Thème 2

Chapitre II : Equations des conservation en mécanique des fluides

04/11/2024

Source : P. TRAORE, S. AMIROUDINE. Simulation numérique en mécanique des fluides. Tomaison. Cépaduès. Toulouse, 2021, 414p.

Sommaire

Les lois de conservation

Les modèles mathématiques simplifiés

Classification des écoulements

Adimensionner des équations





Les lois de conservation

Conservation de la masse

Conservation de la quantité de mouvement

Conservation de l'énergie

Les modèles mathématiques simplifiés

Classification des écoulements

Adimensionner des équations



Les équations de conservations qui suivent seront retrouvées par application du **théorème du transport de Reynolds** que voici :

Soit Φ une grandeur extensive définie pour un volume V quelconque, ψ la densité volumique de $\Phi: \Phi = \iiint_{V(t)} \psi dV$

Les équations de conservations qui suivent seront retrouvées par application du théorème du transport de Reynolds que voici :

Soit Φ une grandeur extensive définie pour un volume Vquelconque, ψ la densité volumique de Φ : $\Phi = \iiint_{V(t)} \psi dV$

Théorème du transport de Reynolds

$$\frac{d\Phi}{dt} = \frac{d}{dt} \iiint_{V(t)} \psi dV = \iiint_{V(t)} \frac{\partial \psi}{\partial t} dV + \iint_{S(t)} \psi \vec{u} \cdot \vec{n} dS$$
 (1)



Principe de conservation de la masse : $\frac{dm}{dt} = 0$

Les lois de conservation

Principe de conservation de la masse : $\frac{dm}{dt} = 0$

$$m = \iiint\limits_{V(t)} \rho dV$$

Les lois de conservation

$$m = \iiint\limits_{V(t)} \rho dV$$

D'après le théorème du transport de Reynolds :

$$\frac{dm}{dt} = \frac{d}{dt} \iiint_{V(t)} \rho dV = \iiint_{V(t)} \frac{\partial \rho}{\partial t} dV + \iint_{S(t)} \rho \vec{u} \cdot \vec{n} dS = 0$$
 (2)

$$\iiint\limits_{V(t)} \frac{\partial \rho}{\partial t} dV + \iiint\limits_{V(t)} div \Big(\rho \vec{u} \Big) dV = 0$$
 (3)

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + div \Big(\rho \vec{u} \Big) = 0 \tag{4}$$



Equation de conservation de la masse

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + div(\rho \vec{u}) = 0 \tag{5}$$



D'après la deuxième loi de Newton du mouvement : $\frac{d(m\vec{u})}{dt} = \sum \vec{f}$

$$m\vec{u} = \iiint\limits_{V(t)} \rho \vec{u} dV$$

D'après le théorème du transport de Reynolds :

$$\frac{d(m\vec{u})}{dt} = \frac{d}{dt} \iiint_{V(t)} \rho \vec{u} dV = \sum \vec{f}$$
 (6)

$$\iiint\limits_{V(t)} \frac{\partial (\rho \vec{u})}{\partial t} dV + \oiint\limits_{S(t)} (\rho \vec{u}) \vec{u} \cdot \vec{n} dS = \sum \vec{f}$$
 (7)



Les forces qui s'appliquent sur notre volume de contrôle sont de deux types :

- Les forces de surface
- Les forces de volume

Les forces qui s'appliquent sur notre volume de contrôle sont de deux types :

- Les forces de surface
- Les forces de volume

$$\iiint\limits_{V(t)} \frac{\partial (\rho \vec{u})}{\partial t} dV + \oiint\limits_{S(t)} (\rho \vec{u}) \vec{u} \cdot \vec{n} dS = \sum \vec{f}$$
 (8)

$$\iiint\limits_{V(t)} \frac{\partial (\rho \vec{u})}{\partial t} dV + \oiint\limits_{S(t)} (\rho \vec{u}) \vec{u} \cdot \vec{n} dS = \oiint\limits_{S(t)} \bar{\bar{\sigma}} \cdot \vec{n} dS + \iiint\limits_{V(t)} \vec{f_b} dV$$
(9)

$$\iiint\limits_{V(t)} \frac{\partial (\rho \vec{u})}{\partial t} dV + \iiint\limits_{V(t)} div(\rho \vec{u}\vec{u}) dV = \iiint\limits_{V(t)} div(\bar{\bar{\sigma}}) dV + \iiint\limits_{V(t)} \vec{f_b} dV \quad (10)$$

Les lois de conservation

Considérant le volume de contrôle infinitésimale :

$$\iiint\limits_{V(t)} \frac{\partial (\rho \vec{u})}{\partial t} dV + \iiint\limits_{V(t)} div(\rho \vec{u} \vec{u}) dV = \iiint\limits_{V(t)} div(\bar{\bar{\sigma}}) dV + \iiint\limits_{V(t)} \vec{f_b} dV \quad (11)$$

Equation de conservation de la quantité de mouvement

$$\frac{\partial(\rho\vec{u})}{\partial t} + div(\rho\vec{u}\vec{u})dV = div(\bar{\bar{\sigma}}) + f_b$$
 (12)



Principe de conservation de l'énergie : la variation temporelle de l'énergie totale (E) vaut la puissance associée aux forces extérieures plus la

puissance calorifique :
$$\frac{dE}{dt} = (\bar{\bar{\sigma}} \cdot \vec{n}) \cdot \vec{u} + \vec{f_b} \cdot \vec{u} - \text{div}(\vec{q})$$

Par ailleurs : $E = \iiint_{V(t)} \rho(e + \frac{u^2}{2}) dV$

$$\frac{dE}{dt} = \frac{d}{dt} \iiint\limits_{V(t)} \rho(e + \frac{u^2}{2}) dV = (\bar{\bar{\sigma}} \cdot \vec{n}) \cdot \vec{u} + \vec{f_b} \cdot \vec{u} - div(\vec{q})$$
 (13)

$$= \iiint\limits_{V(t)} \frac{\partial}{\partial t} \left(\rho e + \frac{\rho u^2}{2} \right) dV + \iint\limits_{S(t)} \left(\rho e + \frac{\rho u^2}{2} \right) \vec{u} \cdot \vec{n} dS \tag{14}$$

$$= \iint\limits_{S(t)} (\bar{\bar{\sigma}} \cdot \vec{n}) \cdot \vec{u} dS + \iiint\limits_{V(t)} \vec{f_b} \cdot \vec{u} dV - \iiint\limits_{V(t)} div(\vec{q}) dV$$
 (15)



Equation de conservation de l'énergie totale

$$\frac{\partial}{\partial t} \left(\rho \mathbf{e} + \frac{\rho u^2}{2} \right) + \operatorname{div} \left(\left(\rho \mathbf{e} + \frac{\rho u^2}{2} \right) \vec{u} \right) = \operatorname{div} \left(\left(\bar{\bar{\sigma}} \cdot \vec{n} \right) \cdot \vec{u} \right) + \vec{f_b} \cdot \vec{u} - \operatorname{div} (\vec{q})$$
(16)

Equation de conservation de l'énergie cinétique $(12 \cdot \vec{u})$

$$\frac{\partial}{\partial t} \left(\frac{\rho u^2}{2} \right) + div \left(\frac{\rho u^2}{2} \vec{u} \right) = div \left(\bar{\bar{\sigma}} \cdot \vec{u} \right) + \vec{f_b} \cdot \vec{u}$$
 (17)

Equation de conservation de l'énergie interne (16 - 17)

$$\frac{\partial}{\partial t}(\rho e) + div(\rho e\vec{u}) = div(\bar{\bar{\sigma}} \cdot \vec{u}) - \vec{u} \cdot div(\bar{\bar{\sigma}}) - div(\vec{q})$$
 (18)



Sommaire

Les lois de conservation

Les modèles mathématiques simplifiés

Écoulement incompressible et non visqueux

Écoulement potentiel

Écoulement rampant

Approximation de Boussinesq et de couche limite

Classification des écoulements

Adimensionner des équations



On néglige la compressibilité : $\rho = \mathit{cste}$

Écoulement incompressible et non visqueux

On néglige la compressibilité : $\rho = cste$

$$\nabla \cdot \vec{u} = 0$$

On néglige la compressibilité : $\rho = cste$

$$\nabla \cdot \vec{u} = 0$$

On néglige les effets de viscosité : $\bar{\bar{\tau}}=0$

On néglige la compressibilité : $\rho = cste$

$$\nabla \cdot \vec{u} = 0$$

On néglige les effets de viscosité : $\bar{\bar{\tau}}=0$

$$\nabla \cdot \vec{u} = 0$$

(Équation d'Euler)

ĕo

On pose :
$$\nabla \wedge \vec{u} = \vec{0}$$
 ; $\vec{u} = \nabla \phi$



$$\frac{\partial t}{\partial (\rho \vec{u})} + \nabla \cdot (\rho \vec{u} \vec{u}) = -\nabla p + \nabla \cdot [\mu (\nabla \vec{u} + (\nabla \vec{u})^t)] - \frac{2}{3} \nabla (\mu \nabla \cdot \vec{u}) + \vec{f_b}$$

On pose : $\nabla \wedge \vec{u} = \vec{0}$; $\vec{u} = \nabla \phi$

$$\nabla \wedge (\nabla \phi) = \begin{pmatrix} i & j & k \\ \frac{\partial}{\partial x} & \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial z} \\ \frac{\partial \phi}{\partial x} & \frac{\partial \phi}{\partial y} & \frac{\partial \phi}{\partial z} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial^2 \phi}{\partial y \partial z} - \frac{\partial^2 \phi}{\partial z \partial y} \\ \frac{\partial^2 \phi}{\partial x \partial z} - \frac{\partial^2 \phi}{\partial z \partial x} \\ \frac{\partial^2 \phi}{\partial x \partial y} - \frac{\partial^2 \phi}{\partial y \partial x} \end{pmatrix} = \vec{0}$$
 (19)

On pose : $\nabla \wedge \vec{u} = \vec{0}$; $\vec{u} = \nabla \phi$

$$\nabla \wedge (\nabla \phi) = \begin{pmatrix} i & j & k \\ \frac{\partial}{\partial x} & \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial z} \\ \frac{\partial \phi}{\partial x} & \frac{\partial \phi}{\partial y} & \frac{\partial \phi}{\partial z} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial^2 \phi}{\partial y \partial z} - \frac{\partial^2 \phi}{\partial z \partial y} \\ \frac{\partial^2 \phi}{\partial x \partial z} - \frac{\partial^2 \phi}{\partial z \partial x} \\ \frac{\partial^2 \phi}{\partial x \partial y} - \frac{\partial^2 \phi}{\partial y \partial x} \end{pmatrix} = \vec{0}$$
 (19)

 $\nabla \cdot (\nabla \phi) = \Delta \phi = 0$ (Équation de Laplace)



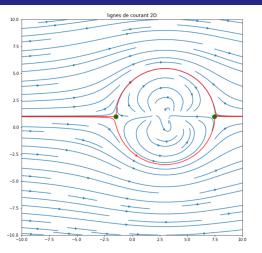


Figure – Lignes de courant d'un écoulement 2D; Solide fermé de Rankine



On néglige les effets inertiels : $\nabla \cdot (\vec{u}\vec{u})$

$$\qquad \qquad \frac{\partial (\rho \vec{u})}{\partial t} = -\nabla \rho + \nabla \cdot [\ \mu\ (\nabla \vec{u} + (\nabla \vec{u})^t)\] - \frac{2}{3} \nabla (\mu \nabla \cdot \vec{u}) + \vec{f_b}$$

On néglige les effets inertiels : $\nabla \cdot (\vec{u}\vec{u})$

Propriétés du fluide constante : linéarisation de l'équation



$$\qquad \qquad \frac{\partial (\rho \vec{u})}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \vec{u} \vec{u}) = -\nabla p + \nabla \cdot [\ \mu \ (\nabla \vec{u} + (\nabla \vec{u})^t)\] - \frac{2}{3} \nabla (\mu \nabla \cdot \vec{u}) + \vec{f_b}$$

On néglige les effets inertiels : $\nabla \cdot (\vec{u}\vec{u})$

Propriétés du fluide constante : linéarisation de l'équation

Vitesse très faible : on néglige le terme instationnaire

$$\nabla \cdot (\mu \nabla \vec{u}) - \nabla p + \vec{f_b} = \vec{0}$$
 (Equation de Stokes)



Approximation de Boussinesq : ρ variable seulement dans le terme de gravité

$$\vec{f_b} = (\rho - \rho_0)\vec{g}$$

Approximation de Boussinesq : ρ variable seulement dans le terme de gravité

$$\vec{f_b} = (\rho - \rho_0)\vec{g}$$

Approximation de la couche limite :

$$\qquad \qquad \mathbf{u}\frac{\partial u}{\partial x} + v\frac{\partial u}{\partial y} = -\frac{1}{\rho}\frac{\partial p}{\partial x} + v\frac{\partial^2 u}{\partial y^2}$$

$$ightharpoonup \frac{\partial p}{\partial v} = 0$$

Sommaire

Classification des écoulements

Equations aux dérivées partielles (EDP)

Ecoulements hyperboliques

Ecoulements paraboliques

Ecoulements elliptiques



$$a\frac{\partial^{2}\phi}{\partial t^{2}} + b\frac{\partial^{2}\phi}{\partial t\partial x} + c\frac{\partial^{2}\phi}{\partial x^{2}} + d\frac{\partial\phi}{\partial t} + e\frac{\partial\phi}{\partial x} + f\phi = g \qquad (20)$$

avec a, b, c, d, e, f et g des fonctions de t, x et parfois de ϕ .



$$a\frac{\partial^{2}\phi}{\partial t^{2}} + b\frac{\partial^{2}\phi}{\partial t\partial x} + c\frac{\partial^{2}\phi}{\partial x^{2}} + d\frac{\partial\phi}{\partial t} + e\frac{\partial\phi}{\partial x} + f\phi = g \qquad (20)$$

avec a, b, c, d, e, f et g des fonctions de t, x et parfois de ϕ .

- si a, b, c sont différents de 0 : EDP du second ordre
- si a = b = c = 0 et que d et e sont différents de O : EDP du premier ordre
- ▶ si a, b, c, d, e, f dépendent de ϕ : EDP **non-linéaire**
- ▶ si g = 0 : EDP **homogène**

$$a\frac{\partial^{2}\phi}{\partial t^{2}} + b\frac{\partial^{2}\phi}{\partial t\partial x} + c\frac{\partial^{2}\phi}{\partial x^{2}} + d\frac{\partial\phi}{\partial t} + e\frac{\partial\phi}{\partial x} + f\phi = g \qquad (20)$$

avec a, b, c, d, e, f et g des fonctions de t, x et parfois de ϕ .

- si a, b, c sont différents de 0 : EDP du second ordre
- si a = b = c = 0 et que d et e sont différents de O : EDP du premier ordre
- ▶ si a, b, c, d, e, f dépendent de ϕ : EDP **non-linéaire**
- ▶ si g = 0 : EDP **homogène**

Soit Δ , le discriminant d'une EDP : $\Delta = b^2 - 4ac$



$$\Delta = b^2 - 4ac > 0$$

Equation hyperbolique

Phénomène ondulatoire Caractéristiques réelles et distinctes

Exemple : équation des ondes,
$$\frac{\partial^2 \phi}{\partial t} - \tilde{c}^2 \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} = 0$$

$$\Delta = b^2 - 4ac > 0$$

Equation hyperbolique

Phénomène ondulatoire Caractéristiques réelles et distinctes

Exemple : équation des ondes,
$$\frac{\partial^2 \phi}{\partial t} - \tilde{c}^2 \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} = 0$$

En mécanique des fluides, typique d'un écoulement compressible, instationnaire et non visqueux.



$$\Delta = b^2 - 4ac = 0$$

Equation paraboliques

Phénomène de diffusion

Les caractéristiques dégénèrent et donnent lieu à une seule série

Exemple : équation de la chaleur,
$$\frac{\partial \phi}{\partial t} - \lambda \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} = f$$

$$\Delta = b^2 - 4ac = 0$$

Equation paraboliques

Phénomène de diffusion

Les caractéristiques dégénèrent et donnent lieu à une seule série

Exemple : équation de la chaleur,
$$\frac{\partial \phi}{\partial t} - \lambda \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} = f$$

En mécanique des fluides, typique d'un écoulement compressible, instationnaire et non visqueux.



$$\Delta = b^2 - 4ac < 0$$

Equation elliptiques

Phénomène à l'équilibre Caractéristiques complexes

Exemple : équation de Laplace,
$$\frac{\partial^2 \phi}{\partial t^2} + \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} = 0$$

$$\Delta = b^2 - 4ac < 0$$

Equation elliptiques

Phénomène à l'équilibre Caractéristiques complexes

Exemple : équation de Laplace,
$$\frac{\partial^2 \phi}{\partial t^2} + \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} = 0$$

En mécanique des fluides, cas par exemple d'un écoulement stationnaire, compressible et subsonique.



Sommaire

Les lois de conservation

Les modèles mathématiques simplifiés

Classification des écoulements

Adimensionner des équations



Respecter la similitude géométrique, cinématique et dynamique.

Respecter la similitude géométrique, cinématique et dynamique.

Théorème de Vaschy-Buckingham

Le nombre de variables sans dimensions (K) est égale au nombre de variable physique de départ (N) moins le nombre de dimensions fondamentales (J) utilisées par ces variables.

$$K = N - J \tag{21}$$



Théorème de Vaschy-Buckingham

Le nombre de variables sans dimensions (K) est égale au nombre de variable physique de départ (N) moins le nombre de dimensions fondamentales (J) utilisées par ces variables.

$$K = N - J \tag{21}$$



On pose les variables sans dimensions :
$$u_i^* = \frac{u_i}{u_0}$$
, $t^* = \frac{t}{t_0}$, $x_i^* = \frac{x_i}{L_0}$, $p^* = \frac{p}{\rho u_0^2}$

$$\frac{\partial u_{i}}{\partial t} + \frac{\partial (u_{j}u_{i})}{\partial x_{j}} = -\frac{\partial p}{\partial x_{i}} + \mu \frac{\partial^{2} u_{i}}{\partial x_{j}^{2}} + \rho g_{i}$$

$$\frac{\rho u_{0}}{t_{0}} \frac{\partial u_{i}^{*}}{\partial t^{*}} + \frac{\rho u_{0}^{2}}{L_{0}} \frac{\partial (u_{j}^{*}u_{i}^{*})}{\partial x_{j}^{*}} = -\frac{\rho u_{0}^{2}}{L_{0}} \frac{\partial p^{*}}{\partial x_{i}^{*}} + \frac{\mu u_{0}}{L_{0}^{2}} \frac{\partial^{2} u_{i}^{*}}{\partial x_{j}^{*2}} + \rho g_{i}$$

$$\frac{L_{0}}{u_{0}t_{0}} \frac{\partial u_{i}^{*}}{\partial t^{*}} + \frac{\partial (u_{j}^{*}u_{i}^{*})}{\partial x_{j}^{*}} = -\frac{\partial p^{*}}{\partial x_{i}^{*}} + \frac{\mu}{\rho L_{0}u_{0}} \frac{\partial^{2} u_{i}^{*}}{\partial x_{j}^{*2}} + \frac{L_{0}}{u_{0}} g_{i}$$

$$St \frac{\partial u_{i}^{*}}{\partial t^{*}} + \frac{\partial (u_{j}^{*}u_{i}^{*})}{\partial x_{j}^{*}} = -\frac{\partial p^{*}}{\partial x_{i}^{*}} + \frac{1}{Re} \frac{\partial^{2} u_{i}^{*}}{\partial x_{j}^{*2}} + \frac{1}{Fr^{2}} g_{i}$$

$$St = \frac{L_{0}}{u_{0}t_{0}}; Re = \frac{\rho u_{0}L_{0}}{u_{0}}; Fr = \frac{u_{0}}{\sqrt{L_{0}g}}$$

