset \Omega(0).$$

Le choix de  $\omega(0)$  étant arbitraire, on déduit (6.3.8).

Compte tenu de (6.3.8), l'équation (6.3.6) s'écrit

$$\rho_0 \frac{d\boldsymbol{v}}{dt} = \rho_0 \boldsymbol{f} + \mathbf{div}_X \hat{\boldsymbol{\sigma}} \quad \text{dans } \Omega(0).$$
(6.3.9)

L'inconvénient du tenseur  $\hat{\sigma}$  est qu'il n'est pas symétrique. Pour y remédier, on introduit le second tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff noté  $\hat{\sigma}$  et défini par

$$\hat{\hat{\sigma}} = \frac{1}{J} Cof F^{t} \hat{\sigma} = \frac{1}{J} Cof F^{t} \sigma Cof F.$$
(6.3.10)

Le second tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff est symétrique. De plus, comme  $\frac{1}{J}CofF^{t} = F^{-1}$ , on a

$$\hat{\boldsymbol{\sigma}} = \boldsymbol{F}\hat{\boldsymbol{\sigma}},\tag{6.3.11}$$

et l'équation (6.3.9) s'écrit

$$\rho_0 \frac{d\boldsymbol{v}}{dt} = \rho_0 \boldsymbol{f} + \mathbf{div}_X(\boldsymbol{F}\hat{\boldsymbol{\sigma}}) \quad \text{dans } \Omega(0).$$
(6.3.12)

**Definition 6.3.1** (Définition générale d'un milieu élastique). On dit qu'un milieu matériel est élastique s'il est caractérisé par une loi de comportement liant son second tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff  $\hat{\sigma}$  à son tenseur des déformation  $\boldsymbol{E}$ , c'est à dire une loi de comportement de la forme

$$\hat{\boldsymbol{\sigma}} = \boldsymbol{g}(\boldsymbol{E}), \quad \boldsymbol{E} = \frac{1}{2} (\boldsymbol{F}^t \boldsymbol{F} - \boldsymbol{I}), \quad \boldsymbol{g}(0) = 0.$$
(6.3.13)

Les équations du mouvement (6.3.12), où  $\hat{\sigma}$  est donné par (6.3.13), sont très non linéaires. Il est difficile d'en obtenir des solutions. Nous allons en effectuer une linéarisation qui fournira les équations classiques de l'élasticité. Cette théorie linéarisée rend bien compte du comportement de nombreux milieux (la plupart des métaux, le bois, certains plastiques, etc...).

### 6.4 Linéarisation des équations de l'élasticité.

#### 6.4.1 Principe de la linéarisation

On introduit le vecteur déplacement

$$u(X,t) = x - X, \qquad x = f(X,t).$$
 (6.4.1)

et on linéarise par rapport à  $\nabla u$ , c'est à dire que l'on effectue des développements limités par rapport à  $\nabla u$  en ne conservant que les termes constants et les termes linéaires par rapport à  $\nabla u$ . Cela. revient à supposer que les composantes de  $\nabla u$  sont très petites, c'est à dire

$$\left|\frac{\partial u_i}{\partial X_j}\right| \ll 1.$$

Cette approximation est connue sous le nom hypothèse des petites perturbations, qu'on note en abrégé h.p.p..

#### 6.4.2 Tenseur des déformations linéarisées

D'après (2.4.2) et (6.4.1),

$$\boldsymbol{F} = \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{f} = \boldsymbol{\nabla} (\boldsymbol{u} + \boldsymbol{X}) = \boldsymbol{I} + \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}, \tag{6.4.2}$$

d'où, compte tenu de (6.3.13),

$$\begin{aligned} \boldsymbol{E} &= \frac{1}{2} (\boldsymbol{F}^t \boldsymbol{F} - \boldsymbol{I}) = \frac{1}{2} \left( \left( \boldsymbol{I} + \boldsymbol{\nabla}^t \boldsymbol{u} \right) (\boldsymbol{I} + \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}) - \boldsymbol{I} \right) \\ &= \frac{1}{2} \left( \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u} + \boldsymbol{\nabla}^t \boldsymbol{u} + \boldsymbol{\nabla}^t \boldsymbol{u} \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u} \right) \\ &= \frac{1}{2} \left( \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u} + \boldsymbol{\nabla}^t \boldsymbol{u} \right) + O(|\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}|^2). \end{aligned}$$
(6.4.3)

On déduit :

Théorème 6.4.1. Sous l'hypothèse des petites perturbations,

$$\boldsymbol{E} = \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}|^2). \tag{6.4.4}$$

où  $\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})$ , défini par

$$\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) = \frac{1}{2} \left( \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u} + \boldsymbol{\nabla}^t \boldsymbol{u} \right), \qquad (6.4.5)$$

est appelé le tenseur des déformations linéarisées du milieu continu.

#### 6.4.3 Linéarisation de la loi de comportement

Supposons que l'application  $\boldsymbol{g}$  apparaissant dans (6.3.13) soit différentiable à l'origine. Fixons i, j et écrivons le développement de Taylor de  $g_{ij}(\boldsymbol{E})$  à l'ordre N = 1 au voisinage de 0. D'après (5.1.5), (6.3.13) et (6.4.4), compte tenu de  $\boldsymbol{g}(0) = 0$ ,

$$\begin{aligned} (\hat{\hat{\boldsymbol{\sigma}}})_{ij} &= g_{ij}(\boldsymbol{E}) = g_{ij}(0) + \frac{\partial g_{ij}}{\partial E_{kl}}(0)E_{kl} + O(|\boldsymbol{E}|^2) \\ &= \frac{\partial g_{ij}}{\partial E_{kl}}(0)\left(\varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u}) + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}|^2)\right) + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}|^2) \\ &= \frac{\partial g_{ij}}{\partial E_{kl}}(0)\left(\varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u})\right) + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}|^2). \end{aligned}$$

soit, en posant

$$a_{ijkl} = \frac{\partial g_{ij}}{\partial E_{kl}}(0), \tag{6.4.6}$$

$$\hat{\hat{\sigma}}_{ij} = a_{ijkl}\varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u}) + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}|^2), \quad \forall i, j \in \{1, 2, 3\},$$
(6.4.7)

où  $\varepsilon_{kl}$  est défini par (6.4.5).

**Definition 6.4.1.** La relation (6.4.7) est appelée la loi de comportement de l'élasticité linéarisée. Les coefficients  $a_{ijkl}$  définis par (6.4.6) sont appelés les coefficients d'élasticité. Du fait de la symétrie des tenseurs  $\hat{\boldsymbol{\sigma}}$  et  $\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})$ , ils satisfont les relations de symétrie

$$a_{ijkl} = a_{jikl} = a_{ijlk}.\tag{6.4.8}$$

# 6.4.4 Expressions linéarisées du premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff $\hat{\sigma}$ et du tenseur des contraintes $\sigma$

D'après (6.3.11), (6.4.2) et (6.4.7),

$$\begin{aligned} \hat{\sigma}_{ij}(X,t) &= \left(\boldsymbol{F}\hat{\boldsymbol{\sigma}}\right)_{ij} & \text{d'après (6.3.11)} \\ &= \left(\left(\boldsymbol{I} + \boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}\right)\hat{\boldsymbol{\sigma}}\right)_{ij} & \text{d'après (6.4.2)} \\ &= \hat{\sigma}_{ij} + \left(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}\hat{\boldsymbol{\sigma}}\right)_{ij} \\ &= \hat{\sigma}_{ij} + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}|^2) & \text{d'après (6.4.7)} \\ &= a_{ijkl}\varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u}) + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}|^2) & \text{d'après (6.4.7).} \end{aligned}$$

Ainsi le premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff vérifie

$$\hat{\sigma}_{ij}(X,t) = a_{ijkl}\varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u}(X,t)) + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}|^2), \quad \forall i,j \in \{1,2,3\}.$$
(6.4.9)

D'après (6.3.5), (6.4.2) et (6.4.9) on a

$$\begin{aligned} \sigma_{ij}(f(X,t),t) &= \left(\frac{1}{\det \boldsymbol{F}} \hat{\boldsymbol{\sigma}}(X,t) \boldsymbol{F}^t\right)_{ij} & \text{d'après (6.3.5)} \\ &= \frac{1}{\det \boldsymbol{F}} \hat{\sigma}_{im}(X,t) (\boldsymbol{F}^t)_{mj} \\ &= \frac{1}{\det \boldsymbol{F}} \left(a_{imkl} \varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u}) + O(|\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}|^2)\right) \left(\delta_{mj} + \frac{\partial u_j}{\partial X_m}\right) & \text{d'après (6.4.2) et (6.4.9)} \\ &= \frac{1}{\det \boldsymbol{F}} a_{ijkl} \varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u}) + O(|\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}|^2). \end{aligned}$$

D'où

$$\sigma_{ij}(f(X,t),t) = \frac{1}{\det \mathbf{F}} a_{ijkl} \varepsilon_{kl}(\mathbf{u}) + O(|\nabla \mathbf{u}|^2).$$
(6.4.10)

On a

$$\det \mathbf{F} = \frac{1}{6} \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{pqr} F_{ip} F_{jq} F_{kr} \qquad \text{d'après (1.2.9)}$$

$$= \frac{1}{6} \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{pqr} \left( \delta_{ip} + \frac{\partial u_i}{\partial X_p} \right) \left( \delta_{jq} + \frac{\partial u_j}{\partial X_q} \right) \left( \delta_{kr} + \frac{\partial u_k}{\partial X_r} \right) \qquad \text{d'après (6.4.2)}$$

$$= \frac{1}{6} \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{pqr} \delta_{ip} \delta_{jq} \delta_{kr} + \frac{1}{2} \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{pqr} \frac{\partial u_i}{\partial X_p} \delta_{jq} \delta_{kr} + O(|\nabla \mathbf{u}|^2) \qquad \text{idem avec (2.4.9)}$$

$$= \det \mathbf{I} + \frac{1}{2} \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{pjk} \frac{\partial u_i}{\partial X_p} + O(|\nabla \mathbf{u}|^2)$$

$$= 1 + \frac{1}{2} 2\delta_{ip} \frac{\partial u_i}{\partial X_p} + O(|\nabla \mathbf{u}|^2) \qquad \text{d'après (1.1.10)}$$

$$= 1 + \frac{\partial u_i}{\partial X_i} + O(|\nabla \mathbf{u}|^2),$$

 $\operatorname{soit}$ 

$$J = \det \boldsymbol{F} = 1 + \operatorname{div} \boldsymbol{u}(X, t) + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u})|^2).$$
(6.4.11)

On déduit

$$\sigma_{ij}(f(X,t),t) = \frac{1}{\det \mathbf{F}} a_{ijkl} \varepsilon_{kl}(\mathbf{u}) + O(|\nabla \mathbf{u}|^2) \qquad \text{d'après (6.4.10)}$$
$$= (1 + \operatorname{div} \mathbf{u} + O(|\nabla \mathbf{u}|^2))^{-1} a_{ijkl} \varepsilon_{kl}(\mathbf{u}) + O(|\nabla \mathbf{u}|^2) \qquad \text{d'après (6.4.11)}$$
$$= (1 - \operatorname{div} \mathbf{u} + O(|\nabla \mathbf{u}|^2)) a_{ijkl} \varepsilon_{kl}(\mathbf{u}) + O(|\nabla \mathbf{u}|^2)$$
$$= a_{ijkl} \varepsilon_{kl}(\mathbf{u}) + O(|\nabla \mathbf{u}|^2).$$

soit

$$\sigma_{ij}(f(X,t),t) = a_{ijkl}\varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u}) + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}|^2), \quad \forall i,j \in \{1,2,3\}.$$
(6.4.12)

On conclut :

**Théorème 6.4.2.** Le tenseur des contraintes  $\sigma(f(X,t),t)$ , le premier tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff  $\hat{\sigma}(X,t)$  et le second tenseur des contraintes de Piola-Kirchhoff  $\hat{\sigma}(X,t)$  ont le même développement au premier ordre sous l'hypothèse des petites perturbations. La loi de comportement de l'élasticité linéarisée s'exprime indifféremment sous la forme (6.4.7), (6.4.9), ou(6.4.12).

#### 6.4.5 Linéarisation des équations du mouvement

On a

$$\frac{d\boldsymbol{v}}{dt}(f(X,t),t) = \frac{\partial^2 \boldsymbol{f}(X,t)}{\partial t^2} 
= \frac{\partial^2 \boldsymbol{u}(X,t)}{\partial t^2} \quad \text{d'après (6.4.1).}$$
(6.4.13)

Les équations du mouvement (6.3.9), c'est à dire

$$\rho_0 \frac{d\boldsymbol{v}}{dt} = \rho_0 \boldsymbol{f} + \mathbf{div}_X \hat{\boldsymbol{\sigma}} \quad \text{dans } \Omega(0).$$

s'écrivent, compte tenu de (6.4.13) et (6.4.9)

$$\rho_0 \frac{\partial^2 \boldsymbol{u}(X,t)}{\partial t^2} = \rho_0 \boldsymbol{f} + \operatorname{div}_X(a_{ijkl} \varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u}) + O(|\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}|^2)) \quad \text{dans } \Omega(0).$$

On supposera que le terme  $\operatorname{div}_X(O(|\nabla \boldsymbol{u}|^2))$  peut être négligé. L'équation du mouvement linéarisée s'écrit alors

$$\rho_0 \frac{\partial^2 \boldsymbol{u}(X,t)}{\partial t^2} = \rho_0 \boldsymbol{f} + \operatorname{div}_X \boldsymbol{\sigma}^l \quad \text{dans } \Omega(0)$$
  
$$\boldsymbol{\sigma}^l(X,t) = a_{ijkl} \varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u}) \boldsymbol{e}_i \otimes \boldsymbol{e}_j.$$
 (6.4.14)

**Remarque 6.4.1.** La matrice  $\sigma^l$  est le tenseur des contraintes linéarisé. Les équations (6.4.7), (6.4.9), (6.4.12) et (6.4.14) montrent qu'en élasticité linéarisée, il n'y a pas lieu de distinguer  $\sigma$  de  $\hat{\sigma}$ ,  $\hat{\sigma}$  ou  $\sigma^l$ . Dans la suite du cours, pour simplifier, ces quatre tenseurs seront notés  $\sigma$ :

$$\boldsymbol{\sigma} = \hat{\boldsymbol{\sigma}} = \hat{\boldsymbol{\sigma}}^{l} = a_{ijkl} \varepsilon_{kl}(\boldsymbol{u}) \boldsymbol{e}_{i} \otimes \boldsymbol{e}_{j} \qquad dans \ l'approximation \ linéaire. \tag{6.4.15}$$

#### 6.4.6 Conditions aux limites linéarisées

Si les forces sont données sur une partie  $\Gamma_1(t)$  de la frontière  $\partial \Omega(t)$  de  $\Omega(t)$  par une densité surfacique F(x), on a

$$\boldsymbol{\sigma}(x,t)\boldsymbol{n}(x,t) = \vec{F}(x) \quad \text{sur } \Gamma_1(t). \tag{6.4.16}$$

A l'instant t = 0, les points matériels de  $\Gamma_1(t)$  occupent une portion  $\Gamma_1(0)$  de  $\partial\Omega(0)$ , et la normale extérieure  $\mathbf{n}_0(X)$  est donnée en fonction de  $\mathbf{n}(x,t) = \mathbf{n}(f(X,t),t)$  par la formule (5.5.2), c'est à dire par

$$\boldsymbol{n}(f(X,t),t) = \frac{\boldsymbol{CofF}(X,t)\boldsymbol{n}_0(X)}{|\boldsymbol{CofF}(X,t)\boldsymbol{n}_0(X)|}.$$
(6.4.17)

Or,

$$(CofF)_{ij} = \frac{1}{2} \varepsilon_{imn} \varepsilon_{jpq} F_{mp} F_{nq} \qquad \text{d'après (1.6.2)}$$

$$= \frac{1}{2} \varepsilon_{imn} \varepsilon_{jpq} (I + \nabla u)_{mp} (I + \nabla u)_{nq} \qquad \text{d'après (6.4.2)}$$

$$= \frac{1}{2} \varepsilon_{imn} \varepsilon_{jpq} (\delta_{mp} + \frac{\partial u_m}{\partial X_p}) (\delta_{nq} + \frac{\partial u_n}{\partial X_q})$$

$$= \frac{1}{2} \varepsilon_{imn} \varepsilon_{jpq} \delta_{mp} \delta_{nq} + O(|\nabla u|)$$

$$= \frac{1}{2} \varepsilon_{imn} \varepsilon_{jmn} + O(|\nabla u|)$$

$$= \delta_{ij} + O(|\nabla u|) \qquad \text{d'après (1.1.10)},$$

 $\operatorname{donc}$ 

$$CofF = (1 + O(|\nabla u|))I.$$
(6.4.18)

On déduit de (6.4.17) et (6.4.18) que

$$\boldsymbol{n}(f(X,t),t) = (1 + O(|\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u}|))\boldsymbol{n}_0(X).$$

La condition aux limites (6.4.16) s'écrit donc dans l'approximation linéaire,

$$\boldsymbol{\sigma}(f(X,t),t)\boldsymbol{n}_0(X) = \vec{F}(f(X,t),\boldsymbol{n}_0(X)) \quad \text{sur } \Gamma_1(0).$$

On peut donc écrire les conditions aux limites indifféremment sur le bord  $\partial \Omega(t)$  ou sur le bord  $\partial \Omega(0)$ .

### 6.4.7 Lien entre dérivées par rapport aux variables de Lagranges et dérivées par rapport aux variables d'Euler dans l'approximation linéaire

$$\begin{split} \frac{\partial}{\partial X_i} \psi(f(X,t),t) &= \left(\frac{\partial}{\partial x_j} \psi(f(X,t),t)\right) \frac{\partial f_j(X,t)}{\partial X_i} \\ &= \left(\frac{\partial \psi}{\partial x_j}\right) (f(X,t),t) F_{ji} & \text{d'après (6.1.1)} \\ &= \left(\frac{\partial \psi}{\partial x_j}\right) (f(X,t),t) \left(\delta_{ji} + \frac{\partial u_j}{\partial X_i}\right) & \text{d'après (6.4.2)} \\ &= \left(\frac{\partial \psi}{\partial x_i}\right) (f(X,t),t) (1 + O(|\boldsymbol{\nabla u}|)). \end{split}$$

Donc, dans l'approximation linéaire, il n'y a pas lieu de distinguer les dérivées partielles par rapport aux variables de Lagrange des dérivées partielles par rapport aux variables d'Euler :

$$\frac{\partial}{\partial X_i}\psi(f(X,t),t) \simeq \left(\frac{\partial\psi}{\partial x_i}\right)(f(X,t),t) \quad \text{dans l'approximation linéaire.}$$
(6.4.19)

## 6.4.8 Équations de l'élasticité linéaire

Supposons que l'on connaisse la densité  $\vec{F}$  des forces appliquées sur la frontière  $\partial\Omega$  du milieu continu élastique linéaire occupant le domaine  $\Omega$ . En remarquant que la vitesse  $\boldsymbol{v}$  et l'accélération  $\boldsymbol{\gamma}$  vérifient d'aprés (2.2.1), (2.3.1) et (6.4.1),

$$\boldsymbol{v} = \frac{d\boldsymbol{u}}{dt}, \qquad \boldsymbol{\gamma} = \frac{d^2\boldsymbol{u}}{dt^2}$$
 (6.4.20)

les équations gouvernant le comportement du milieu continu élastique linéaire s'écrivent alors, d'après (3.3.6), (6.4.5), (6.3.10), (6.4.7) et (6.4.19)

$$\begin{cases} \rho \frac{d^2 \boldsymbol{u}}{dt^2} = \mathbf{div}\boldsymbol{\sigma} + \rho \vec{f} & \text{dans } \Omega, \quad (\text{équations du mouvement}) \\ \sigma_{ij} = a_{ijkh} \varepsilon_{kh}(\boldsymbol{u}), & (\text{loi de comportement}) \\ \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) = \frac{1}{2} (\nabla \boldsymbol{u} + \nabla^t \boldsymbol{u}), & (\text{tenseur des déformations linéarisées}) \\ \boldsymbol{\sigma} \boldsymbol{n} = \vec{F} & \text{sur } \partial \Omega & (\text{conditions aux limites}). \end{cases}$$
(6.4.21)

# 6.5 Conséquence de l'existence d'une énergie interne de déformation

En l'absence d'effets thermiques, c'est à dire lorsque les apports volumiques de chaleur par unité de temps  $\rho w$  et le vecteur flux de chaleur  $\boldsymbol{q}$  sont négligés, l'énergie interne spécifique e vérifie l'équation (voir (3.5.2))

$$\rho \frac{de}{dt} = \boldsymbol{\sigma} : \boldsymbol{D} \boldsymbol{v}, \tag{6.5.1}$$

où Dv est le tenseur des vitesses de déformation défini par la formule (3.5.1), c'est à dire

$$\boldsymbol{D} \boldsymbol{v} := \frac{1}{2} (\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} + \boldsymbol{\nabla}^t \boldsymbol{v}).$$

D'après (6.4.19), dans le cadre de l'élasticité linéaire, les dérivées par rapport aux variables de Lagrange  $X_i$  sont approximativement égales aux dérivées par rapport aux variables d'Euler  $x_i$ . Compte tenu de (6.4.5) et (6.4.20), on déduit

$$\boldsymbol{D}\boldsymbol{v} = \frac{1}{2}(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v} + \boldsymbol{\nabla}^{t}\boldsymbol{v}) = \frac{1}{2}\left(\boldsymbol{\nabla}_{X}\left(\frac{d\boldsymbol{u}}{dt}\right) + \boldsymbol{\nabla}_{X}^{t}\left(\frac{d\boldsymbol{u}}{dt}\right)\right) = \frac{d}{dt}\frac{1}{2}(\boldsymbol{\nabla}_{X}\boldsymbol{u} + \boldsymbol{\nabla}_{X}^{t}\boldsymbol{u})$$
  
$$= \frac{d}{dt}\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}).$$
(6.5.2)

D'après (6.5.1) et (6.5.2), en l'absence d'effets thermique, l'énergie interne spécifique e du milieu élastique linéaire vérifie l'équation

$$\rho \frac{de}{dt} = \boldsymbol{\sigma} : \frac{d}{dt} \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) = \sigma_{ij} \frac{d\varepsilon_{ij}}{dt}.$$
(6.5.3)

Si l'énergie interne spécifique e est uniquement une énergie interne de déformation, c'est à dire uniquement une fonction de la déformation  $\varepsilon$ , on a

$$\frac{de}{dt} = \frac{\partial e}{\partial \varepsilon_{ij}} \frac{d\varepsilon_{ij}}{dt}.$$
(6.5.4)

On déduit de (6.5.3) et (6.5.4) que

$$\left(\rho \frac{\partial e}{\partial \varepsilon_{ij}} - \sigma_{ij}\right) \frac{d}{dt} \varepsilon_{ij} = 0, \qquad (6.5.5)$$

ce qui fournit l'expression suivante des composantes du tenseur des contraintes  $\sigma$  en fonction de l'énergie spécifique e:

$$\rho \frac{\partial e}{\partial \varepsilon_{ij}} = \sigma_{ij} \qquad \forall i, j \in \{1, 2, 3\}.$$
(6.5.6)

Compte tenu de (6.4.15),

$$\rho \frac{\partial e}{\partial \varepsilon_{ij}} = a_{ijkh} \varepsilon_{kh} \qquad \forall i, j \in \{1, 2, 3\}.$$
(6.5.7)

En dérivant par rapport à  $\varepsilon_{kh}$  on obtient l'expression suivante des coefficients d'élasticité  $a_{ijkh}$  en fonction de l'énergie spécifique e:

$$\rho \frac{\partial^2 e}{\partial \varepsilon_{ij} \partial \varepsilon_{kh}} = a_{ijkh} \qquad \forall i, j, k, h \in \{1, 2, 3\}.$$
(6.5.8)

D'après le théorème de Schwarz, on a  $\frac{\partial^2 e}{\partial \varepsilon_{ij} \partial \varepsilon_{kh}} = \frac{\partial^2 e}{\partial \varepsilon_{kh} \partial \varepsilon_{ij}}$ , donc

$$a_{ijkh} = a_{khij} \quad \forall i, j, k, h \in \{1, 2, 3\}.$$
 (6.5.9)

Compte tenu de (6.4.8), les coefficients d'élasticité vérifient les relations de symétrie suivantes :

$$a_{ijkh} = a_{jikh} = a_{ijhk} = a_{khij} \qquad \forall i, j, k, h \in \{1, 2, 3\}.$$
(6.5.10)

Si maintenant on intègre (6.5.7), ce qui devient possible grâce à (6.5.9), on obtient

$$e = \frac{1}{2\rho} a_{ijkh} \varepsilon_{ij} \varepsilon_{kh}. \tag{6.5.11}$$

On a donc établi le théorème suivant :

**Théorème 6.5.1.** La condition nécessaire et suffisante pour qu'il existe une énergie de déformation e en élasticité linéarisée est que les coefficients d'élasticité satisfassent

$$a_{ijkh} = a_{khij} \quad \forall i, j, k, h \in \{1, 2, 3\}.$$
 (6.5.12)

Compte tenu de (6.4.8), les coefficients d'élasticité satisfont

$$a_{ijkh} = a_{jikh} = a_{ijhk} = a_{khij} \quad \forall i, j, k, h \in \{1, 2, 3\}.$$
 (6.5.13)

En l'absence d'effets thermiques, on a

$$e = \frac{1}{2\rho} a_{ijhk} \varepsilon_{ij} \varepsilon_{kh} = \frac{1}{2\rho} \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{\varepsilon}) : \boldsymbol{\varepsilon}, \qquad (6.5.14)$$

et

$$\sigma_{ij} = \rho \frac{\partial e}{\partial \varepsilon_{ij}}, \qquad \rho \frac{\partial^2 e}{\partial \varepsilon_{ij} \partial \varepsilon_{kh}} = a_{ijkh} \qquad \forall i, j, k, h \in \{1, 2, 3\}.$$
(6.5.15)

## 6.6 Isotropie. Loi de Hooke

#### 6.6.1 Définition d'un milieu élastique isotrope

Si, en un point X, le milieu a les mêmes propriétés quelles que soient les directions autour de X, on dit qu'il est isotrope. Considérons un milieu élastique, linéaire ou non. La loi de comportement d'un milieu élastique dit que le tenseur des contraintes  $\sigma$  est une fonction du tenseur des déformations E :  $\sigma = \sigma(E)$ . La propriété d'isotropie s'exprime en disant que si, dans une base orthonormée ( $\nu_1, \nu_2, \nu_3$ ), le tenseur des déformations E donné par

$$\boldsymbol{E} = E_{ij} \boldsymbol{\nu}_i \otimes \boldsymbol{\nu}_j, \tag{6.6.1}$$

est associé au tenseur des contraintes

$$\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{E}) = \sigma_{ij} \boldsymbol{\nu}_i \otimes \boldsymbol{\nu}_j, \qquad (6.6.2)$$

alors dans tout autre base orthonormée  $(n_1, n_2, n_3)$ , le tenseur des déformations

$$\hat{\boldsymbol{E}} = E_{ij} \boldsymbol{n}_i \otimes \boldsymbol{n}_j, \tag{6.6.3}$$

est associée au tenseur des contraintes

$$\tilde{\boldsymbol{\sigma}} = \sigma_{ij} \boldsymbol{n}_i \otimes \boldsymbol{n}_j. \tag{6.6.4}$$

Autrement dit,

$$\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{E}) = \sigma_{ij} \boldsymbol{n}_i \otimes \boldsymbol{n}_j. \tag{6.6.5}$$

**Definition 6.6.1.** Soit  $\Omega$  un milieu élastique linéaire ou non linéaire et soit X un point matériel de  $\Omega$ . On note  $\boldsymbol{\sigma} = \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{E})$  la loi de comportement élastique du milieu au point X. On dit que le milieu matériel est isotrope au point X si et seulement si, quels que soient les nombres réels  $E_{ij}$  et  $\sigma_{ij}$  avec  $E_{ij} = E_{ji}$ ,  $\sigma_{ij} = \sigma_{ji}$   $i, j \in \{1, 2, 3\}$ , et quelle que soit la base orthonormée  $(\boldsymbol{\nu}_1, \boldsymbol{\nu}_2, \boldsymbol{\nu}_3)$  de  $\mathbb{R}^3$ ,

 $\boldsymbol{\sigma}(E_{ij}\boldsymbol{\nu}_i\otimes\boldsymbol{\nu}_j) = \sigma_{ij}\boldsymbol{\nu}_i\otimes\boldsymbol{\nu}_j \quad \Longrightarrow \quad \boldsymbol{\sigma}(E_{ij}\boldsymbol{n}_i\otimes\boldsymbol{n}_j) = \sigma_{ij}\boldsymbol{n}_i\otimes\boldsymbol{n}_j \quad \text{ pour toute base orthonormée } (\boldsymbol{n}_1,\boldsymbol{n}_2,\boldsymbol{n}_3).$ 

#### Exercice

Soient  $(\boldsymbol{\nu}_1, \boldsymbol{\nu}_2, \boldsymbol{\nu}_3)$  et  $(\boldsymbol{n}_1, \boldsymbol{n}_2, \boldsymbol{n}_3)$  deux bases orthonormées de  $\mathbb{R}^3$  et soient  $\boldsymbol{E}, \boldsymbol{\sigma}, \tilde{\boldsymbol{E}}$  et  $\tilde{\boldsymbol{\sigma}}$  définies respectivement par (6.6.1), (6.6.2), (6.6.3), (6.6.4). Soit, en utilisant la convention de sommation des indices répétés,

$$oldsymbol{Q} = oldsymbol{
u}_i \otimes oldsymbol{n}_i$$

- 1. Montrer que Q transforme la base orthonormée  $(\mathbf{n}_1, \mathbf{n}_2, \mathbf{n}_3)$  en la base orthonormée  $(\mathbf{\nu}_1, \mathbf{\nu}_2, \mathbf{\nu}_3)$ .
- 2. Montrer que  $Q^t Q = I$ .
- 3. Vérifier que

$$oldsymbol{E} = oldsymbol{Q}^t oldsymbol{E} oldsymbol{Q}, \qquad ilde{oldsymbol{\sigma}} = oldsymbol{Q}^t oldsymbol{\sigma}(oldsymbol{E}) oldsymbol{Q}$$

4. En déduire que le milieu élastique est isotrope si et seulement si, quelle que soit la matrice orthogonale Q et le tenseur des déformations E, on a

$$\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{Q}^t \boldsymbol{E} \boldsymbol{Q}) = \boldsymbol{Q}^t \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{E}) \boldsymbol{Q}, \qquad orall \boldsymbol{Q} \in \mathcal{M}_{3 imes 3}(\mathbb{R}), \quad \boldsymbol{Q}^t \boldsymbol{Q} = \boldsymbol{Q} \boldsymbol{Q}^t = \boldsymbol{I}.$$

L'exercice ci-dessus nous permet d'énoncer la proposition suivante :

**Proposition 6.6.1.** Un matériau élastique linéaire ou non est isotrope en un point X si et seulement si

$$\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{Q}^t \boldsymbol{E} \boldsymbol{Q}) = \boldsymbol{Q}^t \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{E}) \boldsymbol{Q}, \tag{6.6.6}$$

quelles que soient la matrice orthogonale Q et la matrice symétrique E.

#### 6.6.2 Energie élastique d'un milieu élastique linéaire isotrope

Lemme 6.6.1. Dans un matériau élastique linéaire isotrope, l'énergie élastique vérifie

$$e(\mathbf{Q}^t \boldsymbol{\varepsilon} \mathbf{Q}) = e(\boldsymbol{\varepsilon}), \quad \forall \mathbf{Q} \in \mathcal{M}_{3 \times 3}(\mathbb{R}), \quad \mathbf{Q}^t \mathbf{Q} = \mathbf{I}.$$
 (6.6.7)

Démonstration. Compte tenu de (6.5.14) et de (6.6.6), on a

$$\begin{split} e(\boldsymbol{Q}^{t}\boldsymbol{\varepsilon}\boldsymbol{Q}) &= \frac{1}{2\rho}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{Q}^{t}\boldsymbol{\varepsilon}\boldsymbol{Q}): \boldsymbol{Q}^{t}\boldsymbol{\varepsilon}\boldsymbol{Q} = \frac{1}{2\rho}\boldsymbol{Q}^{t}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{\varepsilon})\boldsymbol{Q}: \boldsymbol{Q}^{t}\boldsymbol{\varepsilon}\boldsymbol{Q} = \frac{1}{2\rho}(\boldsymbol{Q}^{t}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{\varepsilon})\boldsymbol{Q})_{ij}(\boldsymbol{Q}^{t}\boldsymbol{\varepsilon}\boldsymbol{Q})_{ij} \\ &= \frac{1}{2\rho}Q_{ip}^{t}\sigma_{pq}Q_{qj}Q_{ir}^{t}\varepsilon_{rs}Q_{sj} = \frac{1}{2\rho}(Q_{ip}^{t}Q_{ir}^{t})(Q_{qj}Q_{sj})\sigma_{pq}\varepsilon_{rs} \\ &= \frac{1}{2\rho}(\boldsymbol{Q}\boldsymbol{Q}^{t})_{pr}(\boldsymbol{Q}\boldsymbol{Q}^{t})_{qs}\sigma_{pq}\varepsilon_{rs} = \frac{1}{2\rho}\delta_{pr}\delta_{qs}\sigma_{pq}\varepsilon_{rs} = \frac{1}{2\rho}\sigma_{pq}\varepsilon_{pq} = e(\boldsymbol{\varepsilon}). \end{split}$$

Lemme 6.6.2. Dans un matériau élastique linéaire isotrope, l'énergie élastique s'écrit

$$e = \frac{1}{2\rho} \left( (a-b)\operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}^2) + b(\operatorname{tr}\boldsymbol{\varepsilon})^2 \right), \qquad (6.6.8)$$

 $o \dot{u}$ 

$$a := a_{1111} = a_{2222} = a_{3333}; \qquad b := a_{1122} = a_{1133} = a_{2233}.$$
 (6.6.9)

Démonstration. Compte tenu de sa symétrie, la matrice  $\boldsymbol{\varepsilon}$  admet une base orthonormée de vecteurs propres associés aux valeurs propres  $\varepsilon_1$ ,  $\varepsilon_2$ ,  $\varepsilon_3$ . Il existe donc une matrice  $\boldsymbol{Q}$  orthogonale, c'est à dire vérifiant (6.6.6), telle que  $\boldsymbol{Q}^t \boldsymbol{\varepsilon} \boldsymbol{Q} = \begin{pmatrix} \varepsilon_1 & 0 & 0 \\ 0 & \varepsilon_2 & 0 \\ 0 & 0 & \varepsilon_3 \end{pmatrix}$ . On déduit de (6.6.6) que  $e(\boldsymbol{\varepsilon}) = e\left(\begin{pmatrix} \varepsilon_1 & 0 & 0 \\ 0 & \varepsilon_2 & 0 \\ 0 & 0 & \varepsilon_3 \end{pmatrix}\right),$ 

puis de (6.5.14), en remarquant que  $\begin{pmatrix} \varepsilon_1 & 0 & 0\\ 0 & \varepsilon_2 & 0\\ 0 & 0 & \varepsilon_3 \end{pmatrix}_{ij} = \delta_{ij}\varepsilon_j$  (sans sommation), et en tenant compte de

(6.5.9), que (dans les équations suivantes, nous n'utilisons pas la convention de sommation des indices répétés)

$$e = \sum_{i,j,k,h=1}^{3} \frac{1}{2\rho} a_{ijhk} \varepsilon_{ij} \varepsilon_{kh} = \sum_{i,j,k,h=1}^{3} \frac{1}{2\rho} a_{ijhk} \begin{pmatrix} \varepsilon_1 & 0 & 0\\ 0 & \varepsilon_2 & 0\\ 0 & 0 & \varepsilon_3 \end{pmatrix}_{ij} \begin{pmatrix} \varepsilon_1 & 0 & 0\\ 0 & \varepsilon_2 & 0\\ 0 & 0 & \varepsilon_3 \end{pmatrix}_{kh}$$
  
$$= \frac{1}{2\rho} \sum_{i,j,k,h=1}^{3} a_{ijkh} \delta_{ij} \varepsilon_j \delta_{kh} \varepsilon_h = \frac{1}{2\rho} \sum_{i,k=1}^{3} a_{iikk} \varepsilon_i \varepsilon_k$$
  
$$= \frac{1}{2\rho} \left( a_{1111} \varepsilon_1^2 + a_{2222} \varepsilon_2^2 + a_{3333} \varepsilon_3^2 + 2a_{1122} \varepsilon_1 \varepsilon_2 + 2a_{1133} \varepsilon_1 \varepsilon_3 + 2a_{2233} \varepsilon_2 \varepsilon_3 \right).$$
 (6.6.10)

Dans la formule ci-dessus, l'ordre des valeurs propres est indifférent, i.e.

$$e(\varepsilon_1, \varepsilon_2, \varepsilon_3) = e(\varepsilon_1, \varepsilon_3, \varepsilon_2) = e(\varepsilon_2, \varepsilon_1, \varepsilon_3) = e(\varepsilon_2, \varepsilon_3, \varepsilon_1) = e(\varepsilon_3, \varepsilon_1, \varepsilon_2) = e(\varepsilon_3, \varepsilon_2, \varepsilon_1).$$

Il en résulte que  $a_{1111} = a_{2222} = a_{3333}$  et  $a_{1122} = a_{1133} = a_{2233}$ . Posant

$$a := a_{1111} = a_{2222} = a_{3333}; \qquad b := a_{1122} = a_{1133} = a_{2233}, \tag{6.6.11}$$

on déduit de (6.6.10) que

$$e = \frac{1}{2\rho} \left( a(\varepsilon_1^2 + \varepsilon_2^2 + \varepsilon_3^2) + 2b(\varepsilon_1\varepsilon_2 + \varepsilon_1\varepsilon_3 + \varepsilon_2\varepsilon_3) \right).$$
(6.6.12)

Remarquant que

$$\operatorname{tr}\boldsymbol{\varepsilon} = \varepsilon_1 + \varepsilon_2 + \varepsilon_3; \qquad \operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}^2) = \varepsilon_1^2 + \varepsilon_2^2 + \varepsilon_3^2, (\operatorname{tr}\boldsymbol{\varepsilon})^2 = (\varepsilon_1 + \varepsilon_2 + \varepsilon_3)^2 = \varepsilon_1^2 + \varepsilon_2^2 + \varepsilon_3^2 + 2(\varepsilon_1\varepsilon_2 + \varepsilon_1\varepsilon_3 + \varepsilon_2\varepsilon_3),$$
(6.6.13)

on déduit de (6.6.12) que

$$\begin{split} e &= \frac{1}{2\rho} \left( a \operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}^2) + b((\operatorname{tr}\boldsymbol{\varepsilon})^2 - \operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}^2)) \right) \\ &= \frac{1}{2\rho} \left( (a-b) \operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}^2) + b(\operatorname{tr}\boldsymbol{\varepsilon})^2 \right). \end{split}$$

Le lemme est démontré.

# 6.6.3 Loi de comportement d'un milieu élastique linéaire isotrope : Loi de Hooke. Coefficients de Lamé.

**Théorème 6.6.1** (loi de Hooke). *Dans un matériau élastique linéaire isotrope, le tenseur des contraintes s'écrit* 

$$\boldsymbol{\sigma} = \lambda(\operatorname{tr}\boldsymbol{\varepsilon})\boldsymbol{I} + 2\mu\boldsymbol{\varepsilon}, \qquad (6.6.14)$$

et l'énergie spécifique est donnée par

$$e = \frac{1}{2\rho} \left( \lambda(\operatorname{tr} \boldsymbol{\varepsilon})^2 + 2\mu \operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}^2) \right).$$
(6.6.15)

La loi de comportement (6.6.14) est appelée la loi de Hooke. Les coefficients  $\lambda$ ,  $\mu$  sont appelés les coefficients de Lamé. Ils sont donnés par (cf. (6.6.11))

$$\lambda = b = a_{1122}; \quad \mu = \frac{a-b}{2} = \frac{a_{1111} - a_{1122}}{2}. \tag{6.6.16}$$

*Démonstration.* D'après le lemme 6.6.2, l'énergie spécifique d'un milieu élastique linéaire isotrope est donnée, lorsque l'on néglige les effets thermiques, par

$$e = \frac{1}{2\rho} \left( (a-b)\operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}^2) + b(\operatorname{tr}\boldsymbol{\varepsilon})^2 \right) = \frac{1}{2\rho} \left( (a-b)\varepsilon_{pq}\varepsilon_{pq} + b\varepsilon_{pp}\varepsilon_{qq} \right),$$
(6.6.17)

où

$$a := a_{1111} = a_{2222} = a_{3333};$$
  $b := a_{1122} = a_{1133} = a_{2233}.$ 

D'après le théorème 6.5.1, le tenseur des contraintes d'un milieu élastique linéaire est donné par (voir la formule (6.5.15))

$$\sigma_{ij} = \rho \frac{\partial e}{\partial \varepsilon_{ij}}$$

On déduit

$$\sigma_{ij} = \rho \frac{\partial}{\partial \varepsilon_{ij}} \left( \frac{1}{2\rho} \left( (a-b)\varepsilon_{pq}\varepsilon_{pq} + b\varepsilon_{pp}\varepsilon_{qq} \right) \right)$$
  
$$= \frac{1}{2} \left( (a-b) \frac{\partial}{\partial \varepsilon_{ij}} \left( \varepsilon_{pq}\varepsilon_{pq} \right) + b \frac{\partial}{\partial \varepsilon_{ij}} \left( \varepsilon_{pp}\varepsilon_{qq} \right) \right)$$
  
$$= \frac{1}{2} \left( (a-b) 2\delta_{ip}\delta_{jq}\varepsilon_{pq} + b \left( 2\delta_{ij}\varepsilon_{qq} \right) \right)$$
  
$$= (a-b)\varepsilon_{ij} + b\delta_{ij} \operatorname{tr} \varepsilon$$

autrement dit,

$$\boldsymbol{\sigma} = b(\operatorname{tr}\boldsymbol{\varepsilon})\boldsymbol{I} + (a-b)\boldsymbol{\varepsilon}.$$

En introduisant les coefficients de Lamé

$$\lambda = b; \quad \mu = \frac{a-b}{2},$$

on obtient la loi de Hooke (6.6.14). Revenant à (6.6.17), on trouve

$$\begin{split} e &= \frac{1}{2\rho} \left( (a-b)\operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}^2) + b(\operatorname{tr}\boldsymbol{\varepsilon})^2 \right) \\ &= \frac{1}{2\rho} \left( \lambda(\operatorname{tr}\boldsymbol{\varepsilon})^2 + 2\mu\operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}^2) \right), \end{split}$$

soit (6.6.15).

# 6.6.4 Calcul des coefficients d'élasticité d'un matériau élastique linéaire isotrope

D'après (6.5.8) et (6.6.15) on a<br/>, $\forall i,j,k,h,$ 

$$\begin{aligned} a_{ijkh} &= \rho \frac{\partial^2 e}{\partial \varepsilon_{ij} \partial \varepsilon_{kh}} & \text{d'après (6.5.8)} \\ &= \rho \frac{\partial^2}{\partial \varepsilon_{ij} \partial \varepsilon_{kh}} \left( \frac{1}{2\rho} \left( \lambda(\operatorname{tr} \boldsymbol{\varepsilon})^2 + 2\mu \operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}^2) \right) \right) & \text{d'après (6.6.15)} \\ &= \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial \varepsilon_{ij}} \left( \frac{\partial}{\partial \varepsilon_{kh}} \left( \lambda \varepsilon_{pp} \varepsilon_{qq} + 2\mu \varepsilon_{pq} \varepsilon_{pq} \right) \right) \\ &= \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial \varepsilon_{ij}} \left( 2\lambda \frac{\partial \varepsilon_{pp}}{\partial \varepsilon_{kh}} \varepsilon_{qq} + 4\mu \frac{\partial \varepsilon_{pq}}{\partial \varepsilon_{kh}} \varepsilon_{pq} \right) \\ &= \frac{\partial}{\partial \varepsilon_{ij}} \left( \lambda \delta_{kh} \varepsilon_{qq} + 2\mu \delta_{pk} \delta_{qh} \varepsilon_{qp} \right) \\ &= \frac{\partial}{\partial \varepsilon_{ij}} \left( \lambda \delta_{kh} \varepsilon_{qq} + 2\mu \varepsilon_{hk} \right) \\ &= \lambda \delta_{kh} \frac{\partial \varepsilon_{qq}}{\partial \varepsilon_{ij}} + 2\mu \frac{\partial}{\partial \varepsilon_{ij}} \left( \frac{\varepsilon_{hk} + \varepsilon_{kh}}{2} \right) \\ &= \lambda \delta_{kh} \delta_{ij} + 2\mu \frac{\partial}{\partial \varepsilon_{ij}} \left( \frac{\delta_{ih} \delta_{jk} + \delta_{ik} \delta_{jh}}{2} \right), \end{aligned}$$

 $\operatorname{soit}$ 

$$a_{ijkh} = \lambda \delta_{ij} \delta_{kh} + \mu (\delta_{ik} \delta_{jh} + \delta_{ih} \delta_{jk}), \qquad \forall i, j, k, h \in \{1, 2, 3, 4\}.$$

$$(6.6.18)$$

En particulier,

$a_{ijij} = a_{ijji} = \mu$	$\forall i \neq j$ , (sans sommation des indices répétés)
$a_{iijj} = \lambda$	$\forall i \neq j$ , (sans sommation des indices répétés)
$a_{iiii} = \lambda + 2\mu$	$\forall i$ , (sans sommation des indices répétés)
$a_{ijkl} = 0$	si card $\{i, j, k, l\} \ge 3$ .

# Chapitre 7

# Existence et unicité de la solution d'un problème d'élasticité linéaire

# 7.1 Exemple 1 : Problème d'équilibre avec condition aux limites de Dirichlet homogènes.

Nous cherchons un champ de déplacement  $\boldsymbol{u}: \Omega \to \mathbb{R}^3$  satisfaisant le problème d'équilibre déduit de (6.4.21) en remplaçant  $\frac{d^2\boldsymbol{u}}{dt^2}$  par zéro la condition au bord  $\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u})\boldsymbol{n} = \vec{F}$  sur  $\partial\Omega$  (dite " condition aux limites de Neumann") par la condition au bord (dite "condition aux limites de Dirichlet homogène")  $\boldsymbol{u} = 0$  sur  $\partial\Omega$ , c'est à dire :

$$\begin{cases}
-\operatorname{div}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) = \rho \boldsymbol{f} & \operatorname{dans} \Omega, \\
\sigma_{ij}(\boldsymbol{u}) = a_{ijkh}\varepsilon_{kh}(\boldsymbol{u}), & (\operatorname{not\acute{e}}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) = \boldsymbol{a}\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})) \\
\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) = \frac{1}{2}(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u} + \boldsymbol{\nabla}^{t}\boldsymbol{u}), \\
\boldsymbol{u} = 0 & \operatorname{sur} \partial\Omega,
\end{cases}$$
(7.1.1)

lorsque la condition

$$\begin{aligned} a_{ijkh}S_{ij}S'_{kh} &\leq C|\boldsymbol{S}||\boldsymbol{S}'|, \quad \forall \boldsymbol{S}, \ \boldsymbol{S}' \in \mathbb{S}_3 \quad (C > 0) \\ a_{ijkh}S_{ij}S_{kh} &\geq \alpha S_{ij}S_{ij}, \quad \forall \boldsymbol{S} \in \mathbb{S}_3 \quad (\alpha > 0) \quad \text{(condition d'ellipticité)} \end{aligned}$$
(7.1.2)

est vérifiée.

# 7.1.1 Espace de Hilbert $H^1(\Omega; \mathbb{R}^3)$ . Inégalités de Poincaré et de Korn. Théorème de Lax Milgram.

On rappelle que l'espace de Sobolev  $H^1(\Omega)$  est défini par

$$H^{1}(\Omega) = \left\{ u \in L^{2}(\Omega) \middle| \begin{array}{l} \exists g_{1}, g_{2}, g_{3} \in L^{2}(\Omega), \\ \int_{\Omega} f\varphi_{,i} dx = -\int_{\Omega} g_{i}\varphi dx \quad \forall \varphi \in C_{c}^{\infty}(\Omega), \ \forall i \in \{1, 2, 3\} \end{array} \right\}.$$
(7.1.3)

Si  $u \in H^1(\Omega)$ , les fonctions  $g_i$  sont unique et notée  $g_i = u_{i}$ . L'espace de Sobolev  $H^1(\Omega; \mathbb{R}^3)$  est défini par

$$H^{1}(\Omega; \mathbb{R}^{3}) = \left\{ \boldsymbol{u} \in L^{2}(\Omega; \mathbb{R}^{3}), \quad u_{i} \in H^{1}(\Omega) \quad \forall i \in \{1, 2, 3\} \right\}.$$
 (7.1.4)

L'espace de Sobolev  $H^1(\Omega)$  est associé au produit scalaire et à la norme

$$(u,v)_{H^1} = \int_{\Omega} uv + \nabla u \cdot \nabla v d\mathcal{H}^3,$$
  
$$||u||_{H_1} = (u,v)_{H^1} = \sqrt{\int_{\Omega} |u|^2 + |\nabla u|^2 d\mathcal{H}^3}.$$

qui lui donnent une structure d'espace de Hilbert. On définit de même l'espace de Sobolev  $H^1(\Omega; \mathbb{R}^3)$ : il est associé au produit scalaire et à la norme

$$(\boldsymbol{u}, \boldsymbol{v})_{H^1} = \int_{\Omega} \boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{v} + \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u} : \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^3,$$
  
 $||\boldsymbol{u}||_{H_1} = (\boldsymbol{u}, \boldsymbol{u})_{H^1} = \sqrt{\int_{\Omega} (|\boldsymbol{u}|^2 + \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u} : \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}) d\mathcal{H}^3}.$ 

qui lui donnent aussi une structure d'espace de Hilbert. Si la frontière de  $\Omega$  est assez régulière, on peut définir les valeurs prisent par un élément  $\boldsymbol{u}$  de  $H^1(\Omega; \mathbb{R}^3)$  sur le bord  $\partial\Omega$ . La restriction de  $\boldsymbol{u}$  à  $\partial\Omega$  est appelée la trace de  $\boldsymbol{u}$  et notée  $\boldsymbol{u}_{\lfloor\partial\Omega}$ . Elle vérifie  $\boldsymbol{u}_{\lfloor\partial\Omega} \in L^2_{\mathcal{H}^2}(\partial\Omega; \mathbb{R}^3)$ . On peut employer la formule de Stokes avec les éléments de  $H^1(\Omega; \mathbb{R}^3)$ . On note

$$H_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3) = \left\{ \boldsymbol{u} \in H^1(\Omega; \mathbb{R}^3), \qquad \boldsymbol{u}_{\lfloor \Omega} = 0 \right\}.$$
(7.1.5)

Lemme 7.1.1 (Inégalité de Poincaré.). Si  $\Omega$  est borné, il existe C > 0 tel que

$$\int_{\Omega} |u|^2 d\mathcal{H}^3 \le C \int_{\Omega} |\nabla u|^2 d\mathcal{H}^3 \qquad \forall u \in H_0^1(\Omega).$$
(7.1.6)

Démonstration. On utilisera l'inégalité de Jensen :

$$\left|\frac{1}{b-a}\int_{a}^{b}u(t)dt\right|^{2} \leq \frac{1}{b-a}\int_{a}^{b}u^{2}(t)dt \qquad \forall u \in C([a,b]).$$
(7.1.7)

Soit L tel que  $\Omega \subset (-L,L)^3$  et  $u \in C_c^1(\Omega)$  prolongée par 0 sur  $(-L,L)^3 \setminus \Omega$ .

$$\begin{split} \int_{\Omega} |u|^2 d\mathcal{H}^3 &= \int_{(-L,L)^3} |u|^2 d\mathcal{H}^3 \\ &= \int_{(-L,L)^3} \left| \int_{-L}^{x_1} u_{,1}(t,x_2,x_3) dt \right|^2 d\mathcal{H}^3 \\ &= \int_{(-L,L)^3} \left( \int_{-L}^{L} |u_{,1}(t,x_2,x_3)| dt \right)^2 d\mathcal{H}^3 \\ &= \int_{(-L,L)^3} 4L^2 \left( \frac{1}{2L} \int_{-L}^{L} |u_{,1}(t,x_2,x_3)| dt \right)^2 d\mathcal{H}^3 \\ &\leq \int_{(-L,L)^3} 2L \int_{-L}^{L} |u_{,1}(t,x_2,x_3)|^2 dt dx_1 dx_2 dx_3 \quad (d'après (7.1.7)) \\ &= 4L^2 \int_{(-L,L)^2} \int_{-L}^{L} |u_{,1}(t,x_2,x_3)|^2 dt dx_2 dx_3 \quad (en intégrant par rapport à x_1) \\ &= 4L^2 \int_{(-L,L)^3} |u_{,1}|^2 d\mathcal{H}^3 \\ &\leq 4L^2 \int_{\Omega} |\nabla u|^2 d\mathcal{H}^3 \quad \forall u \in H_0^1(\Omega). \end{split}$$

Lemme 7.1.2 (Inégalité de Korn.).

$$\int_{\mathbb{R}^3} |\nabla \boldsymbol{u}|^2 d\mathcal{H}^3 \le 2 \int_{\mathbb{R}^3} |\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})|^2 d\mathcal{H}^3 \qquad \forall \boldsymbol{u} \in C_c^1(\mathbb{R}^3; \mathbb{R}^3),$$
(7.1.8)

$$\int_{\Omega} |\nabla \boldsymbol{u}|^2 d\mathcal{H}^3 \le 2 \int_{\Omega} |\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})|^2 d\mathcal{H}^3 \qquad \forall \boldsymbol{u} \in H_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3).$$
(7.1.9)

 $D \acute{e}monstration.$ 

$$\begin{split} \int_{\mathbb{R}^{3}} |\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})|^{2} d\mathcal{H}^{3} &= \int_{\mathbb{R}^{3}} \frac{1}{2} (u_{i,j} + u_{j,i}) \frac{1}{2} (u_{i,j} + u_{j,i}) d\mathcal{H}^{3} = \int_{\mathbb{R}^{3}} \frac{1}{2} u_{i,j} u_{i,j} + \frac{1}{2} u_{i,j} u_{j,i} d\mathcal{H}^{3} \\ &= \int_{\mathbb{R}^{3}} \frac{1}{2} |\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}|^{2} - \frac{1}{2} u_{i,ji} u_{j} d\mathcal{H}^{3} = \int_{\mathbb{R}^{3}} \frac{1}{2} |\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}|^{2} + \frac{1}{2} u_{i,i} u_{j,j} d\mathcal{H}^{3} \\ &= \int_{\mathbb{R}^{3}} \frac{1}{2} |\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}|^{2} + \frac{1}{2} (\operatorname{div} \, \boldsymbol{u})^{2} d\mathcal{H}^{3} \ge \int_{\mathbb{R}^{3}} \frac{1}{2} |\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}|^{2} d\mathcal{H}^{3}. \end{split}$$

**Théorème 7.1.1** (théorème de Lax-Milgram). Soit H un espace de Hilbert et  $a : (u, v) \in H \times H$  une forme bilinéaire continue coercive sur H, c'est à dire vérifiant

$$\begin{array}{l} a(\lambda u + \mu v, w) = \lambda a(u, w) + \mu a(v, w) \\ a(w, \lambda u + \mu v) = \lambda a(w, u) + \mu a(w, u) \end{array} \qquad \forall u, v, w \in H, \ \forall \lambda, \mu \in \mathbb{R} \qquad bilinéarité \\ \exists C > 0, \quad |a(u, v)| \leq C |u|_{H} |v|_{H} \quad \forall u, v \in H \qquad continuité \\ \exists c > 0, \quad |a(u, u)| \geq c |u|_{H}^{2} \qquad coercivité. \end{array}$$

$$(7.1.10)$$

Soit  $L: H \to \mathbb{R}$  une forme linéaire continue sur H, c'est à dire vérifiant

$$L(\lambda u + \mu v) = \lambda L(u) + \mu L(v) \qquad linéarité$$
  
$$\exists C > 0, \quad |L(u)| \le C|u|_H \quad \forall u \in H \quad continuité.$$
 (7.1.11)

Alors il existe  $u \in H$  unique tel que

$$a(u,v) = L(v) \qquad \forall v \in H. \tag{7.1.12}$$

De plus, si a est symétrique, c'est à dire si

$$a(u,v) = a(v,u) \qquad \forall u, v \in H.$$
(7.1.13)

alors u est caractérisé par la propriété

$$u \in H$$
  $et$   $\frac{1}{2}a(u,u) - L(u) = \min_{v \in H} \left\{ \frac{1}{2}a(v,v) - L(v) \right\}.$  (7.1.14)

Pour la preuve, voir [2][p. 84].

## 7.1.2 Application au problème (7.1.1) (voir aussi [2][paragraphe IX.5])

Si  $\boldsymbol{u}$  est solution de (7.1.1), on a

$$oldsymbol{u} \in H^1_0(\Omega; \mathbb{R}^3),$$
  
 $\int_{\Omega} -\operatorname{div} oldsymbol{\sigma}(oldsymbol{u}) \cdot oldsymbol{v} d\mathcal{H}^3 = \int_{\Omega} oldsymbol{
ho} oldsymbol{f} \cdot oldsymbol{v} d\mathcal{H}^3 \qquad orall oldsymbol{v} \in H^1_0(\Omega; \mathbb{R}^3).$ 

Or, d'après la formule de Stokes, (en utilisant la convention de sommation des indices répétés)

$$\begin{split} \int_{\Omega} -\mathbf{div}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) \cdot \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^{3} &= \int_{\Omega} -\sigma_{ij,j}(\boldsymbol{u}) v_{i} d\mathcal{H}^{3} \\ &= \int_{\Omega} -(\sigma_{ij}(\boldsymbol{u}) v_{i})_{,j} + \sigma_{ij}(\boldsymbol{u}) v_{i,j} d\mathcal{H}^{3} \\ &= \int_{\partial\Omega} -\sigma_{ij}(\boldsymbol{u}) v_{i} n_{j} d\mathcal{H}^{2} + \int_{\Omega} \sigma_{ij}(\boldsymbol{u}) v_{i,j} d\mathcal{H}^{3} \\ &= \int_{\partial\Omega} -(\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u})\boldsymbol{n}) \cdot \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^{2} + \int_{\Omega} \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^{3} \\ &= \int_{\Omega} \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^{3} \qquad \text{car } \boldsymbol{v}_{\lfloor\Omega} = 0 \\ &= \int_{\Omega} \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) d\mathcal{H}^{3} \qquad \text{car } \boldsymbol{\sigma}^{t} = \boldsymbol{\sigma} \\ &= \int_{\Omega} \boldsymbol{\alpha} \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) d\mathcal{H}^{3} \qquad \text{d'après } (7.1.1), \end{split}$$

 $\operatorname{donc}$ 

$$\boldsymbol{u} \in H_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3),$$
  
$$\int_{\Omega} \boldsymbol{a}\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) d\mathcal{H}^3 = \int_{\Omega} \rho \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{v} \qquad \forall \boldsymbol{v} \in H_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3).$$
(7.1.16)

Donc  $\boldsymbol{u}$  vérifie (7.1.12) avec

$$H = H_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3), \qquad a(\boldsymbol{u}, \boldsymbol{v}) = \int_{\Omega} \boldsymbol{a} \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) d\mathcal{H}^3, \qquad L(\boldsymbol{v}) = \int_{\Omega} 
ho \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{v}$$

Vérifions que les hypothèses du théorème de Lax-Milgram (théorème (7.1.1)) sont satisfaites. Les deux premières ligne de (7.1.10) sont faciles à vérifier. D'après (7.1.2) et l'inégalité de Cauchy-Schwarz

$$\begin{split} a(\boldsymbol{u},\boldsymbol{v}) &= \int_{\Omega} \boldsymbol{a}\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) d\mathcal{H}^3 \leq C \int_{\Omega} |\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})| |\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})| d\mathcal{H}^3 \\ &\leq C \sqrt{\int_{\Omega} |\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u}|^2 d\mathcal{H}^3} \sqrt{\int_{\Omega} |\boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v}|^2 d\mathcal{H}^3} \leq C ||\boldsymbol{u}||_{H^1_0(\Omega;\mathbb{R}^3)} ||\boldsymbol{v}||_{H^1_0(\Omega;\mathbb{R}^3)}, \end{split}$$

donc la troisième ligne de (7.1.10) est vérifiée. D'après (7.1.2), (7.1.9), et (7.1.6),

$$a(\boldsymbol{u},\boldsymbol{u}) = \int_{\Omega} \boldsymbol{a}\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) d\mathcal{H}^3 \ge C \int_{\Omega} |\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})|^2 d\mathcal{H}^3 \ge C \int_{\Omega} |\boldsymbol{\nabla}(\boldsymbol{u})|^2 d\mathcal{H}^3 \ge C \int_{\Omega} |\boldsymbol{u}|^2 d\mathcal{H}^3$$

où la constante C > 0 peut varier d'une inégalité à l'autre. Donc la quatrième ligne de (7.1.10) est vérifiée. D'après l'inégalité de Cauchy-Schwarz, (7.1.11) est vérifiée. D'après le théorème 7.1.1, le problème (7.1.16) admet une solution unique  $\boldsymbol{u}$ , caractérisée, puisque a(.,.) est symétrique, par

$$\begin{split} \boldsymbol{u} &\in H_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3), \quad \text{et} \\ \frac{1}{2} \int_{\Omega} \boldsymbol{a} \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) d\mathcal{H}^3 - \int_{\Omega} \rho \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{u} d\mathcal{H}^3 = \min_{\boldsymbol{v} \in H_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3)} \left\{ \frac{1}{2} \int_{\Omega} \boldsymbol{a} \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) d\mathcal{H}^3 - \int_{\Omega} \rho \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{v} \right\}. \end{split}$$

Inversement, si *u* est solution de (7.1.16), d'après (7.1.15)

$$\int_{\Omega} -\mathbf{div}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) \cdot \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^3 = \int_{\Omega} \rho \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^3, \quad \forall \ \boldsymbol{v} \in H^1_0(\Omega; \mathbb{R}^3), \quad \text{(au sens des distributions)}$$

donc  $-\operatorname{div}\sigma(\boldsymbol{u}) = \rho \boldsymbol{f}$  dans  $\Omega$  au sens des distributions et  $\boldsymbol{u}$  est solution de (7.1.1) au sens des distributions. On peut montrer (voir [2][Chapitre IX]) que si  $\rho \boldsymbol{f}$  et les coefficients  $a_{ijkl}$  sont assez régulières, par exemple de classe  $C^{\infty}$  et si le bord  $\partial\Omega$  à une forme régulière, alors cette solution  $\boldsymbol{u}$  est de classe  $C^2$ , et est une solution au sens "classique" de (7.1.1).
# 7.2 Exemple 2 : Problème d'équilibre avec condition aux limites de Dirichlet inhomogènes.

Nous cherchons un champ de déplacement  $\boldsymbol{u}: \Omega \to \mathbb{R}^3$  satisfaisant le problème d'équilibre déduit de (7.1.1) en remplaçant la condition au bord  $\boldsymbol{u} = 0$  sur  $\partial\Omega$  par la condition au bord (dite "condition aux limites de Dirichlet non homogène")  $\boldsymbol{u} = \boldsymbol{g}$  sur  $\partial\Omega$ , où  $\boldsymbol{g} \in C^{\infty}(\mathbb{R}^3; \mathbb{R}^3)$ , c'est à dire :

$$\begin{cases}
-\operatorname{div}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) = \rho \boldsymbol{f} & \operatorname{dans} \Omega, \\
\sigma_{ij}(\boldsymbol{u}) = a_{ijkh}\varepsilon_{kh}(\boldsymbol{u}), & (\operatorname{not\acute{e}}\boldsymbol{\sigma} = \boldsymbol{a}\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})) \\
\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) = \frac{1}{2}(\nabla \boldsymbol{u} + \nabla^{t}\boldsymbol{u}), \\
\boldsymbol{u} = \boldsymbol{g} & \operatorname{sur} \partial\Omega.
\end{cases}$$
(7.2.1)

Elle est donnée par

 $\boldsymbol{u} = \boldsymbol{u}_0 + \boldsymbol{g},$ 

où  $\boldsymbol{u}_0$  est la solution déduite de (7.1.1) en remplaçant  $\rho \boldsymbol{f}$  par  $\rho \boldsymbol{f} - \operatorname{div} \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{g})$ .

# 7.3 Exemple 3 : Problème d'équilibre avec condition aux limites mixtes de Dirichlet homogènes et de Neumann homogènes.

Nous cherchons un champ de déplacement  $\boldsymbol{u}: \Omega \to \mathbb{R}^3$  satisfaisant le problème d'équilibre déduit de (7.1.1) en remplaçant la condition au bord  $\boldsymbol{u} = 0$  sur  $\partial\Omega$  par les conditions au bord mixtes  $\boldsymbol{u} = 0$  sur  $\Gamma_0$  (Dirichlet homogène), et  $\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) \cdot \boldsymbol{n} = 0$  sur  $\Gamma_1$  (Neumann homogène), où  $\partial\Omega$  est la réunion disjointe de  $\Gamma_0$  et  $\Gamma_1$ , et  $\mathcal{H}^2(\Gamma_0) > 0$ , c'est à dire :

$$\begin{cases}
-\operatorname{div}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) = \rho \boldsymbol{f} & \operatorname{dans} \Omega, \\
\sigma_{ij}(\boldsymbol{u}) = a_{ijkh}\varepsilon_{kh}(\boldsymbol{u}), & (\operatorname{not\acute{e}}\boldsymbol{\sigma} = \boldsymbol{a}\varepsilon(\boldsymbol{u})) \\
\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) = \frac{1}{2}(\nabla \boldsymbol{u} + \nabla^{t}\boldsymbol{u}), & (1.3.1) \\
\boldsymbol{u} = 0 & \operatorname{sur} \Gamma_{0}, \\
\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) \cdot \boldsymbol{n} = 0 & \operatorname{sur} \Gamma_{1}.
\end{cases}$$

Si  $\boldsymbol{u}$  est solution de (7.3.1), on a

$$\begin{split} \boldsymbol{u} &\in \tilde{H}_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3) := \left\{ \boldsymbol{u} \in H^1(\Omega; \mathbb{R}^3), \qquad \boldsymbol{u}_{\lfloor \Omega} = 0 \quad \text{sur } \Gamma_0 \right\}, \\ &\int_{\Omega} -\operatorname{div} \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) \cdot \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^3 = \int_{\Omega} \boldsymbol{\rho} \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^3 \qquad \forall \boldsymbol{v} \in \tilde{H}_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3). \end{split}$$

Or, d'après la formule de Stokes,  $\forall \boldsymbol{v} \in \tilde{H}_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3)$ , (en utilisant la convention de sommation des indices répétés)

$$\int_{\Omega} -\mathbf{div}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) \cdot \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^{3} = \int_{\Omega} -\sigma_{ij,j}(\boldsymbol{u})v_{i}d\mathcal{H}^{3}$$

$$= \int_{\Omega} -(\sigma_{ij}(\boldsymbol{u})v_{i})_{,j} + \sigma_{ij}(\boldsymbol{u})v_{i,j}d\mathcal{H}^{3}$$

$$= \int_{\partial\Omega} -\sigma_{ij}(\boldsymbol{u})v_{i}n_{j}d\mathcal{H}^{2} + \int_{\Omega} \sigma_{ij}(\boldsymbol{u})v_{i,j}d\mathcal{H}^{3}$$

$$= \int_{\partial\Omega} -(\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u})\boldsymbol{n}) \cdot \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^{2} + \int_{\Omega} \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^{3}$$

$$= \int_{\Omega} \boldsymbol{a}\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v})d\mathcal{H}^{3} \quad \text{car} \quad \boldsymbol{v} = 0 \quad \text{sur} \quad \Gamma_{0} \quad \text{et} \quad \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u})\boldsymbol{n} = 0 \quad \text{sur} \quad \Gamma_{1},$$
(7.3.2)

 $\operatorname{donc}$ 

$$\boldsymbol{u} \in \tilde{H}_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3),$$
  
$$\int_{\Omega} \boldsymbol{a}\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) d\mathcal{H}^3 = \int_{\Omega} \rho \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{v} \qquad \forall \boldsymbol{v} \in \tilde{H}_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3).$$
(7.3.3)

Donc  $\boldsymbol{u}$  vérifie (7.1.12) avec

$$H = \tilde{H}_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3), \qquad a(\boldsymbol{u}, \boldsymbol{v}) = \int_{\Omega} \boldsymbol{a} \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) d\mathcal{H}^3, \qquad L(\boldsymbol{v}) = \int_{\Omega} 
ho \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{v}.$$

On peut montrer que les inégalités de Korn et de Poincaré sont aussi vérifiées dans  $\tilde{H}_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3)$ . En répétant le raisonnement de la section (7.1.2), on déduit que le problème (7.3.3) admet une solution unique  $\boldsymbol{u}$ , caractérisée, puisque a(.,.) est symétrique, par

$$\begin{split} \boldsymbol{u} &\in \tilde{H}_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3), \quad \text{et} \\ \frac{1}{2} \int_{\Omega} \boldsymbol{a} \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) d\mathcal{H}^3 - \int_{\Omega} \rho \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{u} d\mathcal{H}^3 = \min_{\boldsymbol{v} \in \tilde{H}_0^1(\Omega; \mathbb{R}^3)} \left\{ \frac{1}{2} \int_{\Omega} \boldsymbol{a} \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{v}) d\mathcal{H}^3 - \int_{\Omega} \rho \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{v} \right\}. \end{split}$$

Inversement, si *u* est solution de (7.3.3), d'après (7.3.2)

$$\int_{\Omega} -\mathbf{div}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) \cdot \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^3 = \int_{\Omega} \rho \boldsymbol{f} \cdot \boldsymbol{v} d\mathcal{H}^3, \quad \forall \; \boldsymbol{v} \in \tilde{H}^1_0(\Omega; \mathbb{R}^3),$$

donc  $-\operatorname{div}\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u}) = \rho \boldsymbol{f}$  dans  $\Omega$  et  $\boldsymbol{u}$  est solution de (7.3.1).

# Chapitre 8

# Problèmes d'élasticité linéaire

# 8.1 Problème 1 : compression uniforme

# 8.1.1 Enoncé du problème et mise en équation

Soit un corps élastique, homogène, isotrope, qui occupe une région  $\Omega$ . On suppose que ce corps élastique est plongé dans un gaz à pression constante p. On néglige les forces volumiques (pesanteur). On suppose que ce corps est en équilibre. On se place dans le cadre de l'élasticité linéaire.



Figure 8.1 -

- 1. Quelle est la loi de comportement satisfaite par ce corps élastique?
- 2. Ecrire les équations d'équilibre, les conditions aux limites.

# 8.1.2 Solution du problème et conséquences

- 1. Montrer que la matrice constante  $\sigma = -pI$  vérifie les équations aux limites et les conditions aux limites.
- 2. Exprimer le tenseur d'élasticité linéarisé en fonction du tenseur des contraintes  $\boldsymbol{\sigma} = -p\boldsymbol{I}$ .  $Réponse : \boldsymbol{\varepsilon} = -\frac{p}{3\lambda+2\mu}\boldsymbol{I}$ .
- 3. Montrer que le champ de déplacements  $\boldsymbol{u}$  défini par  $u_i = \frac{-p}{3\lambda + 2\mu}x_i$  est associé au tenseur d'élasticité linéarisé obtenu dans la question précédente.
- 4. On note  $V_t = \mathcal{H}^3(\Omega(t))$ . Montrer que

$$V_t - V_0 = \int_{\Omega(0)} \det \mathbf{F} - 1 d\mathcal{H}^3.$$
 (8.1.1)

Indication : utiliser la formule de changement de variables (2.4.4) avec k = 1. On rappelle que le volume d'un ensemble  $\Omega$  est donné par  $\mathcal{H}^3(\Omega) = \int_{\Omega} d\mathcal{H}^3$ .

5. En déduire que dans l'hypothèse des petites perturbations,

$$\frac{V_t - V_0}{V_0} \simeq \frac{1}{V_0} \int_{\Omega(0)} \operatorname{div} \boldsymbol{u} d\mathcal{H}^3.$$
(8.1.2)

6. Calculer  $\frac{V-V_0}{V_0}$ .  $Réponse : \frac{V-V_0}{V_0} = \frac{-3p}{3\lambda+2\mu} = \frac{-p}{K}$ , où  $K := \frac{3\lambda+2\mu}{3}$  est appelé le module de rigidité à la compression.

Remarque 8.1.1. L'expérience (et le bon sens) fait apparaître que l'application d'une pression (positive) ne peut entraîner qu'une diminution de volume, ce qui impose

$$3K = 3\lambda + 2\mu > 0. \tag{8.1.3}$$

#### 8.2 Problème 2 : traction simple

#### 8.2.1Enoncé du problème

Soit une poutre cylindrique de longueur L, constituée d'un matériau élastique, homogène, isotrope, et limitée par deux sections droites  $\Gamma_0$  et  $\Gamma_1$ . On se place dans le cadre de l'élasticité linéaire. On rapporte la poutre à un système de coordonnées orthonormées tel que  $\Gamma_0$  soit dans le plan  $(0, x_2, x_3)$  et  $\Gamma_1$  dans le plan d'équation  $x_1 = L$  (voir figure).

La poutre est soumise à des forces de traction  $\vec{F}$  sur  $\Gamma_1$  et  $-\vec{F}$  sur  $\Gamma_0$ , parallèles à l'axe du cylindre  $(O, \boldsymbol{e}_1)$ . On suppose que ces forces sont uniformément réparties sur les bases, de sorte que la base  $\Gamma_1$  est soumise à une densité de forces (F, 0, 0) et  $\Gamma_0$ ) à une densité de forces (-F, 0, 0), avec

$$(F,0,0) = \frac{\vec{F}}{S}$$

où S est l'aire de la section droite. La surface latérale  $\Gamma_l$  n'est soumise à aucune forces et les forces volumiques sont nulles.



FIGURE 8.2 –

#### 8.2.2Mise en équations

1. Ecrire les équations d'équilibre, la loi de comportement, et les équations traduisant les conditions aux limites.

2. Montrer les équations traduisant les conditions aux limites peuvent se simplifier en

$$\begin{cases} \sigma_{i2}n_2 + \sigma_{i3}n_3 = 0, \ i = 1, 2, 3 \quad \text{sur} \quad \Gamma_l, \\ \sigma_{11} = F, \quad \sigma_{21} = \sigma_{31} = 0 \quad \text{sur} \quad \Gamma_0, \\ \sigma_{11} = F, \quad \sigma_{21} = \sigma_{31} = 0 \quad \text{sur} \quad \Gamma_1, \end{cases}$$
(8.2.1)

# 8.2.3 Résolution

1. Vérifier que le champ des contraintes constant défini par

$$\sigma_{11} = F, \quad \sigma_{22} = \sigma_{33} = \sigma_{23} = \sigma_{13} = \sigma_{12} = 0, \tag{8.2.2}$$

satisfait les équations d'équilibre et les conditions aux limites (8.2.1).

2. Déterminer le tenseur des déformations linéarisé  $\varepsilon(u)$  en fonction de  $\sigma$  donné par (8.2.1) et des coefficients de Lamé.

 $R\acute{e}ponse$ :

$$\varepsilon_{11} = \frac{\lambda + \mu}{\mu(3\lambda + 2\mu)}F, \quad \varepsilon_{22} = \varepsilon_{33} = -\frac{\lambda}{2\mu(3\lambda + 2\mu)}F,$$

et les trois autres composantes sont nulles.

3. Vérifier que le champ de déplacements

$$u_1 = \varepsilon_{11} x_1, \quad u_2 = \varepsilon_{22} x_2, \quad u_3 = \varepsilon_{33} x_3,$$

est un champ de déplacements solution.

# 8.2.4 Analyse de la solution obtenue. Module de Young.

1. L'allongement  $\Delta L$  de la barre est donné par le déplacement du point (L, 0, 0). Montrer que

$$\frac{\Delta L}{L} = \frac{F}{E}, \qquad E := \frac{\mu(3\lambda + 2\mu)}{(\lambda + \mu)}.$$
(8.2.3)

Le coefficient E défini ci-dessus est appelé le **module d'Young**. C'est un module de rigidité à l'allongement. L'allongement est d'autant plus petit que E est grand. L'expérience (et le bon sens) montre que le module de Young est toujours positif, i.e.

$$E = \frac{\mu(3\lambda + 2\mu)}{(\lambda + \mu)} > 0.$$
(8.2.4)



FIGURE 8.3 -

# 8.2.5 Coefficient de Poisson.

En même temps que la poutre s'allonge, ses dimensions transversales diminuent car

$$u_2 = -\frac{\lambda}{2\mu(3\lambda + 2\mu)}Fx_2, \qquad u_3 = -\frac{\lambda}{2\mu(3\lambda + 2\mu)}Fx_3$$

On appelle coefficient de Poisson le nombre  $\nu$  défini par

$$\nu := \frac{\lambda}{2(\lambda + \mu)}.\tag{8.2.5}$$

1. Soit l le diamètre de la poutre avant déformation et soit  $l + \Delta l$  son diamètre après déformation (voir figure 8.3). Montrer que

$$\frac{\Delta l}{l} = -\nu \frac{\Delta L}{L}$$

2. L'expérience (et le bon sens) montre que le coefficient de Poisson est toujours positif, i.e.

$$\nu = \frac{\lambda}{2(\lambda + \mu)} > 0. \tag{8.2.6}$$

Montrer, en utilisant (8.1.3), (8.2.4), et (8.2.6), que

$$\lambda > 0, \quad \mu > 0, \quad 0 < \nu < \frac{1}{2}$$

3. Les relations (8.2.3) et (8.2.5) peuvent s'inverser. Montrer que

$$\lambda = \frac{\nu E}{(1 - 2\nu)(1 + \nu)}, \qquad \mu = \frac{E}{2(1 + \nu)}.$$
(8.2.7)

4. Montrer que la loi de Hooke entraine la relation suivante :

$$\boldsymbol{\varepsilon} = \frac{1}{2\mu} \left[ \boldsymbol{\sigma} - \frac{\lambda}{3\lambda + 2\mu} \operatorname{tr} \boldsymbol{\sigma} \boldsymbol{I} \right].$$

Indication : la loi de Hooke est une égalité de deux matrices. Ecrire l'égalité des traces de ces deux matrices.

5. En déduire que

$$\boldsymbol{\varepsilon} = \frac{1+\nu}{E}\boldsymbol{\sigma} - \frac{\nu}{E}\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma}\boldsymbol{I}.$$
(8.2.8)

# 8.3 Problème 3 : cisaillement simple

Dans le cadre de l'élasticité linéaire, on étudie l'équilibre d'un corps élastique homogène isotrope de forme parallélépipédique, qui occupe la région  $\Omega$  définie dans un repère orthonormé  $0x_1x_2x_3$  par

$$\Omega = \{ \boldsymbol{x} | \ 0 < x_1 < a, \quad 0 < x_2 < b, \quad 0 < x_3 < c \},\$$

où a, b, c sont des longueurs données. (Dans la figure ci-dessous, il faut faire la correction suivante : l'axe vertical est  $x_3$ , la coordonnée b sur cet axe doit être remplacée par c).

On suppose que le déplacement est donné par (un tel déplacement est dit "de cisaillement " dans le plan  $x_1, x_3$ )

$$u_1 = kx_3, \quad u_2 = u_3 = 0.$$
 (8.3.1)

On se propose de calculer les densités de forces qui provoquent ce champ de déplacement.



FIGURE 8.4 -

# 8.3.1 Loi de comportement

Quelle est la loi de comportement satisfaite par ce corps élastique?

# 8.3.2 Equations d'équilibre

Ecrire les équations d'équilibre.

# 8.3.3 Tenseur des déformations linéarisé

Calculer le tenseur des déformations linéarisé  $\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})$  associé au déplacement  $\boldsymbol{u}$  défini par (8.3.1).

# 8.3.4 Tenseur des contraintes

Calculer le tenseur des contraintes  $\sigma$  associé au tenseur des déformations linéarisé  $\varepsilon(u)$ .

# 8.3.5 Forces volumiques

A l'aide des équations d'équilibre et de l'expression de  $\boldsymbol{\sigma}$ , calculer les forces volumiques  $\rho \vec{f}$ .

# 8.3.6 Forces surfaciques

Calculer les forces surfaciques  $\vec{F} = \sigma n$  sur chacune 6 faces du parallélépipède, d'équations respectives  $x_1 = 0, \quad x_1 = a, \quad x_2 = 0, \quad x_2 = b, \quad x_3 = 0, \quad x_3 = c.$ 

 $R\acute{e}ponses$  :

$$\begin{cases} \vec{f} = 0, \\ \vec{F} = (k\mu, 0, 0) & sur \ la \ face & x_3 = c, \\ \vec{F} = (-k\mu, 0, 0) & sur \ la \ face & x_3 = 0, \\ \vec{F} = (0, 0, k\mu) & sur \ la \ face & x_1 = a, \\ \vec{F} = (0, 0, -k\mu) & sur \ la \ face & x_1 = 0, \\ \vec{F} = \vec{0} & sur \ les \ faces & x_2 = 0 \ et \ x_2 = b \end{cases}$$

# Chapitre 9

# Equations de Navier, conditions de compatibilités, équations de Beltrami

# 9.1 Equations de Navier

On considère un matériau élastique linéaire homogène isotrope à l'équilibre, occupant un domaine  $\Omega$ , et soumis à des forces extérieures volumiques  $\rho f$ . Le déplacement u est solution du problème

$\int -\mathbf{div}\boldsymbol{\sigma} = \rho f$	$\vec{r}$ dans $\Omega$ ,	(équations d'équilibre)	
$\boldsymbol{\sigma} = \lambda \operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}))\boldsymbol{I} + 2\mu\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}),$		(loi de comportement de Hooke)	
$oldsymbol{arepsilon} oldsymbol{arepsilon} oldsymbol{arepsilon} oldsymbol{arepsilon} oldsymbol{arepsilon} oldsymbol{arepsilon} = rac{1}{2} (oldsymbol{ abla} oldsymbol{u})$	$(\boldsymbol{u}+\boldsymbol{\nabla}^t\boldsymbol{u}),$	(tenseur des déformations linéarisées) (9.1	1.1)
u = g su	$\mathbf{r} \ \Gamma_0 \subset \partial \Omega$	(conditions aux limites de Dirichlet)	
$\sigma n = \vec{F}$	sur $\Gamma_1 = \partial \Omega \setminus \Gamma_0$	(conditions aux limites de Neuman).	

Les coefficients de Lamé sont notés  $\lambda$  et  $\mu$ .

# 9.1.1

On note  $\boldsymbol{I}$  la matrice identité  $3\times 3.$  Montrer en utilisant le calcul indiciel que

$$\operatorname{div}(\operatorname{tr}(\boldsymbol{\epsilon}(\boldsymbol{u}))\boldsymbol{I}) = \boldsymbol{\nabla}(\operatorname{div}\,\boldsymbol{u}). \tag{9.1.2}$$

# 9.1.2

Montrer par calcul indiciel que

$$\operatorname{div}(\boldsymbol{\epsilon}(\boldsymbol{u})) = \frac{1}{2} \left( \Delta \boldsymbol{u} + \boldsymbol{\nabla}(\operatorname{div} \, \boldsymbol{u}) \right). \tag{9.1.3}$$

# 9.1.3

Déduire de (9.1.2), (9.1.3) et de la loi de Hooke, que le tenseur des contraintes  $\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u})$  vérifie

$$\operatorname{div}(\boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{u})) = (\lambda + \mu) \boldsymbol{\nabla}(\operatorname{div} \boldsymbol{u}) + \mu \Delta \boldsymbol{u}.$$
(9.1.4)

### 9.1.4

Déduire de (9.1.4) et des équations d'équilibre que le champ des déplacement  $\boldsymbol{u}$  vérifie à l'équilibre les équations suivantes, appelées les équations de Navier :

$$(\lambda + \mu)\nabla(\operatorname{div} \boldsymbol{u}) + \mu\Delta\boldsymbol{u} + \rho\boldsymbol{f} = 0.$$
(9.1.5)

Elles traduisent les équations d'équilibre en fonction du déplacement. Elles sont équivalentes aux équations d'équilibre.

Théorème 9.1.1. Le problème (9.1.1) est équivalent au problème suivant :

$$\begin{cases} (\lambda + \mu) \nabla (\operatorname{div} \boldsymbol{u}) + \mu \Delta \boldsymbol{u} + \rho \boldsymbol{f} = 0 \\ \boldsymbol{u} = \boldsymbol{g} \quad sur \ \Gamma_0 \subset \partial \Omega, \\ (\lambda \operatorname{tr}(\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})) \boldsymbol{I} + 2\mu \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u})) \boldsymbol{n} = \vec{F} \quad sur \ \Gamma_1 = \partial \Omega \setminus \Gamma_0. \end{cases}$$
(9.1.6)

### 9.1.5

Montrer que

$$\operatorname{rot}\left(\operatorname{rot}\boldsymbol{u}\right) = \boldsymbol{\nabla}(\operatorname{div}\boldsymbol{u}) - \boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{u}. \tag{9.1.7}$$

### 9.1.6

Montrer que les équations de Navier sont équivalentes à

$$(\lambda + 2\mu)\nabla(\operatorname{div} \boldsymbol{u}) - \mu \operatorname{rot}(\operatorname{rot} \boldsymbol{u}) + \rho \boldsymbol{f} = 0.$$
(9.1.8)

On pourra utiliser (9.1.7). Cette version des équations de Navier est intéressante lorsque  $\mathbf{rot} u = 0$ .

# 9.2 Equations de compatibilités

Dans ce qui suit, pour faciliter la lecture de la démonstration, le tenseur des déformations linéarisées est noté e (au lieu de  $\varepsilon$ ).

Pour résoudre (9.1.1), on peut chercher directement une solution  $\boldsymbol{\sigma}$  de  $-\mathbf{div}\boldsymbol{\sigma} = \rho f$ . Il faut ensuite déterminer s'il existe  $\boldsymbol{u}$  tel que  $\boldsymbol{\sigma} = \lambda \operatorname{tr}(\boldsymbol{e}(\boldsymbol{u}))\boldsymbol{I} + 2\mu\boldsymbol{e}(\boldsymbol{u})$ . Compte tenu de l'équation  $\boldsymbol{e} = \frac{1+\nu}{E}\boldsymbol{\sigma} - \frac{\nu}{E}\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma}\boldsymbol{I}$  (voir (8.2.8)), cela revient à déterminer les conditions sur  $\boldsymbol{e}$  garantissant l'existence de  $\boldsymbol{u}$  tel que  $\boldsymbol{e} = \frac{1}{2}(\nabla \boldsymbol{u} + \nabla^t \boldsymbol{u})$ . Ces conditions s'appellent les équations de compatibilités. Elles sont analogues aux conditions sur  $\boldsymbol{a}$  garantissant l'existence de f telle que  $\nabla f = \boldsymbol{a}$  déterminées par le Théorème 1.4.7 (Lemme de Poincaré) qui établit l'équivalence

$$[\boldsymbol{a} \in C^1(\Omega, \mathbb{R}^3), \text{ rot } \boldsymbol{a} = 0] \iff [\exists f \in C^2(\Omega), \quad \boldsymbol{a} = \boldsymbol{\nabla} f].$$
 (9.2.1)

Elles sont énoncées dans le théorème suivant, dont la preuve repose sur le théorème de Poincaré :

**Théorème 9.2.1** (Equations de compatibilités). Soit  $\Omega$  un ouvert convexe de  $\mathbb{R}^3$ . On a l'équivalence

$$[\exists \boldsymbol{u} \in C^3(\boldsymbol{\Omega}; \mathbb{R}^3), \quad \boldsymbol{e} = \frac{1}{2} \left( \boldsymbol{\nabla} \boldsymbol{u} + \boldsymbol{\nabla}^t \boldsymbol{u} \right)]$$

# Preuve

1.  $\Leftarrow$  : exercice.

2.  $\Rightarrow$ . Supposons

$$\varepsilon_{ipq}\varepsilon_{jrs}e_{pr,qs} = 0 \quad \forall i, j = 1, 2, 3.$$

$$(9.2.3)$$

Posons

$$\boldsymbol{a}^{p} = \varepsilon_{pjk} e_{ij,k} \boldsymbol{e}_{i}, \quad \forall p \in \{1, 2, 3\}.$$

$$(9.2.4)$$

D'après (9.2.3), pour tout p, s,

$$\operatorname{rot} \boldsymbol{a}^p = (\operatorname{rot} \boldsymbol{a}^p)_s \boldsymbol{e}_s = \varepsilon_{sqi} a^p_{i,q} \boldsymbol{e}_s = \varepsilon_{sqi} \varepsilon_{pjk} e_{ij,kq} \boldsymbol{e}_s = -\varepsilon_{siq} \varepsilon_{pjk} e_{ij,qk} \boldsymbol{e}_s = 0 \quad \text{d'après (9.2.3)}.$$

D'après (9.2.1) (Théorème de Poincaré) pour tout  $p \in \{1, 2, 3\}$ , il existe  $\omega_p$  satisfaisant

$$\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{\omega}_p = \boldsymbol{a}^p. \tag{9.2.5}$$

On pose, pour tout r,

$$\boldsymbol{b}^r = (e_{rs} + \varepsilon_{prs}\omega_p)\boldsymbol{e}_s. \tag{9.2.6}$$

On a

$$(\mathbf{rot} \, \boldsymbol{b}^{r})_{v} = \varepsilon_{vis} b^{r}_{s,i} = \varepsilon_{vis} \left( e_{rs} + \varepsilon_{prs} \omega_{p} \right)_{,i} = \varepsilon_{vis} e_{rs,i} + \varepsilon_{vis} \varepsilon_{prs} \omega_{p,i}$$
$$= \varepsilon_{vis} e_{rs,i} + \left( \delta_{vp} \delta_{ir} - \delta_{vr} \delta_{ip} \right) a^{p}_{i} = \varepsilon_{vis} e_{rs,i} + a^{v}_{r} - \delta_{rv} a^{i}_{i}$$
$$= \varepsilon_{vis} e_{rs,i} + \varepsilon_{vjk} e_{rj,k} - \delta_{rv} \underbrace{\varepsilon_{ijk} e_{ij,k}}_{=0 \text{ car } e_{ij} = e_{ji}}$$
$$= \varepsilon_{vis} \underbrace{\left( e_{rs,i} + e_{ri,s} \right)}_{M^{r}_{is}} = 0 \quad \text{car } M^{r}_{is} = M^{r}_{si}.$$

 $\operatorname{donc}$ 

$$\mathbf{rot}\,\boldsymbol{b}^r=0.$$

On déduit de (9.2.1) (Théorème de Poincaré) que, pour tout  $r \in \{1, 2, 3\}$ , il existe  $u_r$  satisfaisant

$$\boldsymbol{\nabla} u_r = \boldsymbol{b}^r. \tag{9.2.7}$$

D'après (9.2.6) et (9.2.7),

$$\begin{aligned} u_{r,s} + u_{s,r} &= b'_s + b^s_r \\ &= e_{rs} + \varepsilon_{prs}\omega_p + e_{sr} + \varepsilon_{psr}\omega_p \\ &= e_{rs} + e_{sr} \\ &= 2e_{rs} \end{aligned} \qquad \begin{array}{l} \operatorname{car} \varepsilon_{prs} + \varepsilon_{psr} = 0 \\ \operatorname{car} e_{rs} = e_{sr} \end{aligned}$$

d'où

 $\frac{1}{2}(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u} + \boldsymbol{\nabla}^t\boldsymbol{u}) = \boldsymbol{e}.$ 

Le théorème 9.2.1 est démontré.

**Remarque 9.2.1.** A Revoir. La démonstration précédente présente une méthode systématique de construction d'un champ de déplacement  $\mathbf{u}$  à partir d'un champ de déformation  $\mathbf{e}$ : partant de  $\mathbf{a}^p$  défini par (9.2.4), on détermine  $\omega^p$  vérifiant (9.2.5) et on définit  $\mathbf{b}^r$  par (9.2.6). Le champ des déplacements est alors obtenu en résolvant (9.2.7).

# 9.2.1 Variantes

1. Pour les choix de (i, j) indiqués, l'équation (9.2.3) s'écrit

$$\begin{aligned} (i,j) &= (1,1): \quad e_{22,33} + e_{33,22} = 2e_{23,32}, \\ (i,j) &= (2,2): \quad e_{11,33} + e_{33,11} = 2e_{13,31}, \\ (i,j) &= (3,3): \quad e_{22,11} + e_{11,22} = 2e_{21,12}, \\ (i,j) &= (1,2): \quad e_{12,33} + e_{33,12} = e_{13,23} + e_{23,13}, \\ (i,j) &= (1,3): \quad e_{13,22} + e_{22,13} = e_{12,32} + e_{32,12}, \\ (i,j) &= (2,3): \quad e_{23,11} + e_{11,23} = e_{21,31} + e_{31,21}. \end{aligned}$$
(9.2.8)

Les équations (9.2.3) sont donc équivalentes aux six équations ci-dessus.

### 2. On peut montrer que

$$\varepsilon_{ipq}\varepsilon_{jrs}e_{pr,qs} = 0 \quad \forall i, j = 1, 2, 3$$

$$\iff$$

$$e_{ij,kl} + e_{kl,ij} = e_{il,jk} + e_{jk,il} \quad \forall i, j, k, l \in \{1, 2, 3\}.$$

$$(9.2.9)$$

En effet, si  $\varepsilon_{ipq}\varepsilon_{jrs}e_{pr,qs} = 0 \quad \forall i, j = 1, 2, 3$ , en substituant  $\boldsymbol{e} = \frac{1}{2}(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u} + \boldsymbol{\nabla}^t\boldsymbol{u}))$  on trouve  $e_{ij,kl} + e_{kl,ij} = e_{il,jk} + e_{jk,il}$ . Inversement, si  $e_{ij,kl} + e_{kl,ij} = e_{il,jk} + e_{jk,il}$ , différents choix de (i, j, k, l) conduisent à (9.2.8) qui équivaux comme on l'a vu à  $\varepsilon_{ipq}\varepsilon_{jrs}e_{pr,qs} = 0 \quad \forall i, j = 1, 2, 3$ .

On déduit de (9.2.9) que (en utilisant la convention de sommation des indices répétés)  $e_{ij,kk} + e_{kk,ij} = e_{ik,jk} + e_{jk,ik}$   $\forall i, j = 1, 2, 3$ . Inversement, si  $e_{ij,kk} + e_{kk,ij} = e_{ik,jk} + e_{jk,ik}$   $\forall i, j = 1, 2, 3$  on peut montrer par des manipulations élémentaires que (9.2.8) est satisfaite. On déduit

$$\varepsilon_{ipq}\varepsilon_{jrs}e_{pr,qs} = 0 \quad \forall i, j = 1, 2, 3$$

$$\iff$$

$$e_{ij,kk} + e_{kk,ij} = e_{ik,jk} + e_{jk,ik} \quad \forall i, j = 1, 2, 3.$$

$$(9.2.10)$$

# 9.3 Equations de Beltrami

**Théorème 9.3.1.** Soit  $\Omega$  un ouvert convexe de  $\mathbb{R}^3$ , soit  $\boldsymbol{\sigma} \in C^2(\Omega; \mathbb{S}^3)$  tel que  $-\operatorname{div}\boldsymbol{\sigma} = \boldsymbol{f}$  dans  $\Omega$ , et soit  $\boldsymbol{e} = \frac{1+\nu}{E}\boldsymbol{\sigma} - \frac{\nu}{E}\operatorname{tr} \boldsymbol{\sigma} \boldsymbol{I}$ . On a l'équivalence

$$(1+\nu)\Delta\boldsymbol{\sigma} + \boldsymbol{\nabla}(\boldsymbol{\nabla}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})) + (1+\nu)\left(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{f} + (\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{f})^{t} + \frac{\nu}{1-\nu}(\operatorname{div}\boldsymbol{f})\boldsymbol{I}\right) = 0$$

 $\Leftrightarrow$ 

### $D \acute{e}monstration.$

**Preuve de l'implication**  $\Rightarrow$ . D'après le théorème 9.2.1 et l'équivalence (9.2.10), l'existence de  $\boldsymbol{u}$  tel que  $\boldsymbol{e}(\boldsymbol{u}) = \frac{1}{2}(\nabla \boldsymbol{u} + \nabla^t \boldsymbol{u})$  équivaux aux équations de compatibilité  $e_{ij,kk} + e_{kk,ij} - e_{ik,jk} + e_{jk,ik} = 0$   $(i, j \in \{1, 2, 3\})$ . En reportant dans la loi de Hooke inversée  $\boldsymbol{e} = \frac{1+\nu}{E}\boldsymbol{\sigma} - \frac{\nu}{E} \operatorname{tr} \boldsymbol{\sigma} \boldsymbol{I}$  (voir (8.2.8)), on déduit que les équations de compatibilités sont équivalentes à

$$\begin{split} e_{ij,kk} + e_{kk,ij} - e_{ik,jk} - e_{jk,ik} &= \left(\frac{1+\nu}{E}\boldsymbol{\sigma} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})\boldsymbol{I}\right)_{ij,kk} + \left(\frac{1+\nu}{E}\boldsymbol{\sigma} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})\boldsymbol{I}\right)_{kk,ij} \\ &- \left(\frac{1+\nu}{E}\boldsymbol{\sigma} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})\boldsymbol{I}\right)_{ik,jk} - \left(\frac{1+\nu}{E}\boldsymbol{\sigma} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})\boldsymbol{I}\right)_{jk,ik} = 0, \end{split}$$

puis

$$\left(\frac{1+\nu}{E}\sigma_{ij,kk} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,kk}\delta_{ij}\right) + \left(\frac{1+\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,ij} - 3\frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,ij}\right) \\
- \left(\frac{1+\nu}{E}\sigma_{ik,jk} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,jk}\delta_{ik}\right) - \left(\frac{1+\nu}{E}\sigma_{jk,ik} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,ik}\delta_{jk}\right) = 0,$$

puis

$$\left(\frac{1+\nu}{E}\sigma_{ij,kk} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,kk}\delta_{ij}\right) + \left(\frac{1-2\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,ij}\right) \\ - \left(\frac{1+\nu}{E}(\sigma_{ik,k})_{,j} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,ji}\right) - \left(\frac{1+\nu}{E}(\sigma_{jk,k})_{,i} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,ij}\right) = 0.$$

Les équations de compatibilités sont donc équivalentes à

$$\frac{1+\nu}{E}\sigma_{ij,kk} - \frac{\nu}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,kk}\delta_{ij} + \frac{1}{E}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,ij} - \frac{1+\nu}{E}(\sigma_{ik,k})_{,j} - \frac{1+\nu}{E}(\sigma_{jk,k})_{,i} = 0.$$

Or  $\sigma_{ij,kk} = (\Delta \sigma)_{ij}$  et  $(\operatorname{tr} \sigma)_{,kk} = \Delta(\operatorname{tr} \sigma)$ . De plus,  $\sigma$  vérifie  $-\operatorname{div} \sigma = f$ , donc  $(\sigma_{ik,k})_{,j} = -f_{i,j}$  et  $(\sigma_{jk,k})_{,i} = -f_{j,i}$ . On déduit que les équations ci-dessus équivallent à

$$(1+\nu)(\boldsymbol{\Delta\sigma})_{ij} - \nu \Delta(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})\delta_{ij} + (\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})_{,ij} + (1+\nu)\left(f_{i,j} + f_{j,i}\right) = 0,$$

 $\operatorname{soit}$ 

$$(1+\nu)\boldsymbol{\Delta\sigma} - \nu\boldsymbol{\Delta}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})\boldsymbol{I} + \boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{\nabla}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma}) + (1+\nu)\left(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{f} + \boldsymbol{\nabla}^{t}\boldsymbol{f}\right) = 0, \qquad (9.3.2)$$

En prenant la trace de l'équation ci-dessus, notant que tr  $\Delta \boldsymbol{\sigma} = \Delta(\operatorname{tr} \boldsymbol{\sigma}), \operatorname{tr}(\nabla \nabla(\operatorname{tr} \boldsymbol{\sigma})) = \Delta(\operatorname{tr} \boldsymbol{\sigma}), \operatorname{tr} \nabla \boldsymbol{f} = \operatorname{tr} \nabla^t \boldsymbol{f} = \operatorname{div} \boldsymbol{f}, \text{ on obtient}$ 

$$(1 + \nu - 3\nu + 1)\Delta(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma}) + 2(1 + \nu)\operatorname{div}\boldsymbol{f} = 0,$$

soit

$$\Delta(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma}) = -\frac{(1+\nu)}{(1-\nu)} \operatorname{div} \boldsymbol{f}.$$
(9.3.3)

En reportant l'équation ci-dessus dans (9.3.2), on obtient

$$(1+\nu)\Delta\boldsymbol{\sigma} + \boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{\nabla}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma}) + (1+\nu)\left(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{f} + \boldsymbol{\nabla}^{t}\boldsymbol{f} + \frac{\nu}{(1-\nu)}(\operatorname{div}\boldsymbol{f})\boldsymbol{I}\right) = 0.$$
(9.3.4)

L'implication  $\implies$  de (9.3.1) est démontrée.

**Preuve de l'implication**  $\Leftarrow$ . Inversement, en prenant la trace de (9.3.4) on obtient (9.3.3) par

laquelle on exprime **div** $\boldsymbol{f}$  en fonction de  $\boldsymbol{\sigma}$ . En reportant cette expression dans (9.3.4) on retrouve (9.3.2) qui d'après ce qui précède équivaux aux équations de compatibilité (9.2.2).

Remarque 9.3.1. Dans le cas de forces volumiques constantes, les équations de Beltrami s'écrivent

$$(1+\nu)\Delta\sigma_{ij}+\sigma_{kk,ij},\quad\forall i,j=1,2,3,$$

ce qui équivaux à

$$(1+\nu)\Delta\boldsymbol{\sigma} + \boldsymbol{\nabla}(\boldsymbol{\nabla}(\operatorname{tr}\boldsymbol{\sigma})) = 0.$$

L'équation ci-dessus est satisfaite par tout champ  $\sigma$  constant ou affine par rapport aux variables d'espace  $x_i$ . C'est la raison pour laquelle, dans les exemples simples de problèmes d'élasticité développés en sections 8.1 et 8.2, nous avons obtenu des champs de déplacements associés aux champs de contraintes présumés solution.

# 9.4 Champ de déformations planes. Champ de contraintes planes

### 9.4.1 Champ de déformations planes

Si dans un corps élastique homogène isotrope de forme cylindrique de génératrices parallèles à  $Ox_3$ , le champ des déplacements est de la forme

$$u_1 = u_1(x_1, x_2), \quad u_2 = u_2(x_1, x_2), \quad u_3 = 0,$$

le champ des déformations est donné par

$$\varepsilon_{11} = u_{1,1}, \quad \varepsilon_{22} = u_{2,2}, \quad \varepsilon_{33} = \varepsilon_{23} = \varepsilon_{13} = 0, \quad \varepsilon_{12} = \frac{1}{2}(u_{1,2} + u_{2,1}).$$

On dit qu'on a affaire à un champ de déformations planes, parallèlement au plan  $(x_1, x_2)$ . Les seules composantes non nulles du tenseur des déformations sont les composantes  $\mathcal{E}_{\alpha\beta}$  où  $\alpha, \beta \in \{1, 2\}$ . De plus, ces composantes ne dépendent que de  $x_1, x_2$ , et non de  $x_3$ .

Le tenseur des contraintes associées est de la forme

$$\boldsymbol{\sigma} = \lambda(\operatorname{tr} \boldsymbol{e}) + 2\mu\varepsilon = \begin{pmatrix} \sigma_{11} & \sigma_{12} & 0\\ \sigma_{12} & \sigma_{22} & 0\\ 0 & 0 & \sigma_{33} \end{pmatrix}$$
$$\sigma_{\alpha\beta} = \lambda(\varepsilon_{\gamma\gamma})\delta_{\alpha\beta} + 2\mu\varepsilon_{\alpha\beta} \quad \forall \alpha, \beta \in \{1, 2\},$$
$$\sigma_{33} = \lambda(\varepsilon_{11} + \varepsilon_{22}) = \frac{\lambda}{2(\lambda + \mu)}(\sigma_{11} + \sigma_{22})$$
(9.4.1)

où les composantes  $\sigma_{\alpha\beta}$ ,  $\alpha, \beta = 1, 2$ , ne dépendent que de  $x_1$  et  $x_2$  et sont données par

$$\sigma_{\alpha\beta} = \lambda(\varepsilon_{\gamma\gamma})\delta_{\alpha\beta} + 2\mu\varepsilon_{\alpha\beta} \quad \forall \alpha, \beta \in \{1, 2\},$$
(9.4.2)

où nous convenons que les indices répétés grecs sont sommés de 1 à 2. Par ailleurs, comme  $\varepsilon_{33} = 0$ ,

$$\sigma_{33} = \lambda(\varepsilon_{11} + \varepsilon_{22}) = \frac{\lambda}{2(\lambda + \mu)}(\sigma_{11} + \sigma_{22})$$

Le champ des contraintes est donc, comme le champ des déformations, indépendant de  $x_3$ . On ne pourra donc être dans un cas de déformations planes que si l'ensemble du problème posé est indépendant de  $x_3$ , c'est à dire invariant par rapport à toute translation parallèle à  $Ox_3$ .

Le problème à résoudre sera alors un problème bidimensionnel posé sur une section droite  $\omega$  quelconque de  $\Omega$ . Les équations du problème seront

$$\sigma_{\alpha\beta,\beta} + f_{\alpha} = 0 \quad \text{dans } \Omega, \text{ (nécessairement } f_3 = 0), \quad \alpha \in \{1, 2\}, \tag{9.4.3}$$

les équations de comportement (9.4.1), et les conditions aux limites sur la frontière  $\partial \omega$  de l'ouvert bidimensionnel. C'est ce qu'on appelle un problème d'élasticité bidimensionnelle (ou plane). La composante  $\sigma_{33}$  sera calculée à postériori en utilisant la relation (9.4.1) (troisième ligne).

# 9.4.2 Champ de contraintes planes

C'est par définition un champ de contraintes  $\sigma_{ij}$  qui ne dépend que de  $x_1$  et  $x_2$  et dont les composantes  $\sigma_{i3}$ , i = 1, 2, 3 sont nulles. Si le corps élastique est isotrope, le champ des déformations associé  $\varepsilon_{ij}$  est relié au champ des contraintes par la loi de Hooke, soit

$$\sigma_{\alpha\beta} = \lambda(\varepsilon_{11} + \varepsilon_{22} + \varepsilon_{33})\delta_{\alpha\beta} + 2\mu\varepsilon_{\alpha\beta} \quad \alpha, \beta = 1, 2,$$
  

$$0 = \varepsilon_{13} = \varepsilon_{23},$$
  

$$0 = \lambda(\varepsilon_{11} + \varepsilon_{22} + \varepsilon_{33}) + 2\mu\varepsilon_{33}.$$
  
(9.4.4)

Il en résulte que  $\varepsilon_{33}$  s'exprime explicitement en fonction de  $\varepsilon_{11}$  et  $\varepsilon_{22}$  par

$$\varepsilon_{33} = \frac{-\lambda}{\lambda + 2\mu} (\varepsilon_{11} + \varepsilon_{22}) \tag{9.4.5}$$

On peut écrire les équations (9.4.4) en fonction des seules composantes  $\varepsilon_{\alpha\beta}$  par

$$\sigma_{\alpha\beta} = \lambda^* \varepsilon_{\gamma\gamma} \delta_{\alpha\beta} + 2\mu \varepsilon_{\alpha\beta} \tag{9.4.6}$$

où

$$\lambda^* = \frac{2\lambda\mu}{\lambda + 2\mu}.$$

Il en résulte que les  $\varepsilon_{\alpha\beta}$  ne dépendent que de  $x_1, x_2$  et, d'après (9.4.5), il en est de même pour  $\varepsilon_{33}$ .

Il apparaît alors qu'un problème de contraintes planes conduit aux mêmes équations d'équilibre (9.4.3) et à la loi de comportement bidimensionnelle (9.4.6) qui est du même type que (9.4.1),  $\lambda$  étant remplacé par  $\lambda^*$ . D'un point de vue mathématique, les problèmes de contraintes planes et de déformation plane sont de même nature.

# 9.4.3 Fonction d'Airy

**Théorème 9.4.1.** Soit un corps élastique isotrope dont la forme est un cylindre  $\Omega = \omega \times (0, L)$ , soumis à un champ de contraintes planes  $\sigma(x_1, x_2)$  de classe  $C^1$  parallèlement au plan  $x_1, x_2$ . On suppose que les forces volumiques sont nulles. Alors il existe une fonction  $\chi \in C^3(\omega)$  telle que

$$\boldsymbol{\sigma} = \begin{pmatrix} \chi_{,22} & -\chi_{,12} & 0\\ -\chi_{,12} & \chi_{,11} & 0\\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \quad . \tag{9.4.7}$$

La fonction  $\chi$  est appelée la fonction d'Airy.

Avant de prouver le théorème, nous établissons une variante bidimensionnelle du théorème de Poincaré : Lemme 9.4.1. Soit  $\omega$  est un ouvert convexe de  $\mathbb{R}^2$ . On a l'équivalence

$$[\mathbf{h} \in C^{1}(\omega, \mathbb{R}^{2}), \ h_{1,1} + h_{2,2} = 0] \iff [\exists f \in C^{2}(\omega), \ h_{2} = -f_{,1}, \ h_{1} = f_{,2}].$$
(9.4.8)

 $\begin{array}{l} D\acute{e}monstration. \mbox{ Posons } \pmb{a} = \begin{pmatrix} -h_2 \\ h_1 \\ 0 \end{pmatrix}. \mbox{ On a rot } \pmb{a} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ a_{2,1} - a_{1,2} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ h_{1,1} + h_{2,2} \end{pmatrix} = 0 \mbox{ donc, d'après} \\ \mbox{ le théorème 1.4.7 (de Poincaré), il existe } f \mbox{ tel que} \end{array}$ 

$$\boldsymbol{a} = \begin{pmatrix} f_{,1} \\ f_{,2} \\ f_{,3} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -h_2 \\ h_1 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

On déduit

$$h_2 = -f_{,1}, \quad h_1 = f_{,2}, \quad f = f(x_1, x_2)$$

Et réciproquement.

**Preuve du Théorème 9.4.1.** Un champ de contraintes planes  $\boldsymbol{\sigma} = \{\sigma_{\alpha\beta}\}$  dans un matériaux où les forces volumiques sont nulles, doit satisfaire les deux équations d'équilibre suivantes dans  $\omega$ :

$$\begin{cases} \sigma_{11,1} + \sigma_{12,2} = 0\\ \sigma_{21,1} + \sigma_{22,2} = 0. \end{cases}$$
(9.4.9)

D'après le lemme 1.4.15 appliqué à l'équation  $\sigma_{11,1} + \sigma_{12,2} = 0$ , il existe une fonction  $\varphi_1(x_1, x_2) \in C^1(\omega)$  telle que

$$\sigma_{12} = -(\varphi_1)_{,1}, \quad \sigma_{11} = (\varphi_1)_{,2}. \tag{9.4.10}$$

Comme  $\boldsymbol{\sigma} \in C^3(\omega; \mathbb{S}^3)$ , on a  $\varphi_1 \in C^2(\omega)$ . De même, daprès le lemme 1.4.15 appliqué à l'équation  $\sigma_{21,1} + \sigma_{22,2} = 0$ , il existe une fonction  $\varphi_2(x_1, x_2) \in C^2(\omega)$  telle que

$$\sigma_{22} = -(\varphi_2)_{,1}, \quad \sigma_{21} = (\varphi_2)_{,2}. \tag{9.4.11}$$

La matrice  $\boldsymbol{\sigma}$  étant symétrique,  $\sigma_{12} = \sigma_{21}$  donc  $-(\varphi_1)_{,1} = (\varphi_2)_{,2}$ . On déduit

$$\varphi_{1,1} + \varphi_{2,2} = 0.$$

D'après le lemme 1.4.15 appliqué à l'équation  $\varphi_{1,1} + \varphi_{2,2} = 0$ , il existe une fonction  $\chi(x_1, x_2) \in C^1(\omega)$  telle que

$$\varphi_2 = -\chi_{,1}, \quad \varphi_1 = \chi_{,2}.$$
 (9.4.12)

Comme  $\varphi_1, \varphi_2 \in C^2(\omega)$ , on a  $\chi \in C^3(\omega)$ . Il résulte de (9.4.10), (9.4.11), (9.4.12) que

$$\sigma_{12} = -(\varphi_1)_{,1} = -\chi_{,12}, \qquad \sigma_{11} = (\varphi_1)_{,2} = \chi_{,22}.$$
  
$$\sigma_{22} = -(\varphi_2)_{,1} = \chi_{,11}, \qquad \sigma_{21} = (\varphi_2)_{,2} = -\chi_{,12},$$

qui équivaux à (9.4.7).

# Chapitre 10

# Références

- 1. R. Abeyaratne : Lecture Notes on The Mechanics of Elastic Solids, Massachusetts Institute of Technology. https://web.mit.edu/abeyaratne/lecture\_notes.html
- 2. H. Brézis : Analyse Fonctionnelle. Masson, Paris (1993).
- 3. P. G. Ciarlet : Mathematical elasticity. Volume I : three-dimensional elasticity. North-Holland (1988).
- 4. G. Duvaut : Mécanique des milieux continus, Dunod, Paris (1998).
- 5. S. Forest, M. Amestoy : Mécanique des milieux continus, Ecole des Mines de Paris. https://perso.crans.org/coquand/MMC\_mines.pdf
- 6. J. Garrigues : Cours de mécanique des milieux continus ; http://jean.garrigues.perso.centrale-med. fr
- 7. R.B. McQuistan : Scalar and Vector Fields : A Physical Interpretation (Wiley, New York, 1965).