

Exercice 3 : Calcul de perte de charges singulière et régulières

a) On applique la relation de Bernoulli généralisée entre 1 et 2

$$\left(\rho \frac{v_1^2}{2} + P_1\right) - \left(\rho \frac{v_2^2}{2} + P_2\right) = \Delta p^* \quad \text{ici } Dv = Sv_1 = Sv_2 \text{ donc } v_1 = v_2 \text{ et } \Delta p^* = \xi \quad \boxed{p_1 - p_2 = \xi}$$

b) Les pertes sont de deux types : perte singulière due à la présence de la vanne papillon, perte régulière due à la rugosité du tuyau

c) rugosité relative $\epsilon/d = \frac{0,25 \cdot 10^{-3}}{5 \cdot 10^{-2}} = \frac{25}{5} \cdot 10^{-3} = 5 \cdot 10^{-3} =$

$$V = \frac{D_v}{S} = \frac{D_v}{\pi \frac{d^2}{4}} = \frac{4 D_v}{\pi d^2} \quad V = \frac{4 \cdot 90 \cdot 10^{-3}}{60 \pi \cdot 5^2 \cdot 10^{-4}} = \frac{60}{\pi \cdot 5^2} = 7,65 \cdot 10^{-1} \text{ m.s}^{-1}$$

nombre de Reynolds $R = \frac{\rho V d}{\mu} \quad R = \frac{\rho V d}{\mu} = \frac{1000 \cdot 7,65 \cdot 10^{-1} \cdot 5 \cdot 10^{-2}}{1,52 \cdot 10^{-3}} = 25464$

$f = 0,032$ d'après le diagramme de Moody

perte de charge régulière $\xi_c = 0,032 \cdot \frac{10}{0,05} \cdot \frac{1000 \cdot (7,65 \cdot 10^{-1})^2}{2} = 1872,7 \text{ Pa}$

perte de charge singulière $\xi_p = 0,032 \cdot 20 \cdot \frac{1000 \cdot (7,65 \cdot 10^{-1})^2}{2} = 187,27 \text{ Pa}$

$$\boxed{p_1 - p_2 = \xi = 2060 \text{ Pa}}$$

Exercice n°4: conduite cryogénique

Pour la conduite sans pompe :

$$\left(\rho \frac{v_1^2}{2} + \rho g z_1 + P_1\right) - \left(\rho \frac{v_2^2}{2} + \rho g z_2 + P_2\right) = \Delta p^* \quad \text{et débit volumique imposé}$$

3) perte de charge conduite horizontale : $\Delta P = \Delta p^*$

perte de charge conduite verticale : $\Delta P + \rho g (z_1 - z_2) = \Delta p^*$

4)

$$D_v \left[\left(\rho \frac{v_2^2}{2} + \rho g z_2 + P_2\right) - \left(\rho \frac{v_1^2}{2} + \rho g z_1 + P_1\right) \right] = 0 = -D_v [\Delta p^*] + P_{pompe} \quad \text{et} \quad \boxed{\Delta p^* = \frac{8 \eta L D_v}{\pi R^4}}$$

$$\boxed{P_{pompe} = \frac{8 \eta L D_v^2}{\pi R^4} = 7 \text{ W}}$$

5) Avec un fluide parfait sans viscosité, pas besoin de pompe

exercice n°5 centrale hydraulique

texte manquant : et se caractérise par une perte de charge exprimée en hauteur d'eau Δh

1) La rugosité est $\epsilon = 1 \text{ mm}$. Le coefficient λ est à déterminer avec le diagramme de Moody. Estimer la perte de charge en terme de hauteur Δh

$\epsilon R = \epsilon/D = 4 \cdot 10^{-4}$, $Re = 6 \cdot 10^6$ et $\lambda = 0,017$ (exploitation du diagramme de Moody), on obtient

$$\Delta h = 5 \text{ m}$$

2)

$$\Delta h_{coude} = 1 \text{ m}$$

3) Exprimons la relation de Bernoulli généralisé entre A et C en terme de puissance

$$Dm \left[\left(\frac{v_C^2}{2} + gz_C + \frac{P_C}{\rho} \right) - \left(\frac{v_A^2}{2} + gz_A + \frac{P_A}{\rho} \right) \right] = -D_m g \Delta h_{total} + P_{turbine}$$

$$\text{avec } v_c = v_A = 0, P_C = P_A = P_0, z_A - z_C = H$$

$$-Dm g H = -D_m g \Delta h_{total} + P_{turbine}$$

$$P_{turbine} = -Dm g H + D_m g \Delta h_{total}$$

$$|P_{turbine}| = Dm g H - D_m g (\Delta h + \Delta h_{coude}) \quad \text{A.N. } |P_{turbine}| = 228 \text{ MW}$$

En tenant compte du rendement $P_{disponible} = |P_{turbine}| / 0,75 = 171 \text{ MW}$