

CH VI DYNAMIQUE DES FLUIDES VISQUEUX ET INCOMPRESSIBLES

Equations de Navier-Stokes:

a) EN coordonnées cartésiennes:

On a l'équation d'Euler

$$\frac{\partial \vec{V}}{\partial t} + \vec{V} \cdot \nabla \vec{V} = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \vec{F}$$

pour que le fluide est visqueux en ajoute le terme de viscosité dans le secondaire de l'équation:

$$\frac{\partial \vec{V}}{\partial t} + \vec{V} \cdot \nabla \vec{V} = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \vec{F} + \nu \nabla^2 \vec{V}$$

$$\vec{V} = u\vec{i} + v\vec{j} + w\vec{k}$$

$$\nabla = \frac{\partial}{\partial x}\vec{i} + \frac{\partial}{\partial y}\vec{j} + \frac{\partial}{\partial z}\vec{k}$$

$$\nabla^2 = \frac{\partial^2}{\partial x^2}\vec{i} + \frac{\partial^2}{\partial y^2}\vec{j} + \frac{\partial^2}{\partial z^2}\vec{k}$$

$$\nabla u = \frac{\partial u}{\partial x}\vec{i} + \frac{\partial u}{\partial y}\vec{j} + \frac{\partial u}{\partial z}\vec{k}$$

$$\nabla^2 u = \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2}$$

$$\begin{cases} \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + F_x + \nu \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right) \\ \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y} + F_y + \nu \left(\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial z^2} \right) \\ \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z} + F_z + \nu \left(\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial z^2} \right) \end{cases}$$

Differentes types des pertes des charges

la perte de charge $h_{r,z}$ peut être due à une perte de charge linéaire et une perte de charge singulière.

$$h_{r,z} = h_s + h_e$$

a) perte de charge singulière

les frottements supplémentaires occasionnés:

- changement de direction, coudes, ... etc.

- Changement de section. Élargissement brusque
Rétrécissement brusque

- obstacles divers : vannes, robinets, membranes, machines hydroliques

on les exprime par:
$$ds = -K_s \frac{V^2}{S}$$

S: L'indice de l'accident de forme de la conduite

K_s : Coefficient de perte de charge. Il dépend de la nature et de la géométrie de l'accident de forme.

Les valeurs de K_s sont données par les constructeurs dans leurs catalogues.

b/ Perte de charge linéaire:

- Frottements internes entre les couches fluides à cause de la viscosité.

- Frottements avec les parois de la conduite à cause de la rugosité.

$$de = -\lambda \frac{V^2}{2} \left(\frac{L}{d} \right)$$

L: la longueur de la conduite m

d: diamètre de la conduite m

V: vitesse moyenne d'écoulement dans les conduites (m/s)

λ : coefficient de perte de charge linéaire, il dépend du régime d'écoulement et notamment du nombre de Reynolds. Re

a/ laminaire: $Re < 2000$

$$\lambda = \frac{64}{Re} \quad (\text{formule de Poiseuille}).$$

b/ Turbulent lisse $2000 < Re < 10^5$

$$\lambda = 0,316 Re^{-0,25} \quad (\text{formule de Blasius})$$

Turbulent rugueuse:

$$Re > 10^5$$

$$\lambda = 0,79 \sqrt{\frac{\epsilon}{d}}$$

(formule de Blench)

ϵ : rugosité de la surface interne de la conduite (mm)

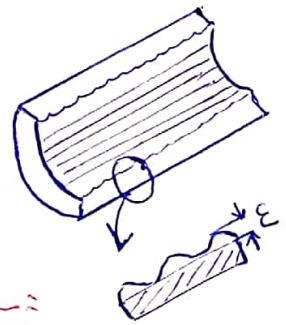
d : diamètre intérieur de la conduite (mm)

Rugosité:

Rugosité absolue ϵ (mm)

Elle désigne la hauteur moyenne des aspérités de la paroi, elle dépend de la nature du matériau

Rugosité relative ϵ/d (sans unité)



THEOREME DE BERNOULLI APPLIQUE A UN FLUIDE REEL:

Considérons un écoulement entre deux points (1) et (2) d'un fluide réel dans une conduite. On suppose éventuellement, qu'il existe entre (1) et (2) des machines hydroliques

on note:

$d_{1,2}$: somme de toutes les pertes de charge, singulière et linéaire entre les sections (1) et (2)

P_m : puissance mécanique échangée entre le fluide et les machines éventuellement placées entre (1) et (2).

Le Théorème de Bernoulli prend la forme générale suivante:

$$\frac{1}{2} (v_2^2 - v_1^2) + \frac{1}{\rho} (p_2 - p_1) + g(z_2 - z_1) = d_{1,2} + \frac{P_m}{q_m}$$

q_m : débit massique