

Hydrodynamique et Turbulence - I

Jacques Le Bourlot
Observatoire de Paris & Université Paris-Diderot

14 Septembre 2016

Rappels de Thermodynamique

Thermodynamique

❖ Eq. Etat

❖ Capacités

❖ Entropie

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

- Equation d'état :

$$\frac{P}{\rho} = \frac{k T}{\mu m_H}$$

Rappels de Thermodynamique

Thermodynamique

❖ Eq. Etat

❖ Capacités

❖ Entropie

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

- Equation d'état :

$$\frac{P}{\rho} = \frac{k T}{\mu m_H}$$

- Energie interne spécifique :

$$U = \rho \mathcal{E} V$$

$$\mathcal{E} = \left\langle \frac{1}{2} |\mathbf{u}^2| \right\rangle = c_V T$$

Rappels de Thermodynamique

Thermodynamique

❖ Eq. Etat

❖ Capacités

❖ Entropie

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

- Equation d'état :

$$\frac{P}{\rho} = \frac{k T}{\mu m_H}$$

- Energie interne spécifique :

$$U = \rho \mathcal{E} V$$

$$\mathcal{E} = \left\langle \frac{1}{2} |\mathbf{u}^2| \right\rangle = c_V T$$

- Enthalpie spécifique : $H = U + PV = \rho h V$

$$h = c_P T$$

$$\mathcal{E} + \frac{P}{\rho} = h$$

Rappels de Thermodynamique

Thermodynamique

❖ Eq. Etat

❖ Capacités

❖ Entropie

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

- Capacités calorifiques :

$$\gamma = \frac{c_P}{c_V}$$

$$c_P - c_V = \frac{k}{\mu m_H}$$

Rappels de Thermodynamique

Thermodynamique

❖ Eq. Etat

❖ Capacités

❖ Entropie

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

- Capacités calorifiques :

$$\gamma = \frac{c_P}{c_V}$$

$$c_P - c_V = \frac{k}{\mu m_H}$$

$$c_V = \frac{1}{\gamma - 1} \frac{k}{\mu m_H} = \frac{1}{\gamma - 1} \frac{P}{\rho T}$$

$$c_P = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \frac{k}{\mu m_H} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \frac{P}{\rho T}$$

Rappels de Thermodynamique

Thermodynamique

❖ Eq. Etat

❖ Capacités

❖ Entropie

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

- Capacités calorifiques :

$$\gamma = \frac{c_P}{c_V}$$

$$c_P - c_V = \frac{k}{\mu m_H}$$

$$c_V = \frac{1}{\gamma - 1} \frac{k}{\mu m_H} = \frac{1}{\gamma - 1} \frac{P}{\rho T}$$

$$c_P = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \frac{k}{\mu m_H} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \frac{P}{\rho T}$$

$$\mathcal{E} = \frac{1}{\gamma - 1} \frac{P}{\rho}$$

$$h = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \frac{P}{\rho}$$

Rappels de Thermodynamique

Thermodynamique

❖ Eq. Etat

❖ Capacités

❖ Entropie

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

- Entropie spécifique :

$$S = \rho s V = M s$$

Rappels de Thermodynamique

Thermodynamique

❖ Eq. Etat

❖ Capacités

❖ Entropie

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

- Entropie spécifique :

$$S = \rho s V = M s$$

- Entropie :

$$\delta Q = T dS = dU + P dV$$

⋮

$$ds = c_V d \log (P \rho^{-\gamma})$$

Rappels de Thermodynamique

Thermodynamique

❖ Eq. Etat

❖ Capacités

❖ Entropie

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

- Entropie spécifique :

$$S = \rho s V = M s$$

- Entropie :

$$\delta Q = T dS = dU + P dV$$

⋮

$$ds = c_V d \log (P \rho^{-\gamma})$$

- Vitesse du son :

$$\left(\frac{\partial P}{\partial \rho} \right)_s = c^2 = \frac{\gamma P}{\rho} = \frac{\gamma k T}{\mu m_H}$$

Dérivée matérielle

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des contraintes

On suit un volume dV emporté par le courant à la vitesse \vec{u} . Dans dV , une grandeur $f(\vec{r}, t)$ varie au cours du temps comme :

$$\frac{Df}{Dt} = \lim_{\delta t \rightarrow 0} \frac{f(\vec{r} + \vec{u} \delta t, t + \delta t) - f(\vec{r}, t)}{\delta t}$$

$$f(\vec{r} + \vec{u} \delta t, t + \delta t) \simeq f(\vec{r}, t) + \frac{\partial f}{\partial t} \delta t + \frac{\partial f}{\partial x_i} u_i \delta t$$

Donc :

$$\frac{D}{Dt} = \frac{\partial}{\partial t} + \vec{u} \cdot \nabla$$

Dérivée matérielle

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des contraintes

Pour une intégrale :

$$\frac{d}{dt} \int_V f(\vec{r}, t) dV =$$

$$\lim_{\delta t \rightarrow 0} \frac{1}{\delta t} \left(\int_V f(\vec{r} + \vec{u} \delta t, t + \delta t) dV - \int_V f(\vec{r}, t) dV \right)$$

Dérivée matérielle

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des
contraintes

Pour une intégrale :

$$\frac{d}{dt} \int_V f(\vec{r}, t) dV =$$

$$\lim_{\delta t \rightarrow 0} \frac{1}{\delta t} \left(\int_V f(\vec{r} + \vec{u} \delta t, t + \delta t) dV - \int_V f(\vec{r}, t) dV \right)$$

$$\int_V f(\vec{r} + \vec{u} \delta t, t + \delta t) dV = \int_V \left(f(\vec{r}, t) + \frac{\partial f}{\partial x_i} u_i \delta t + \frac{\partial f}{\partial t} \delta t \right) dV$$

Dérivée matérielle

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des
contraintes

Pour une intégrale :

$$\frac{d}{dt} \int_V f(\vec{r}, t) dV =$$

$$\lim_{\delta t \rightarrow 0} \frac{1}{\delta t} \left(\int_V f(\vec{r} + \vec{u} \delta t, t + \delta t) dV - \int_V f(\vec{r}, t) dV \right)$$

$$\int_V f(\vec{r} + \vec{u} \delta t, t + \delta t) dV = \int_V \left(f(\vec{r}, t) + \frac{\partial f}{\partial x_i} u_i \delta t + \frac{\partial f}{\partial t} \delta t \right) dV$$

$$\frac{d}{dt} \int_V f(\vec{r}, t) dV = \lim_{\delta t \rightarrow 0} \frac{1}{\delta t} \left(\int_V u_i \frac{\partial f}{\partial x_i} dV + \int_V \frac{\partial f}{\partial t} dV \right) \delta t$$

$$\frac{d}{dt} \int_V f(\vec{r}, t) dV = \int_V \left(u_i \frac{\partial f}{\partial x_i} + \frac{\partial f}{\partial t} \right) dV = \int_V \frac{Df}{Dt} dV$$

Équation de continuité

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

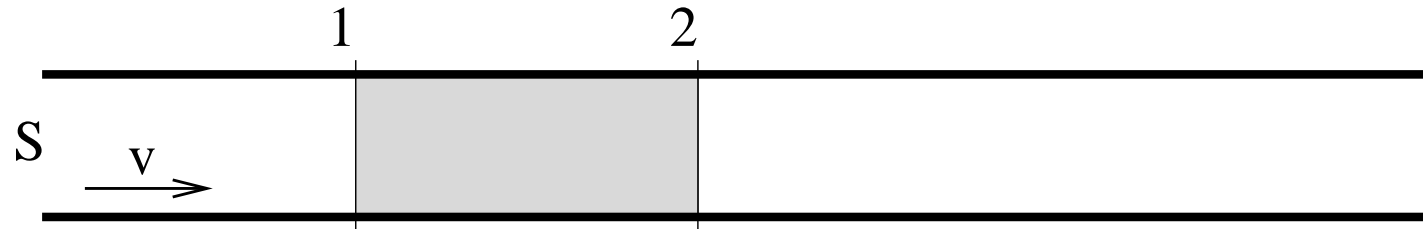
❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des
contraintes



- Conservation de la masse :

$$M(t) = S \int_{x_1}^{x_2} \rho(x, t) dx$$

Il y a deux façons de voir ce que devient $M(t)$; suivant Euler ou Lagrange.

Point de vue Eulérien

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

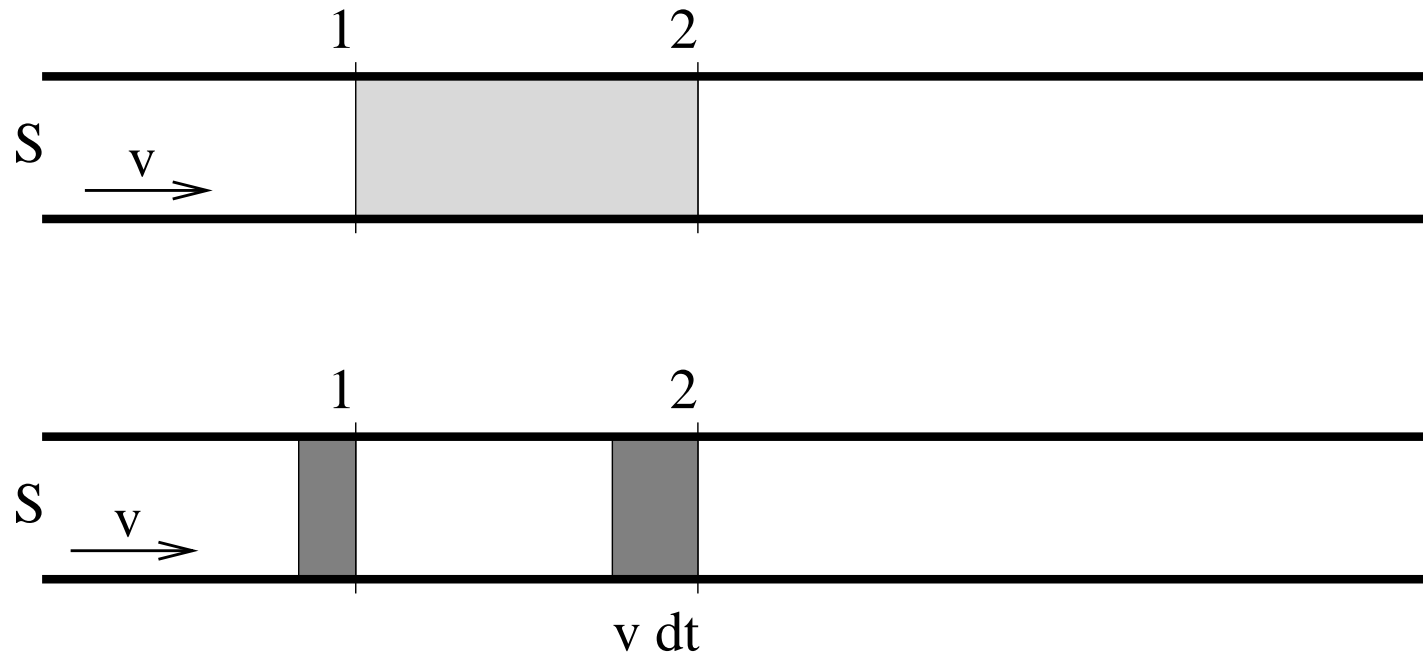
❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des contraintes



Position fixe dans l'espace (référentiel du laboratoire)

Point de vue Lagrangien

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

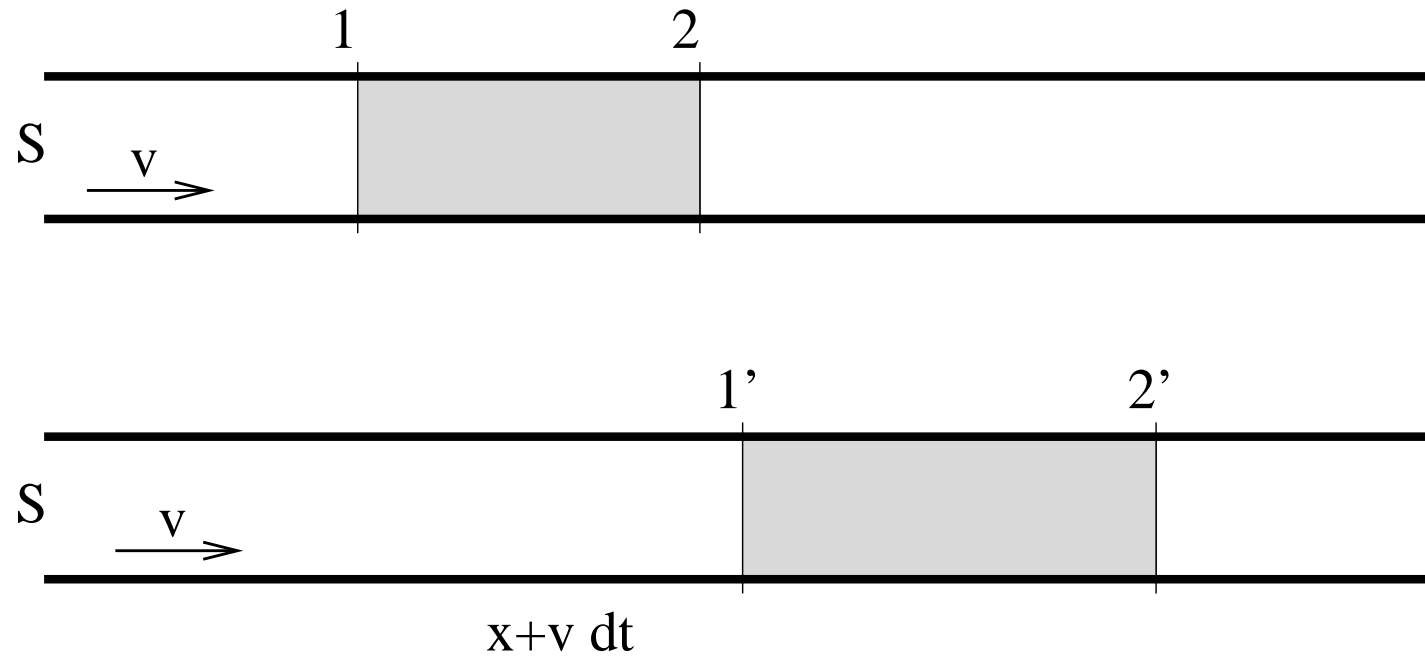
❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des contraintes



On suit une “cellule” de fluide (référentiel lié au fluide)

Point de vue Eulérien

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des
contraintes

$$M(t) = S \rho(t) dx$$

$$M(t + dt) = S \rho(t + dt) dx$$

Variation = Entrées - Sorties :

$$M(t + dt) - M(t) = S \rho_1 v_1 dt - S \rho_2 v_2 dt$$

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial \rho}{\partial x} v + \rho \frac{\partial v}{\partial x} = 0$$

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x} (\rho v) = 0$$

Point de vue Lagrangien

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des
contraintes

$$M(t) = S \rho(x, t) (x_2 - x_1)$$

$$M(t + dt) = S \rho(x + v dt, t + dt) (x_2' - x_1')$$

La masse se conserve :

$$M(t + dt) - M(t) = 0$$

$$\left(\frac{\partial \rho}{\partial t} dt + \frac{\partial \rho}{\partial x} dx \right) (x_2 - x_1) + \rho (v_2 - v_1) dt = 0$$

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x} (\rho v) = 0$$

Équation de continuité (again)

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des contraintes

- Pour un volume quelconque fixe :

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V \rho dV = - \int_A \rho \vec{u} \cdot \vec{n} dA$$

- Théorème de la divergence (Ostrogradsky) :

$$\int_A \vec{f} \cdot \vec{n} dA = \int_V \vec{\nabla} \cdot \vec{f} dV$$

- Donc, pour tout V :

$$\int_V \left(\frac{\partial \rho}{\partial t} + \vec{\nabla} \cdot (\rho \vec{u}) \right) dV = 0$$

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \vec{\nabla} \cdot (\rho \vec{u}) = 0$$

Masse - Volume

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ **Volume**

❖ Impulsion

Tenseur des
contraintes

- Fluide compressible
- Élément de masse donné Lagrangien \Rightarrow Le volume varie !
- Expansion/Rétraction de la frontière :

$$\frac{DV}{Dt} = \int_S \vec{u} \cdot \vec{n} dA = \int_V \vec{\nabla} \cdot \vec{u} dV$$

Masse - Volume

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ **Volume**

❖ Impulsion

Tenseur des
contraintes

- Fluide compressible
- Élément de masse donné Lagrangien \Rightarrow Le volume varie !
- Expansion/Rétraction de la frontière :

$$\frac{DV}{Dt} = \int_S \vec{u} \cdot \vec{n} dA = \int_V \vec{\nabla} \cdot \vec{u} dV$$

- Pour δV infinitésimal :

$$\frac{DV}{Dt} = \vec{\nabla} \cdot \vec{u} \delta V$$

Masse - Volume

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ **Volume**

❖ Impulsion

Tenseur des contraintes

- Fluide compressible
- Élément de masse donné Lagrangien \Rightarrow Le volume varie !
- Expansion/Rétraction de la frontière :

$$\frac{DV}{Dt} = \int_S \vec{u} \cdot \vec{n} dA = \int_V \vec{\nabla} \cdot \vec{u} dV$$

- Pour δV infinitésimal :

$$\frac{DV}{Dt} = \vec{\nabla} \cdot \vec{u} \delta V$$

- Or :

$$\frac{D\rho}{Dt} + \rho \vec{\nabla} \cdot \vec{u} = 0$$

Conservation de la masse

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des
contraintes

- Donc :

$$\frac{D\rho}{Dt} + \frac{\rho}{\delta V} \frac{D\delta V}{Dt} = 0$$

$$\frac{D(\rho \delta V)}{Dt} = 0$$

Conséquence importante :

- Pour un volume “Lagrangien”, où la masse se conserve et pour toute quantité scalaire α :

$$\frac{d}{dt} \int_V \rho \alpha dV = \int_V \rho \frac{D\alpha}{Dt} dV$$

- Ca ne veut **pas** dire qu’en général :

$$\frac{D\rho \alpha}{Dt} = \rho \frac{D\alpha}{Dt}$$

Conservation de l'impulsion

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des contraintes

- Pour une composante i :

$$\frac{d}{dt} \int_V \rho u_i dV = \int_V F_i dV + \int_S \sigma_{ij} n_j dA$$

- ◆ F_i : Force en volume par unité de masse
- ◆ σ_{ij} : Tenseur des contraintes de surface sur j en direction i

Conservation de l'impulsion

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des contraintes

- Pour une composante i :

$$\frac{d}{dt} \int_V \rho u_i dV = \int_V F_i dV + \int_S \sigma_{ij} n_j dA$$

- ◆ F_i : Force en volume par unité de masse
- ◆ σ_{ij} : Tenseur des contraintes de surface sur j en direction i

- Donc, pour tout V :

$$\int_V \left(\rho \frac{Du_i}{Dt} - F_i - \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j} \right) dV = 0$$

$$\rho \frac{Du_i}{Dt} - F_i - \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j} = 0$$

Conservation de l'impulsion

Thermodynamique

Hydrodynamique

❖ Dérivée

❖ Continuité

❖ Euler

❖ Lagrange

❖ Continuité

❖ Volume

❖ Impulsion

Tenseur des contraintes

- En développant et avec l'équation de continuité :

$$\frac{\partial \rho u_i}{\partial t} + \frac{\partial \rho u_i u_j}{\partial x_j} = F_i + \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j}$$

ou :

$$\rho \frac{\partial u_i}{\partial t} + \rho u_j \frac{\partial u_i}{\partial x_j} = F_i + \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j}$$

Equation de Navier-Stokes compressible

- Reste à caractériser $\sigma_{ij} \Rightarrow$ dépend de la microphysique

Conservation de l'impulsion (bis)

Thermodynamique

Hydrodynamique

Tenseur des contraintes

❖ Impulsion

❖ Contraintes

❖ Le 1/6

En suivant l'évolution d'un volume V

$$\frac{d}{dt} \int_V \rho \vec{v} dV = \int_V \vec{F}_V dV + \int_S \bar{\bar{\sigma}} \cdot \vec{n} dS$$

- \vec{F}_V : Efforts de volume
- $\bar{\bar{\sigma}}$: Tenseur des efforts de surface
 - ◆ Composante normale : effort de pression.
 - ◆ Composante tangentielle : cisaillement.

Les composantes de $\bar{\bar{\sigma}}$ sont des forces par unité de surface, soit des contraintes (homogène à une pression), notées σ_{ij} .

Tenseur des contraintes

Thermodynamique

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

❖ Impulsion

❖ **Contraintes**

❖ Le 1/6

- Fluide au repos :

$$F_i + \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j} = 0$$

Vrai quel que soit le référentiel $\Rightarrow \sigma_{ij} \propto$ l'identité.

Tenseur des contraintes

Thermodynamique

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

❖ Impulsion

❖ **Contraintes**

❖ Le 1/6

- Fluide au repos :

$$F_i + \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j} = 0$$

Vrai quel que soit le référentiel $\Rightarrow \sigma_{ij} \propto$ l'identité.

$$\sigma_{ij} = -P \delta_{ij}$$

$P \Rightarrow$ pression statique.

Tenseur des contraintes

Thermodynamique

Hydrodynamique

Tenseur des
contraintes

❖ Impulsion

❖ **Contraintes**

❖ Le 1/6

- Fluide au repos :

$$F_i + \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j} = 0$$

Vrai quel que soit le référentiel $\Rightarrow \sigma_{ij} \propto$ l'identité.

$$\sigma_{ij} = -P \delta_{ij}$$

$P \Rightarrow$ pression statique.

- Décomposition :

$$\sigma_{ij} = -P \delta_{ij} + \tau_{ij}$$

Tenseur des contraintes

Thermodynamique

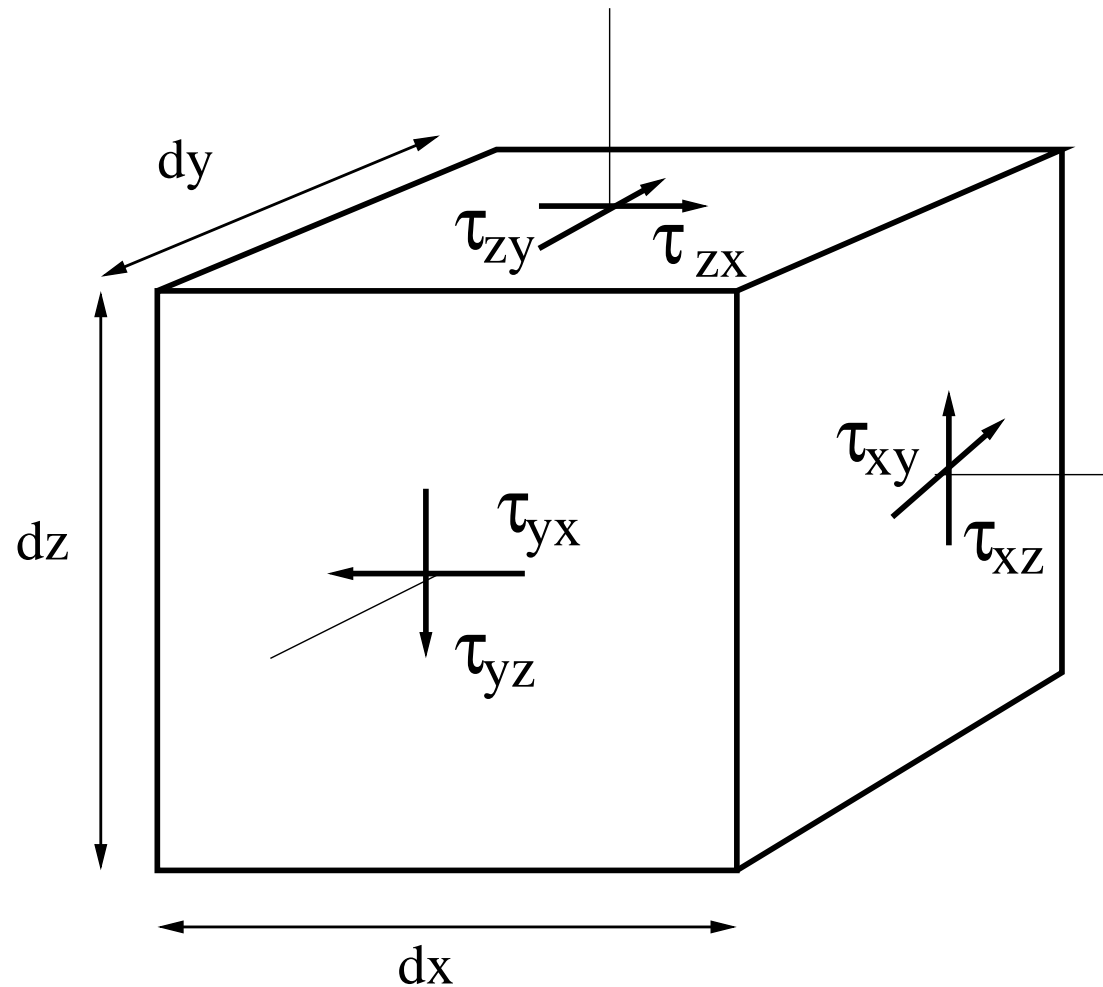
Hydrodynamique

Tenseur des contraintes

❖ Impulsion

❖ Contraintes

❖ Le 1/6



1er indice : facette, 2ème indice : direction

Modèle du 1/6 pour la viscosité

Thermodynamique

Hydrodynamique

Tenseur des contraintes

❖ Impulsion

❖ Contraintes

❖ Le 1/6

- Les molécules ont toutes la vitesse moyenne \bar{v} d'agitation thermique, et se déplacent suivant les axes.

Modèle du 1/6 pour la viscosité

Thermodynamique

Hydrodynamique

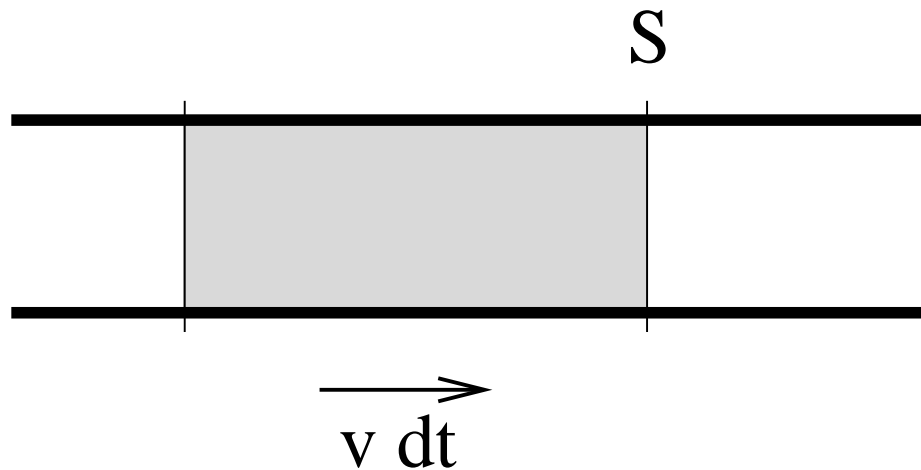
Tenseur des contraintes

❖ Impulsion

❖ Contraintes

❖ Le 1/6

- Les molécules ont toutes la vitesse moyenne \bar{v} d'agitation thermique, et se déplacent suivant les axes.



Modèle du 1/6 pour la viscosité

Thermodynamique

Hydrodynamique

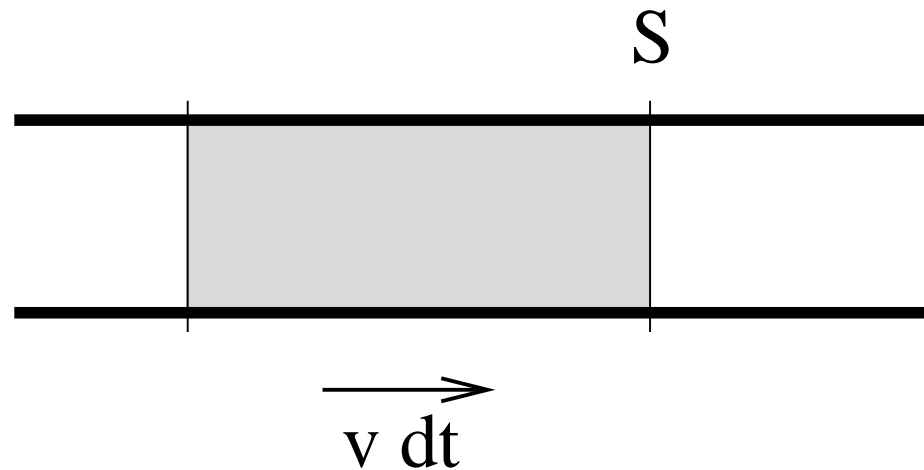
Tenseur des contraintes

❖ Impulsion

❖ Contraintes

❖ Le 1/6

- Les molécules ont toutes la vitesse moyenne \bar{v} d'agitation thermique, et se déplacent suivant les axes.



- Libre parcours moyen λ :

$$\lambda \sigma n = 1$$

σ : section efficace de collision

n : densité

Modèle du 1/6 pour la viscosité

Thermodynamique

Hydrodynamique

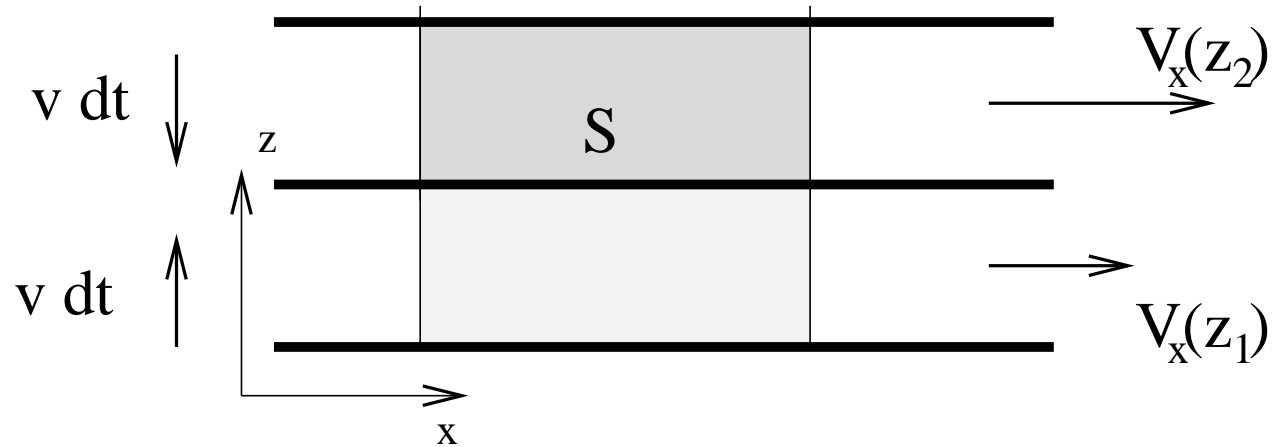
Tenseur des contraintes

❖ Impulsion

❖ Contraintes

❖ Le 1/6

- Viscosité : transfert d'impulsion \perp .



Écoulement horizontal, avec un gradient vertical de la vitesse d'ensemble horizontale (cisaillement).

Modèle du 1/6 pour la viscosité

Thermodynamique

Hydrodynamique

Tenseur des contraintes

❖ Impulsion

❖ Contraintes

❖ Le 1/6

- Flux de quantité de mouvement :

$$d\vec{p} = \frac{1}{6} n S \bar{v} dt m \vec{V}_x(z_1) - \frac{1}{6} n S \bar{v} dt m \vec{V}_x(z_2)$$

$$\frac{1}{S} \frac{d\vec{p}}{dt} = \frac{1}{6} n \bar{v} m \left(\vec{V}_x(z_1) - \vec{V}_x(z_2) \right)$$

Modèle du 1/6 pour la viscosité

Thermodynamique

Hydrodynamique

Tenseur des contraintes

❖ Impulsion

❖ Contraintes

❖ Le 1/6

- Flux de quantité de mouvement :

$$d\vec{p} = \frac{1}{6} n S \bar{v} dt m \vec{V}_x(z_1) - \frac{1}{6} n S \bar{v} dt m \vec{V}_x(z_2)$$

$$\frac{1}{S} \frac{d\vec{p}}{dt} = \frac{1}{6} n \bar{v} m \left(\vec{V}_x(z_1) - \vec{V}_x(z_2) \right)$$

- Avec $dz \sim 2\lambda$

$$\frac{1}{S} \frac{d\vec{p}}{dt} = -\frac{1}{3} n \bar{v} m \lambda \frac{\partial \vec{V}_x}{\partial z}$$

- Donc :

$$\tau_{ij} \propto \frac{du_i}{dx_j}$$

Modèle du 1/6 pour la viscosité

Thermodynamique

Hydrodynamique

Tenseur des contraintes

❖ Impulsion

❖ Contraintes

❖ Le 1/6

● Viscosités

◆ Dynamique :

$$\mu = \frac{1}{3} \rho \bar{v} \lambda = \frac{1}{3} \frac{m \bar{v}}{\sigma}$$

◆ Cinématique :

$$\nu = \frac{\mu}{\rho} = \frac{1}{3} \frac{\bar{v}}{n \sigma}$$

Modèle du 1/6 pour la viscosité

Thermodynamique

Hydrodynamique

Tenseur des contraintes

❖ Impulsion

❖ Contraintes

❖ Le 1/6

- Viscosités

- ◆ Dynamique :

$$\mu = \frac{1}{3} \rho \bar{v} \lambda = \frac{1}{3} \frac{m \bar{v}}{\sigma}$$

- ◆ Cinématique :

$$\nu = \frac{\mu}{\rho} = \frac{1}{3} \frac{\bar{v}}{n \sigma}$$

- μ ne dépend pas de n
- Si $n = Cte \Rightarrow \nu \propto T^{1/2}$
- Si $P = Cte \Rightarrow \nu \propto T^{3/2}$ (pour un gaz parfait)