

Outils : Loi de l'hydrostatique. Force pressante. Relation de Bernoulli. Bilan d'énergie mécanique.

Indications et erreurs fréquentes

- (1) ◆◆◆ Erreur(s) fréquente(s) : Repérer la coordonnée qui croît dans le sens vertical ascendant : si c'est z , alors $\frac{dP}{dz} = -\mu g$.
- (2) ◆◆◆ Distinguer fluide incompressible d'écoulement incompressible (ce n'est pas la même définition). Pour obtenir l'expression, préciser que μ et g sont constantes et (Méthode 1) trouver l'unique primitive qui convient, ou (Méthode 2) intégrer l'expression entre une latitude où P est connue, et l'altitude z .
- (3) ◆◆◆ La pression n'est pas uniforme sur la surface \mathcal{S} de contact eau-plastique : il faut venir faire un découpage de la paroi en éléments de surface mésoscopiques, de sorte que la force totale soit :
- $$\vec{F}_{\text{eau}} = \iint_{M \in \mathcal{S}} P(M) dS \vec{e}_x$$
- Il faut alors préciser les bornes d'intégration, et les variables qui varient lorsque M se déplace le long de \mathcal{S} .
- Point de rédaction : Faire un schéma paramétré de la surface sur laquelle on intègre est bienvenu.
- (4) ◆◆◆ La différence de force est $\Delta F = \|\vec{F}_{\text{eau}}\| - \|\vec{F}_{\text{air}}\|$ avec \vec{F}_{air} la force exercée par l'air sur l'autre côté de la paroi. La pression de l'air est uniforme.
- (5) ◆◆◆ Question à laquelle si on ne sait pas, on ne répond pas (il ne faut pas y réfléchir 20000 ans).
- (7) ◆◆◆ Cours. (pas de question 6 dans le sujet... ;))
- (8) ◆◆◆ Re-cours.
- (9) ◆◆◆ Point de rédaction : Faire un schéma de la ligne de courant pour appuyer son raisonnement est un apport bienvenu à la rédaction.
- Un jet dans l'air extérieur peut être supposé à la pression atmosphérique. La vitesse d'une particule proche de la surface d'un bassin dont la hauteur ne varie pas est voisine de 0.
- (10) ◆◆◆ Utiliser la conservation du débit volumique pour un écoulement incompressible pour trouver v_R . Terminer avec Bernoulli entre R et E.
- (11) ◆◆◆ Appliquer Bernoulli depuis la surface jusqu'à un des trous pour conclure. Utiliser la conservation du débit volumique entre l'entrée et toutes les sorties (une sorte de "loi des noeuds").
- (12) ◆◆◆ Le débit volumique est constant ici.
- (13) ◆◆◆ Le fluide est toujours le même, mais l'écoulement n'est plus vraiment stationnaire.
- (14) ◆◆◆ Utiliser la conservation du débit volumique en considérant un tube de courant partant de toute la surface libre du bassin jusqu'à l'extrémité du tuyau.
- (15) ◆◆◆ Pendant une durée infinitésimale dt , relier le débit volumique à la variation de hauteur dh dans le bassin. Par ailleurs, exprimer le débit volumique en fonction de h à l'aide de la relation de Bernoulli.
- (16) ◆◆◆ Résoudre l'équation différentielle, et trouver l'instant où la hauteur dans le bassin est telle qu'un volume V_{jour} se soit écoulé.
- (17) ◆◆◆ Point de rédaction : Cette question nécessite de bien structurer sa rédaction, en détaillant les étapes, éventuellement avec des titres : voilà un exemple de structure
- Estimation du nombre de Reynolds
 - Détermination du coefficient de perte de charge régulière
 - Total des pertes de charges régulières
 - Pour un coude, détermination du coefficient de perte de charge singulière
 - Total des pertes de charges singulières
 - Bilan
- (18) ◆◆◆ Δp_{ch} doit être très grand devant la pression atmosphérique.
- (19) ◆◆◆ La puissance apportée par la pompe doit compenser la puissance des forces de viscosité liées aux pertes de charge. Une pression est une force surfacique, donc une énergie volumique.

Réponses (sans rédaction et sans justification)

- (1) $\frac{dP}{dz} = -\mu g$
- (2) $P(z) = P_0 - \mu g(z - h)$
- (3) $\vec{F}_{\text{eau}} = \left(P_0 a h + \frac{\mu g a h^2}{2} \right) \vec{e}_x$.
- (4) $h_{\text{max}} = \sqrt{\frac{2\Delta F_{\text{max}}}{\mu g a}} = 1,75 \text{ m}$
- (5) Utiliser un déversoir de trop plein est une solution acceptable.
- (9) $v_E = \sqrt{2gh_0} = 5,4 \text{ m}\cdot\text{s}^{-1}$
- (10) $D_v = v_R \pi \frac{d^2}{4} = v_E \pi \frac{d^2}{4} \implies v_R = v_E$. $P_R = P_0 - \mu g z_0$.
- (11) $s N p v_E = v_E \pi \frac{d^2}{4} \implies s = \frac{\pi d^2}{4 N p} = 4,3 \text{ mm}^2$
- (12) $\Delta t_1 = \frac{4V_{\text{jour}}}{v_E \pi d^2} = 23 \text{ min}$
- (14) $a^2 v_A(t) = \pi \frac{d^2}{4} v_E(t)$ donc $\frac{v_A(t)}{v_E(t)} \approx 5,9 \cdot 10^{-4} \ll 1$.
- (15) Bernoulli : $v_E(t) = \sqrt{2gh(t)}$ avec $v_A \ll v_E$ Débit volumique : $D_v(t) = -\frac{a^2 dh}{dt}$ On trouve l'équation avec $\alpha = \pi \frac{d^2}{4a^2} \sqrt{2g}$
- (16) $\frac{dh}{\sqrt{h}} = -\alpha dt$. h varie de h_0 à $h_0 - \frac{V_{\text{jour}}}{a^2} = h_{\text{fin}}$ pendant Δt_2 . Réaliser l'intégration.
 $\Delta t_2 = \frac{2}{\alpha} (\sqrt{h_0} - \sqrt{h_{\text{fin}}})$. On trouve $\Delta t_2 = 31 \text{ min}$.
- (17) Nombre de Reynolds : $Re \approx 5 \cdot 10^4$. Rugosité relative : $\varepsilon/d \approx 1 \cdot 10^{-3}$. On lit sur le diagramme $\lambda \approx 0,025$ (entre 0,02 et 0,03).
 Pertes de charge régulières : $\Delta p_{\text{ch,reg}} = 7,3 \text{ bar}$
 Coefficient de perte de charge singulière pour un coude : $K \approx 0,131$.
 Au total, il y a 2N coudes, soit une perte de charge totale $\Delta p_{\text{ch,sing}} = 0,77 \text{ bar}$
 Soit un total $\Delta p_{\text{ch}} = 8,1 \text{ bar}$
- (18) La valeur est très grande devant la pression atmosphérique : le modèle précédent ne convient pas du tout. Le débit sera sans doute bien plus faible que prévu.
- (19) Puissance reçue des forces de viscosité (négative) : $P_{\text{visc}} = -D_v \Delta p_{\text{ch}}$, donc pour compenser $P_i = -P_{\text{visc}} = 346 \text{ W}$.