

3^{ème} séance de **Mécanique des fluides**

Emmanuel Plaut

<http://emmanuelplaut.perso.univ-lorraine.fr/mf>

Rappel :

Équation de Navier - Stokes.

Aujourd'hui :

Bilans d'énergies cinétique et interne - dissipation.

Applications :

- ▶ Énergie éolienne
- ▶ Circuit primaire de centrale nucléaire
- ▶ Rhéomètre de Couette cylindrique (TD - Pb. 1.1)

Rappel : équation de Navier-Stokes

Loi de comportement $\overline{\boldsymbol{\sigma}} = -\rho\overline{\mathbf{1}} + 2\eta\overline{\mathbf{D}}$

$$\implies \boxed{\rho \frac{d\overline{\mathbf{v}}}{dt} = \rho\overline{\mathbf{g}} - \overline{\nabla}p + \eta\overline{\Delta}\overline{\mathbf{v}}} \quad (\overline{\text{NS}})$$

soit avec $\hat{p} = p + \rho gz$

$$\underbrace{\rho \frac{d\overline{\mathbf{v}}}{dt}}_{\text{termes inertiels}} = \rho \left[\frac{\partial \overline{\mathbf{v}}}{\partial t} + \left(\overline{\nabla}\overline{\mathbf{v}} \right) \cdot \overline{\mathbf{v}} \right] = \underbrace{-\overline{\nabla}\hat{p}}_{\text{terme de pression}} + \underbrace{\eta\overline{\Delta}\overline{\mathbf{v}}}_{\text{terme visqueux}}$$

$$\text{Nombre de Reynolds} = Re = \frac{\rho \left(\overline{\nabla}\overline{\mathbf{v}} \right) \cdot \overline{\mathbf{v}}}{\eta\overline{\Delta}\overline{\mathbf{v}}} = \frac{T_{\text{visqueux}}}{T_{\text{advection}}} = \frac{L^2/\nu}{L/V} = \frac{VL}{\nu}$$

Équation d'ordre 2 en espace : condition limite à une paroi :

adhérence à la paroi : $\overline{\mathbf{v}}(\overline{\mathbf{x}}, t) = \overline{\mathbf{v}}_{\text{paroi}}(\overline{\mathbf{x}}, t)$.

Aujourd'hui : bilans d'énergie cinétique

Bilan local :

$$\rho \frac{de_c}{dt} = \rho \bar{\mathbf{g}} \cdot \bar{\mathbf{v}} + (\overline{\mathbf{div} \bar{\boldsymbol{\sigma}}}) \cdot \bar{\mathbf{v}} \quad \text{avec} \quad e_c = \frac{1}{2} \bar{\mathbf{v}}^2 \text{ densité massique d'énergie cin.}$$

Bilan global :

$$\boxed{\frac{dE_c}{dt} = P_{\text{volumiques}} + P_{\text{surfaiques}} - P_{\text{dissipée}}}$$

$$E_c = \iiint_{D_t} \rho e_c d^3x, \quad \frac{dE_c}{dt} = \iiint_{D_t} \frac{\partial(\rho e_c)}{\partial t} d^3x + \iint_{\partial D_t} \rho e_c \bar{\mathbf{v}} \cdot \bar{\mathbf{n}} d^2S$$

$$P_{\text{volumiques}} = \iiint_{D_t} \rho \bar{\mathbf{g}} \cdot \bar{\mathbf{v}} d^3x$$

$$P_{\text{surfaiques}} = \iint_{\partial D_t} \bar{\mathbf{T}} \cdot \bar{\mathbf{v}} d^2S$$

$$P_{\text{dissipée}} = 2\eta \iiint_{D_t} \bar{\mathbf{D}} : \bar{\mathbf{D}} d^3x \geq 0$$

Bilan global d'énergie cinétique

$$\frac{dE_c}{dt} = P_{\text{volumiques}} + P_{\text{surfaiques}} - P_{\text{dissipée}}$$

$$E_c = \iiint_{D_t} \rho e_c d^3x, \quad \frac{dE_c}{dt} = \iiint_{D_t} \frac{\partial(\rho e_c)}{\partial t} d^3x + \iint_{\partial D_t} \rho e_c \bar{\mathbf{v}} \cdot \bar{\mathbf{n}} d^2S$$

Application : estimation de la puissance disponible en éolien



Parc « Du haut des ailes »

Diamètre rotor : $d = 82 \text{ m}$

Vent : $V \simeq 40 \text{ km/h}$

$\Rightarrow P_{\text{disponible}} \simeq ?$

[Photo Burgmeier 2009]

Bilan global d'énergie cinétique

$$\frac{dE_c}{dt} = P_{\text{volumiques}} + P_{\text{surfaciques}} - P_{\text{dissipée}}$$

Mais où part l'énergie dissipée ?

Indice : penser à la maxime de Lavoisier



« Rien ne se perd, rien ne se crée, tout se transforme »

Bilans d'énergie interne

1^{er} principe de la thermodynamique, **loi d'évolution de l'énergie totale**

$$\frac{dE_{\text{tot}}}{dt} = \frac{d(E_i + E_c)}{dt} = \underbrace{P}_{\text{efforts extérieurs}} + \underbrace{\dot{Q}}_{\text{taux de chaleur reçue}}$$

avec

$$\dot{Q} = \iiint_{D_t} r \, d^3x - \iint_{\partial D_t} \bar{\Phi}_{\text{chal}} \cdot \bar{n} \, d^2S,$$

r = taux volumique de production de chaleur ,

$\bar{\Phi}_{\text{chal}}$ = vecteur densité de flux de chaleur

↪ **Bilan global d'énergie interne**

$$\frac{dE_i}{dt} = P_{\text{dissipée}} + \dot{Q}$$

↪ **Bilan local d'énergie interne**

$$\rho \frac{de_i}{dt} = 2\eta \bar{\mathbf{D}} : \bar{\mathbf{D}} + r - \text{div} \bar{\Phi}_{\text{chal}}$$

Bilans d'énergie interne

Bilan local d'énergie interne

$$\rho \frac{de_i}{dt} = 2\eta \overline{\mathbf{D}} : \overline{\mathbf{D}} + r - \operatorname{div} \overline{\Phi}_{\text{chal}}$$

- ▶ Pour une variation infinitésimale dT de température,

$$de_i = c dT \quad \text{avec } c \text{ la } \mathbf{capacité calorifique massique}$$

- ▶ **Loi de Fourier** : le vecteur densité de flux de chaleur

$$\overline{\Phi}_{\text{chal}} = -\lambda \overline{\nabla} T \quad \text{avec } \lambda \text{ la } \mathbf{conductivité thermique}$$

- ▶ Taux volumique de production de chaleur

$$r = 0$$

↪ ** quation de la chaleur**

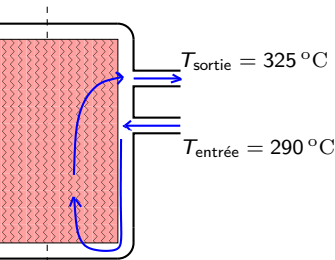
$$\rho c \frac{dT}{dt} = 2\eta \overline{\mathbf{D}} : \overline{\mathbf{D}} + \lambda \Delta T$$

Bilan d'énergie interne : exemple avec production volumique de chaleur

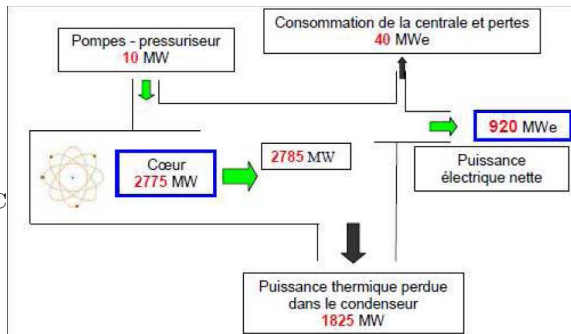
Partie « cuve » du circuit primaire d'un réacteur nucléaire 900 MWe.

Ce bilan doit permettre une estimation du **débit du fluide caloporteur**.

Schéma de la cuve :



bilan thermique :



[Heim 2010 *Soutenance de stage AREVA*]

TD : Pb. 1.1 : Écoulements de Couette cylindrique

Par exemple ceux de l'**expérience de Couette cylindrique** du **Lemta** :



[Benbelkacem & Skali-Lami 2008]

Attention :
instabilité de « Taylor - Couette » si rotation trop rapide !

Instabilité structurante mise en évidence dans l'étude expérimentale du projet recherche de Nicolas Perron, sous le tutorat de Chérif Nouar, en 2015 - 2016 :

<http://energie.mines-nancy.univ-lorraine.fr/2A/TaylorCouette.htm>

Attention :
transition vers la turbulence si rotation encore + rapide !

Cf. le film 'Playing with Taylor Couette ' sur YouTube:

https://www.youtube.com/watch?v=_tA1obl1Tbc