

Correction TD Physique n°8 : Dynamique des fluides

Exercice 1 : Vidange d'un récipient à l'aide d'un siphon

1. **Conservation du débit volumique** (ES, EI, vitesse uniforme sur une section \perp à l'écoulement) :

$$D_v = v_F S = v_A S_A \Rightarrow v_A = v_F \times \left(\frac{S}{S_A}\right) \ll v_F$$

Relation de Bernoulli (ES, EI, EP, uniquement forces pressantes et de pesanteur) :

$$A \rightarrow F : \frac{P_A}{\rho} + \frac{1}{2}v_A^2 + gz_A = \frac{P_F}{\rho} + \frac{1}{2}v_F^2 + gz_F \quad \text{avec } P_A = P_F = P_0 \quad \text{et} \quad v_A \ll v_F$$

$$\Rightarrow \frac{1}{2}v_F^2 = g(z_A - z_F) \Rightarrow v_F = \sqrt{2gz(z_A - z_F)} \quad \text{AN : } v_F = 7,9 \text{ m} \cdot \text{s}^{-1}$$

2. $D_v = v_F S$ AN : $D_v = 7,9 \times 5 \times 10^{-4} = 4,0 \times 10^{-3} \text{ m}^3 \cdot \text{s}^{-1} = 14,3 \text{ m}^3 \cdot \text{h}^{-1}$

3. **Relation de Bernoulli** : $A \rightarrow C : \frac{P_A}{\rho} + \frac{1}{2}v_A^2 + gz_A = \frac{P_C}{\rho} + \frac{1}{2}v_C^2 + gz_C$ avec $P_A = P_0$, et $v_A \ll v_C = \frac{D_v}{S}$

$$\Rightarrow P_C = P_A - \rho g(z_C - z_A) - \frac{1}{2}\rho \times \left(\frac{D_v}{S}\right)^2 \quad \text{AN : } P_C = 8,7 \times 10^4 \text{ Pa}$$

Le siphon peut fonctionner tant qu'il n'y a pas de bulles de vapeur d'eau en C, donc tant que $P_C > P_{vap}$

Exercice 2 : Vidange d'un réservoir en régime lentement variable

1. **Conservation du débit volumique** (ES, EI, vitesse uniforme sur une section \perp à l'écoulement) :

$$D_v = v_B S = v_A S \Rightarrow v_A = v_B \times \left(\frac{S}{S}\right) \ll v_B$$

Relation de Bernoulli (ES, EI, EP, uniquement forces pressantes et de pesanteur) :

$$A \rightarrow B : \frac{P_A}{\rho} + \frac{1}{2}v_A^2 + gz_A = \frac{P_B}{\rho} + \frac{1}{2}v_B^2 + gz_B \quad \text{avec } P_A = P_B = P_0 \quad \text{et} \quad v_A \ll v_B$$

$$\Rightarrow \frac{1}{2}v_B^2 = gz(t) \Rightarrow v_B = \sqrt{2gz(t)}$$

2. $D_v = v_B S = v_A S = -\frac{dz}{dt} S \Rightarrow v_B = -\frac{S}{S} \frac{dz}{dt} \Rightarrow \sqrt{2gz(t)} = -\frac{S}{S} \frac{dz}{dt}$
 Séparation de variables : $\frac{dz}{\sqrt{z}} = -\frac{S}{S} \sqrt{2g} dt \Rightarrow \int_h^z \frac{dz}{\sqrt{z}} = -\frac{S}{S} \sqrt{2g} \int_0^t dt \Rightarrow [2\sqrt{z}]_h^z = -\frac{S}{S} \sqrt{2g} \times [t]_0^t$

$$\Rightarrow 2 \times (\sqrt{z} - \sqrt{h}) = -\frac{S}{S} \sqrt{2g} t \Rightarrow z(t) = \left(\sqrt{h} - \frac{S\sqrt{g}}{S\sqrt{2}} t\right)^2$$

3. $z(t=T) = 0 \Rightarrow \sqrt{h} - \frac{S\sqrt{g}}{S\sqrt{2}} T = 0 \Rightarrow \sqrt{h} = \frac{S\sqrt{g}}{S\sqrt{2}} T \Rightarrow T = \frac{S}{S} \sqrt{\frac{2h}{g}}$ AN : $T = 800 \text{ s} = 13,3 \text{ min}$

Exercice 3 : Cheminée

1. **Relation de Bernoulli** (ES, EI, EP, uniquement forces pressantes et de pesanteur) :

$$E \rightarrow S : \frac{P_{sol}}{\mu} + \frac{1}{2}v_{sol}^2 + gz_{sol} = \frac{P(h)}{\mu} + \frac{1}{2}v_S^2 + gh \quad \text{avec} \quad \text{et} \quad v_{sol} = 0 \text{ et } z_{sol} = 0$$

$$\Rightarrow \frac{P_{sol}}{\mu} = \frac{P(h)}{\mu} + \frac{1}{2}v_S^2 + gh \Rightarrow v_S = \sqrt{2 \times \left(\frac{P_{sol} - P(h)}{\mu} - gh\right)}$$

2. Avec un axe (Oz) ascendant :

$$dP = -\mu_{air} g dz = -\frac{P_{air}}{RT_0} g dz \Rightarrow \int_{P_{sol}}^{P(z)} \frac{dP}{P} = -\frac{M_{air} g}{RT_0} \int_0^z dz \Rightarrow \ln\left(\frac{P(z)}{P_{sol}}\right) = -\frac{M_{air} g}{RT_0} z \Rightarrow P(z) = P_{sol} e^{-\frac{M_{air} g}{RT_0} z}$$

3. $\Delta P = P_{sol} - P(h) = P_{sol} - P_{sol} e^{-\frac{M_{air} g}{RT_0} h} \Rightarrow \Delta P = P_{sol} \times \left(1 - e^{-\frac{M_{air} g}{RT_0} h}\right)$

$$\text{AN : } \Delta P = 362 \text{ Pa} \quad (P_{sol} = 1,0 \times 10^5 \text{ Pa})$$

$$M_{gaz} = x_{eau} M_{eau} + x_{CO_2} M_{CO_2} + x_{air} M_{air} \quad \text{AN : } M_{gaz} = 30 \text{ g} \cdot \text{mol}^{-1}$$

$$\mu = \frac{P_{sol} M_{gaz}}{RT_i} \quad \text{AN : } \mu = 0,76 \text{ kg} \cdot \text{m}^{-3}$$

La différence de pression étant faible entre le bas et le haut de la cheminée ($\Delta P = 362 \text{ Pa}$), la masse volumique des gaz peut être considérée comme constante dans la cheminée

$$4. v_S = \sqrt{2 \times \left(\frac{P_{sol} - P(h)}{\mu} - gh \right)} \quad \text{AN : } v_S = 19 \text{ m} \cdot \text{s}^{-1}$$

La vitesse réelle est inférieure car l'écoulement des gaz dans la cheminée ne peut être considéré comme parfait.

$$5. D_v = v_S S = v_S \times \left(\pi \left(\frac{D}{2} \right)^2 \right) \Rightarrow D = 2 \sqrt{\frac{D_v}{\pi v_S}} \quad \text{AN : } D = 2 \sqrt{\frac{1,0 \times 10^5 / 3600}{\pi \times 19}} = 1,4 \text{ m}$$

Exercice 4 : Puissance d'une éolienne

- Conservation du débit volumique (conditions de validité : écoulement stationnaire + fluide (écoulement) incompressible) : $D_v = cste = v_{A_1} S = v_{A_2} S \Rightarrow v_{A_1} = v_{A_2} = v = cste$, la vitesse étant considérée uniforme sur la section perpendiculaire à l'écoulement
- En considérant un axe (Oz) ascendant, la relation de Bernoulli devient : $\frac{P}{\rho} + \frac{1}{2}v^2 + gz = cste$
En l'appliquant sur la ligne de courant entre A_1 et A'_1 , on obtient : $\frac{P_{A_1}}{\rho} + \frac{1}{2}v_{A_1}^2 + gz_{A_1} = \frac{P_{A'_1}}{\rho} + \frac{1}{2}v_{A'_1}^2 + gz_{A'_1}$
En l'appliquant sur la ligne de courant entre A_2 et A'_2 , on obtient : $\frac{P_{A_2}}{\rho} + \frac{1}{2}v_{A_2}^2 + gz_{A_2} = \frac{P_{A'_2}}{\rho} + \frac{1}{2}v_{A'_2}^2 + gz_{A'_2}$
Il n'est pas possible d'écrire la relation de Bernoulli entre les points A'_1 et A'_2 en raison de la présence d'une pièce mobile entre ces deux points (éolienne)
- $\frac{P_{A_1}}{\rho} + \frac{1}{2}v_{A_1}^2 + gz_{A_1} = \frac{P_{A'_1}}{\rho} + \frac{1}{2}v_{A'_1}^2 + gz_{A'_1} \Rightarrow \frac{P_0}{\rho} + \frac{1}{2}v_1^2 = \frac{P'_1}{\rho} + \frac{1}{2}v^2 \quad (z_{A_1} = z_{A'_1})$
 $\Rightarrow P'_1 = P_0 + \frac{1}{2}\rho v_1^2 - \frac{1}{2}\rho v^2$
 $\frac{P_{A_2}}{\rho} + \frac{1}{2}v_{A_2}^2 + gz_{A_2} = \frac{P_{A'_2}}{\rho} + \frac{1}{2}v_{A'_2}^2 + gz_{A'_2} \Rightarrow \frac{P_0}{\rho} + \frac{1}{2}v_2^2 = \frac{P'_2}{\rho} + \frac{1}{2}v^2 \quad (z_{A_2} = z_{A'_2})$
 $\Rightarrow P'_2 = P_0 + \frac{1}{2}\rho v_2^2 - \frac{1}{2}\rho v^2$
 $\Rightarrow P'_1 - P'_2 = \frac{1}{2}\rho(v_1^2 - v_2^2)$
- $\mathcal{P} = Fv = (P'_1 - P'_2) \cdot Sv = \frac{1}{2}\rho(v_1^2 - v_2^2)Sv$

Exercice 5 : Ecoulement de Couette plan

- Référentiel** : terrestre supposé galiléen

Système : couche de fluide de dimensions $a \times \ell$ comprise entre z et $z + dz$

Forces extérieures : Force de viscosité exercée par la couche supérieure en $z + dz$:

$$\overrightarrow{F_{visc}(z + dz)} = +\eta \left(\frac{dv}{dz} \right)_{z+dz} S \overrightarrow{u_x} = +\eta \left(\frac{dv}{dz} \right)_{z+dz} a \ell \overrightarrow{u_x} \quad (\text{fluide newtonien})$$

Force de viscosité exercée par la couche supérieure en z :

$$\overrightarrow{F_{visc}(z)} = -\eta \left(\frac{dv}{dz} \right)_z S \overrightarrow{u_x} = -\eta \left(\frac{dv}{dz} \right)_z a \ell \overrightarrow{u_x} \quad (\text{fluide newtonien})$$

Force pressante en $x = 0$:

$$\overrightarrow{F_p}(x = 0) = P_e S \overrightarrow{u_x} = P_e a dz \overrightarrow{u_x}$$

Force pressante en $x = \ell$:

$$\overrightarrow{F_p}(x = \ell) = -P_s S \overrightarrow{u_x} = -P_s a dz \overrightarrow{u_x}$$

Remarque : le poids est négligé ainsi que les forces pressantes axiales (la pression étant uniforme, elles se compensent)

Bilan de quantité de mouvement en régime stationnaire : $D_m(\overrightarrow{v_s} - \overrightarrow{v_e}) = \overrightarrow{F_{ext}}$

Or $\overrightarrow{v_s} = \overrightarrow{v_e}$, car \vec{v} ne dépend pas de x (écoulement laminaire plan), on obtient donc : $\overrightarrow{F_{ext}} = \vec{0}$

$$\Rightarrow \overrightarrow{F_{visc}(z + dz)} + \overrightarrow{F_{visc}(z)} + \overrightarrow{F_p}(x = 0) + \overrightarrow{F_p}(x = \ell) = \vec{0}$$

$$\Rightarrow +\eta \left(\frac{dv}{dz} \right)_{z+dz} a \ell - \eta \left(\frac{dv}{dz} \right)_z a \ell + P_e a dz - P_s a dz = 0$$

$$\Rightarrow \eta \left[\left(\frac{dv}{dz} \right)_{z+dz} - \left(\frac{dv}{dz} \right)_z \right] a \ell + (P_e - P_s) a dz = 0$$

$$\Rightarrow \eta \ell \left[d \left(\frac{dv}{dz} \right) dz \right] + (P_e - P_s) dz = 0 \Rightarrow \eta \ell \frac{d^2 v}{dz^2} + (P_e - P_s) = 0 \Rightarrow \frac{d^2 v}{dz^2} = -\frac{(P_e - P_s)}{\eta \ell} \Rightarrow \frac{d^2 v}{dz^2} = -\frac{K}{\eta}$$

$$2. \frac{d^2 v}{dz^2} = -\frac{K}{\eta} \Rightarrow \frac{dv}{dz} = -\frac{K}{\eta} z + C \Rightarrow v(z) = -\frac{1}{2} \frac{K}{\eta} z^2 + Cz + D$$

$$\text{CL : } v \left(z = \frac{e}{2} \right) = v \left(z = -\frac{e}{2} \right) = 0 \quad (\text{adhérence aux parois})$$

$$\Rightarrow -\frac{1}{2} \frac{K}{\eta} \left(\frac{e}{2} \right)^2 + C \times \frac{e}{2} + D = 0 \quad \text{et} \quad -\frac{1}{2} \frac{K}{\eta} \left(\frac{e}{2} \right)^2 - C \times \frac{e}{2} + D = 0$$

$$\text{On en déduit : } -\frac{K}{\eta} \left(\frac{e}{2} \right)^2 + 2D = 0 \Rightarrow D = +\frac{1}{2} \frac{K}{\eta} \left(\frac{e}{2} \right)^2 \quad \text{et} \quad eC = 0 \Rightarrow C = 0$$

$$\text{Bilan : } v(z) = \frac{K}{2\eta} \left(\left(\frac{e}{2} \right)^2 - z^2 \right)$$

$$3. D_v = \int_{-\frac{e}{2}}^{+\frac{e}{2}} v(z) dS = \int_{-\frac{e}{2}}^{+\frac{e}{2}} v(z) a dz = \int_{-\frac{e}{2}}^{+\frac{e}{2}} \frac{1}{2} \frac{K}{\eta} \left(\left(\frac{e}{2} \right)^2 - z^2 \right) a dz = \frac{1}{2} \frac{K}{\eta} a \int_{-\frac{e}{2}}^{+\frac{e}{2}} \left(\left(\frac{e}{2} \right)^2 - z^2 \right) dz = \frac{1}{2} \frac{K}{\eta} a \left[\left(\frac{e}{2} \right)^2 z - \frac{1}{3} z^3 \right]_{-\frac{e}{2}}^{+\frac{e}{2}}$$

$$\Rightarrow D_v = \frac{1}{2} \frac{K}{\eta} a \left[\left(\frac{e}{2} \right)^2 z - \frac{1}{3} z^3 \right]_{-\frac{e}{2}}^{+\frac{e}{2}} = \frac{1}{2} \frac{K}{\eta} a \left[\left(\frac{e}{2} \right)^2 \times \frac{e}{2} - \frac{1}{3} \left(\frac{e}{2} \right)^3 - \left(\left(\frac{e}{2} \right)^2 \times \left(-\frac{e}{2} \right) + \frac{1}{3} \left(-\frac{e}{2} \right)^3 \right) \right]$$

$$\Rightarrow D_v = \frac{1}{2} \frac{K}{\eta} a \frac{4}{3} \left(\frac{e}{2} \right)^3 \Rightarrow D_v = \frac{K}{12\eta} a e^3$$

$$4. D_v = v_{\text{moy}} a e \Rightarrow v_{\text{moy}} = \frac{K}{12\eta} e^2$$

$$5. R_e = \rho \frac{UL_1}{\eta} = \rho \frac{v_{\text{moy}} e}{\eta} = \rho \frac{\frac{K}{12\eta} e^2 e}{\eta} \Rightarrow R_e = \frac{\rho K e^3}{12\eta^2}$$

AN : $R_e = 200 < R_{ec} = 2000 - 3000$: l'écoulement peut bien être considéré comme laminaire

Exercice 6 : Ecoulement de Poiseuille cylindrique

1. **Référentiel** : terrestre supposé galiléen

Système : cylindre de rayon $r < R$ et de longueur L

Forces extérieures : Force de viscosité exercée par la couche supérieure en r : $\vec{f}_v = \eta \frac{dv}{dr} 2\pi r L \vec{u}_x$ (fluide newtonien)

Force pressante en entrée : $\vec{F}_{p,\text{amont}} = \pi r^2 P_e \vec{u}_x$

Force pressante en sortie : $\vec{F}_{p,\text{aval}} = -\pi r^2 P_s \vec{u}_x$

Écoulement stationnaire, incompressible et laminaire cylindrique : $\frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{F}_{\text{ext}} = \vec{0} \Rightarrow \vec{F}_{p,\text{amont}} + \vec{F}_{p,\text{aval}} + \vec{f}_v = \vec{0}$

En projection sur l'axe (Ox), le fluide étant newtonien :

$$\pi r^2 P_e - \pi r^2 P_s + \eta \frac{dv}{dr} 2\pi r L = 0 \Rightarrow \eta \frac{dv}{dr} 2\pi r L + \pi r^2 (P_e - P_s) = 0 \Rightarrow \frac{dv}{dr} = -\frac{\Delta P}{\eta L} \frac{r}{2} \Rightarrow v = -\frac{\Delta P}{\eta L} \frac{r^2}{2} + B$$

La condition d'adhérence est $v(r = R) = 0$, donc : $B = -\frac{\Delta P R^2}{4\eta L} \Rightarrow v(r) = \frac{\Delta P}{4\eta L} (R^2 - r^2)$

On obtient bien : $\vec{v}(\mathbf{M}) = \frac{R^2 - r^2}{4\eta} \times \frac{\Delta P}{L} \vec{e}_x$

$$2. Q = \int_0^R v(r) 2\pi r dr = \int_0^R \frac{\Delta P}{4\eta L} (R^2 - r^2) 2\pi r dr = \frac{\Delta P \pi}{2\eta L} \int_0^R (R^2 r - r^3) dr = \frac{\Delta P \pi}{2\eta L} \left[\left(R^2 \frac{r^2}{2} - \frac{r^4}{4} \right) \right]_0^R = \frac{\Delta P \pi R^4}{2\eta L \cdot 4}$$

$$\Rightarrow Q = \frac{\pi \Delta P}{8\eta} \frac{R^4}{L}$$

3. Système fermé s'appuyant sur le demi-cylindre de rayon $r < R = 410 \text{ m}$, d'axe de symétrie de révolution (Ox) et de longueur L .

Bilan des forces s'exerçant sur ce système fermé :

- la force de viscosité agissant sur le demi-cylindre extérieur : $\vec{f}_v = \eta \frac{dv}{dr} \pi r L \vec{e}_x$

- le poids du système (moteur de l'écoulement est à considérer) : $\vec{P} = m_g \vec{g} = \rho_g V_g \vec{g} = \rho_g \frac{\pi r^2}{2} L \vec{g}$

Écoulement stationnaire, incompressible et laminaire cylindrique : $\frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{F}_{\text{ext}} = \vec{0} \Rightarrow \vec{P} + \vec{f}_v = \vec{0}$

$$\text{Sur (Ox)} : \eta \frac{dv}{dr} \pi r L + \rho_g \frac{\pi r^2}{2} L g \sin \alpha = 0 \Rightarrow \frac{dv}{dr} = -\frac{\rho_g g \sin \alpha}{2\eta} r \Rightarrow v(r) = -\frac{\rho_g g \sin \alpha}{4\eta} r^2 + A$$

$$\text{Adhérence aux parois} : v(r=R) = 0 \Rightarrow A = \frac{\rho_g g \sin \alpha}{4\eta} R^2 \Rightarrow v(r) = \frac{\rho_g g \sin \alpha}{4\eta} (R^2 - r^2)$$

$$4. v(r) = \frac{\rho_g g \sin \alpha}{4\eta} (R^2 - r^2) \Rightarrow \frac{dv}{dr} = -\frac{\rho_g g \sin \alpha}{2\eta} r \text{ qui s'annule pour } r = 0$$

$$\text{La vitesse maximale vaut donc : } v_{\max} = v(r=0) = \frac{\rho_g g \sin \alpha R^2}{4\eta}$$

$$5. v_{\max} = \frac{\rho_g g \sin \alpha R^2}{4\eta} \Rightarrow \eta = \frac{\rho_g g \sin \alpha R^2}{4v_{\max}}$$

$$\text{avec : } v_{\max} = 107 \text{ m} \cdot \text{an}^{-1} = 3,4 \times 10^{-6} \text{ m} \cdot \text{s}^{-1} ; R = 410 \text{ m} ; \alpha = 11^\circ ; g = 9,8 \text{ m} \cdot \text{s}^{-2} ; \rho_g = 0,917 \times 10^3 \text{ kg} \cdot \text{m}^{-3}$$

AN : $\eta = 2,1 \times 10^{13} \text{ Pa} \cdot \text{s}$, ce qui correspond au bon ordre de grandeur de la viscosité dynamique.

$$6. R_e = \frac{U \times L_{\perp}}{\eta} \rho_g \text{ avec } U = v_{\text{moy}} \text{ et } L_{\perp} = R = 410 \text{ m}$$

$$\text{AN : } R_e = 3,0 \times 10^{-14} < R_{ec} = 2000 - 3000$$

L'écoulement est donc bien laminaire (et même rampant), hypothèse nécessaire pour un écoulement de Poiseuille.

Exercice 7 : Circulation sanguine et résistances hydrauliques

$$1. \text{ a. Loi de Poiseuille pour un écoulement horizontal : } D_V = \frac{\pi \Delta P}{8\eta L} R^4 = v_{\text{moy}} S = v_{\text{moy}} \pi R^2 \Rightarrow v_{\text{moy}} = \frac{1}{8\eta} \frac{\Delta P}{L} R^2$$

$$\text{AN : } v_{\text{moy}} = 2,8 \times 10^{-3} \text{ m} \cdot \text{s}^{-1} = 2,8 \text{ mm} \cdot \text{s}^{-1}$$

$$\text{b. } R_e = \frac{U \times L_{\perp}}{\eta} \rho \Rightarrow R_e = \frac{v_{\text{moy}} \times 2R}{\eta} \rho$$

AN : $R_e = 1,3 \times 10^{-2} < R_{ec} \sim 2000 - 3000$: écoulement laminaire (hypothèse nécessaire pour appliquer la loi de Poiseuille)

$$\text{c. } D_V = v_{\text{moy}} S = v_{\text{moy}} \pi R^2 \Rightarrow D_V = 3,3 \times 10^{-5} \text{ m}^3 \cdot \text{s}^{-1}$$

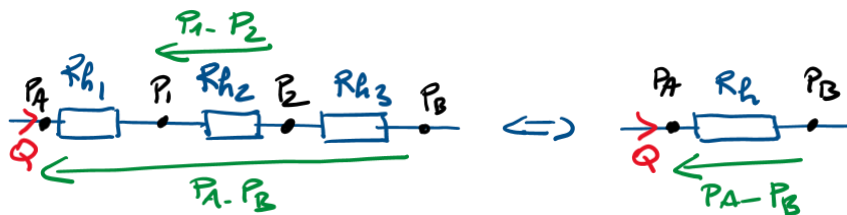
$$\text{Loi de Poiseuille pour un écoulement horizontal : } D_V = \frac{\pi \Delta P}{8\eta L} R^4 \Rightarrow \Delta P = \frac{8\eta L D_V}{\pi R^4} \Rightarrow \text{AN : } \Delta P = 2,3 \times 10^3 \text{ Pa}$$

$R_e = \frac{v_{\text{moy}} \times 2R}{\eta} \rho \Rightarrow \text{AN : } R_e = 2,4 \times 10^3$: difficile de conclure sur la nature de l'écoulement (donc sur la pertinence d'utiliser la loi de Poiseuille)

$$2. \text{ a. } R_h = \frac{\Delta P^*}{D_V} \quad \text{Pour un écoulement horizontal : } R_h = \frac{\Delta P}{D_V} \Rightarrow R_h = \frac{8\eta L}{\pi R^4} \text{ en considérant la loi de Poiseuille valide.}$$

b. Les conditions de la loi de Poiseuille sont respectées donc l'écoulement est stationnaire et incompressible, par conséquent celui-ci ayant une entrée et une sortie, le débit volumique est constant : $Q_A = Q_1 = Q_2 = Q_B = Q$

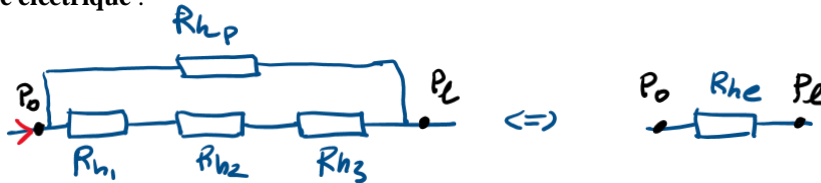
Analogie électrique :



$$\text{Résistance équivalente : les trois tronçons sont associés « en série » : } R_h = R_{h1} + R_{h2} + R_{h3} = \frac{8\eta L_1}{\pi r_1^4} + \frac{8\eta L_2}{\pi r_2^4} + \frac{8\eta(\ell - L_1 - L_2)}{\pi r_3^4}$$

$$\text{Analogie avec un pont diviseur de tension : } P_1 - P_2 = \frac{R_{h2}}{R_{h1} + R_{h2} + R_{h3}} (P_A - P_B)$$

c. Analogie électrique :



$$\text{Résistance équivalente : } \frac{1}{R_{he}} = \frac{1}{R_{hp}} + \frac{1}{R_{h1} + R_{h2} + R_{h3}} \Rightarrow R_{he} = \frac{1}{\frac{1}{R_{hp}} + \frac{1}{R_{h1} + R_{h2} + R_{h3}}}$$

$$\text{Avec } R_{h1} + R_{h2} + R_{h3} = 2 \times \frac{8\eta \left(\frac{\ell}{3}\right)}{\pi r_0^4} + \frac{8\eta \left(\frac{\ell}{3}\right)}{\pi R_0^4} = \frac{8\eta \left(\frac{\ell}{3}\right)}{\pi r_0^4} \times \left(\frac{2}{r_0^4} + \frac{1}{R_0^4}\right) \quad \text{et} \quad R_{hp} = \frac{8\eta \ell}{\pi R_p^4}$$

Exercice 8 : Viscosimètre à écoulement

- Dans le récipient cylindrique de rayon R , le fluide s'écoule très lentement et peut être considéré comme « statique ». La loi de statique des fluides, intégrée entre un point de la surface libre et le point O donne alors : $P(O) = P_0 + \rho gh$
- eVoir cours. Loi de Poiseuille pour un écoulement horizontal : $Q = \frac{\pi P(O) - P_0}{8\eta L} r^4 = \frac{\pi \rho gh}{8\eta L} r^4$ appliquée entre le point O et la sortie du tube horizontal $\Rightarrow Q = Ah$ avec $A = \frac{\pi \rho g}{8\eta L} r^4$
- L'écoulement étant stationnaire : $Q = cst = Q_A$ où A est un point de la surface libre du récipient cylindrique de rayon R .
Or : $Q_A = v_A S_A = v_A \pi R^2$ avec $v_A = -\frac{dh}{dt} \Rightarrow Q = -\frac{dh}{dt} \times \pi R^2$
D'après la loi de Poiseuille, on obtient alors : $Q = \frac{\pi \rho gh}{8\eta L} r^4 = -\frac{dh}{dt} \times \pi R^2 \Rightarrow \frac{dh}{dt} + \frac{\rho g r^4}{8\eta L R^2} h = 0$
Solution de l'équation différentielle : $h(t) = K \times e^{-\frac{t}{\tau}}$ avec $\tau = \frac{8\eta L R^2}{\rho g r^4}$
CI : $h(t=0) = h_0 \Rightarrow K = h_0 \Rightarrow h(t) = h_0 \times e^{-\frac{t}{\tau}}$
- $h(t=T) = \frac{h_0}{3} = h_0 \times e^{-\frac{T}{\tau}} \Rightarrow \frac{1}{3} = e^{-\frac{T}{\tau}} \Rightarrow -\ln 3 = -\frac{T}{\tau} \Rightarrow \tau = \frac{8\eta L R^2}{\rho g r^4} = \frac{T}{\ln 3} \Rightarrow \eta = \frac{T \rho g r^4}{\ln 3 \times 8 L R^2}$
AN : $\eta = 2,0 \times 10^{-4} \text{ Pl}$

Exercice 9 : Perméamètre

- $\Phi = \frac{V_{pores}}{V_{total}} = \frac{N_{pores} AL}{SL} = \frac{nSAL}{SL} = nA$
- En appliquant la loi de Poiseuille pour un écoulement vertical pour chaque pore cylindrique :
 $Q = N_{pores} q = nS q = nS q = nS \frac{\pi \Delta P + \rho g L}{8\eta} r^4 \Rightarrow Q = \frac{n\pi r^4}{8\eta} \left(\frac{\Delta P}{L} + \rho g\right) S \Rightarrow k = \frac{n\pi r^4}{8}$
On retrouve ici la loi de Darcy pour un écoulement vertical
- L'écoulement étant lent, on peut appliquer la loi de statique des fluides sur la colonne d'eau de hauteur h :
 $P(-L) = P_0 = P(0) + \rho gh \Rightarrow \Delta P = P(0) - P(-L) = \rho gh$
- L'écoulement étant stationnaire : $Q = cst = Q_A$ où A est un point de la surface libre.
Or : $Q_A = v_A S$ avec $v_A = -\frac{dh}{dt} \Rightarrow Q = -\frac{dh}{dt} \times S$
En utilisant la loi de Darcy : $Q = \frac{n\pi r^4}{8\eta} \left(\frac{\Delta P}{L} + \rho g\right) S = \frac{n\pi r^4}{8\eta} \left(\frac{\rho gh}{L} + \rho g\right) S = \frac{n\pi r^4 \rho g}{8\eta} \left(1 + \frac{h}{L}\right) S$
 $\Rightarrow -\frac{dh}{dt} \times S = \frac{n\pi r^4 \rho g}{8\eta} \left(1 + \frac{h}{L}\right) S \Rightarrow \frac{dh}{dt} + \frac{n\pi r^4 \rho g}{8\eta L} h = -\frac{n\pi r^4 \rho g}{8\eta}$ $\frac{1}{\tau} = \frac{n\pi r^4 \rho g}{8\eta L} = \frac{k \rho g}{\eta L} \Rightarrow \tau = \frac{\eta L}{k \rho g}$
 $h(t) = C \times e^{-\frac{t}{\tau}} - L$
CI : $h(t=0) = h_0 \Rightarrow C = h_0 + L \Rightarrow h(t) = (h_0 + L) \times e^{-\frac{t}{\tau}} - L$ $\lim_{t \rightarrow +\infty} h = -L$: le sable est complètement asséché
- $h(t_0) = 0 = (h_0 + L) \times e^{-\frac{t_0}{\tau}} - L \Rightarrow e^{-\frac{t_0}{\tau}} = \frac{L}{h_0 + L} \Rightarrow -\frac{t_0}{\tau} = \ln\left(\frac{L}{h_0 + L}\right) = -\ln\left(\frac{h_0 + L}{L}\right) = -\ln\left(1 + \frac{h_0}{L}\right)$
 $\Rightarrow \tau = \frac{t_0}{\ln\left(1 + \frac{h_0}{L}\right)}$ AN : $\tau = 204 \text{ s}$ et $k = \frac{\eta L}{\rho g \tau}$ AN : $k = 4,2 \times 10^{-6} \text{ m}^2 = 4,2 \mu\text{m}^2$