

nom	symbole	définition	Exposants dimensionnels			
			L	M	T	I
vitesse	v	$v = l/t$	1	0	-1	0
accélération	a	$a = v/t$	1	0	-2	0
force	F	$F = ma$	1	1	-2	0
énergie	W	$W = Fl$	2	1	-2	0
Puissance	P	$P = W/t$	2	1	-3	0
ddp	U	$U = \frac{P}{I}$	2	1	-3	-1

$0,5 + 0,25$
 $0,5 + 0,25$
 $0,25$
 $1 + 0,15$
 $0,25$

$$\begin{cases} \alpha + \gamma = 0 \\ \beta + \gamma = 0 \\ -2\gamma = -1 \end{cases}$$

$$\alpha = -1/2; \beta = 1/2; \gamma = 1/2$$

I.2. La fréquence f du son émis par une corde vibrante est donnée par :

$$f = C l^\alpha m^\beta F^\gamma T^{-1}$$

Vitesse de sédimentation

$$v_{\text{sed}} = v_{\text{lim}} \quad \text{sol particulaire}$$

$$\text{globule } r = 1,5 \mu\text{m} = 1,5 \cdot 10^{-6} \text{ m} \quad \text{sphérique}$$

$$\rho = 1300 \text{ kg m}^{-3}$$

$$\text{plasma sanguin } \rho_0 = 1060 \text{ kg m}^{-3} \quad \eta_0 = 1,6 \cdot 10^{-3} \text{ Pa.s}$$

$$\text{accélération de la pesanteur } g = 9,81 \text{ m s}^{-2}$$

II 1)	$\begin{array}{c} \uparrow \vec{F}_f = -6\pi r \eta_0 \vec{v} \\ \uparrow \vec{P} \\ \downarrow \vec{P} = m\vec{g} \\ \downarrow \vec{e}_3 \end{array}$	II 2)	$\begin{array}{l} \vec{P} = m\vec{g} = \rho \frac{4}{3} \pi r^3 \vec{g} \\ \vec{P}_a = -\rho_0 \frac{4}{3} \pi r^3 \vec{g} \\ \vec{F}_f = -6\pi r \eta_0 \vec{v} \end{array}$
2	$\alpha = 6\pi r \eta_0$	2	

$$1 \text{ II 3) } m \vec{a}(N/R) = \vec{P} + \vec{P}_a + \vec{F}_f$$

$$\text{II 4) } m \frac{d\vec{v}_3}{dt} = m\vec{g} - m_a \vec{g} - \alpha \vec{v}_3$$

$$1 \quad \frac{dv_3}{dt} + \left(\frac{\alpha v_3}{m}\right) = \left(\frac{m - m_a}{m}\right)g$$

$\frac{\alpha v_3}{m} = \frac{1}{\tau} v_3$ $\frac{m - m_a}{m} = a$

$$0,5 \quad \tau = \frac{m}{\alpha} = \frac{4}{3} \frac{\pi r^3 \rho}{6\pi r \eta_0} = \frac{2}{9} \frac{\rho r^2}{\eta_0} \quad \text{temps caractéristique}$$

$$0,5 \quad a = \left(1 - \frac{m_a}{m}\right)g = \left(1 - \frac{\rho_0}{\rho}\right)g$$

$$1 \text{ II 5) AN: } \tau = 0,4 \mu\text{s}$$

$$0,5 \text{ II 6) } v_3 = v_{\text{lim}} = a \tau = \frac{2}{9} \left(1 - \frac{\rho_0}{\rho}\right) \frac{\rho r^2}{\eta_0} g = \frac{2}{9} \frac{(\rho - \rho_0) g r^2}{\eta_0}$$

AN: $v_3 = 7,358 \cdot 10^{-7} \text{ m/s} = 63,57 \text{ } \mu\text{m/s}$

II 7) Résolution de l'eq diff $v(t=0)=0$

$$\frac{dv_3}{dt} + \frac{v_3}{\tau} = a$$

SSR $v_3 = A e^{-t/\tau}$ 1

+ SP $v_3 = a\tau$ 1

1 $v_3 = A e^{-t/\tau} + a\tau + CI \Rightarrow A + a\tau = 0 \Leftrightarrow A = -a\tau$

soit $v_3 = a\tau(1 - e^{-t/\tau})$

II 8) regime $v_3 = a\tau = \frac{h}{\tau_3} \rightarrow \tau_3 = \frac{h}{a\tau} = \frac{h}{v_3}$ AN: $\tau_3 = \frac{50}{63,57}$

II 9) $v_{3,monale} = 50 \text{ mm/j}$

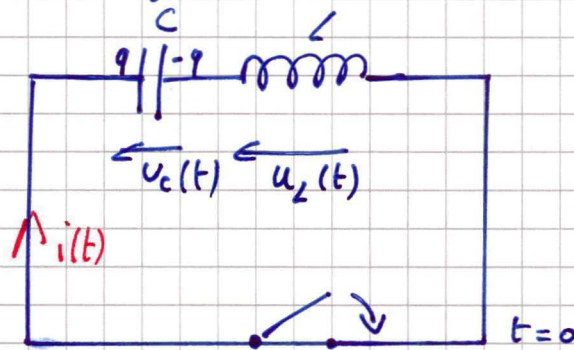
$v_3 > v_{3,monale}$

1 = 0,79 j

\Rightarrow réaction inflammatoire 1

D172 Corrigé

Exercice 1)
Circuit LC



Interruption fermée $u_c(t) + u_L(t) = 0 \Leftrightarrow u_c(t) = -u_L(t)$

$$I1) \quad u_c(t) = \frac{q(t)}{C} = \frac{1}{C} \int i(t) dt$$

$$u_L(t) = L \frac{di(t)}{dt}$$

I2)

$$\frac{du_c(t)}{dt} = \frac{1}{C} \frac{dq(t)}{dt} = \frac{1}{C} i(t)$$

$$\frac{d^2 u_c(t)}{dt^2} = \frac{1}{C} \frac{di(t)}{dt} = \frac{1}{LC} u_L(t) = -\frac{1}{LC} u_c(t)$$

soit $\frac{d^2 u_c(t)}{dt^2} + \frac{1}{LC} u_c(t) = 0 \Leftrightarrow \frac{d^2 u_c(t)}{dt^2} + \omega_0^2 u_c(t) = 0$
avec $\omega_0^2 = \frac{1}{LC}$

$$I3) \quad u_c(t) = B_1 \cos(\omega_0 t + \phi)$$

$$\frac{du_c(t)}{dt} = -B_1 \omega_0 \sin(\omega_0 t + \phi)$$

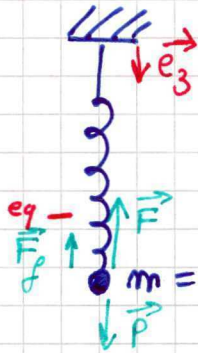
$$\frac{d^2 u_c(t)}{dt^2} = -B_1 \omega_0^2 \cos(\omega_0 t + \phi)$$

reinjecté $-B_1 \omega_0^2 \cos(\omega_0 t + \phi) + \omega_0^2 B_1 \cos(\omega_0 t + \phi) = 0$
done solution

CI: $u_c(t=0) = B_1 \cos(\phi) = u_{c0}$
 $i(t=0) = 0 \Rightarrow -B_1 \omega_0 \sin \phi = 0$ $\left| \begin{array}{l} B_1 = u_{c0} \\ \phi = 0 \end{array} \right.$

Solution $u_c(t) = u_{c0} \cos(\omega_0 t)$

Exercice 2] Système masse-ressort vertical amorti par frottement visqueux



$$l_0 = 0,15 \text{ m}$$

$$k = 20 \text{ SI}$$

$$g = 9,81 \text{ m s}^{-2}$$

$$m = 0,1 \text{ kg}$$

masselette descendante

$$\vec{F}_f = -\alpha \vec{v}$$

$$\vec{F} = -k(z - l_0) \vec{e}_z$$

$$\vec{P} = m \vec{g}$$

II 1a) Bilan des forces $\vec{F}_f, \vec{F}, \vec{P}$
 ↓ Stokes ↓ rappel ↓ poids
 acceleration

$$1b) [\vec{F}] = [k][z] = [m][\vec{a}_n]$$

$$[k] = \frac{[m][\vec{a}_n]}{[z]} = \frac{\text{N} \cdot \text{T}^{-2}}{\text{m}} = \text{N T}^{-2}$$

$$1c) \sum \vec{F}_{ext} = m \vec{a}_n / R$$

$$1d) -\alpha \frac{dz}{dt} - k(z - l_0) + mg = m \frac{d^2 z}{dt^2}$$

$$2a) \text{ à l'eq } -k(l_{eq} - l_0) + mg = 0 \Rightarrow l_{eq} = \frac{mg}{k} + l_0$$

AN: $l_{eq} = 0,2 \text{ m} = 20 \text{ cm}$

$$2b) m \frac{d^2 z}{dt^2} + k(z - l_0) + \alpha \frac{dz}{dt} = mg$$

$$\frac{d^2 z}{dt^2} + \underbrace{\left(\frac{\alpha}{m}\right)}_{\frac{1}{\tau}} \frac{dz}{dt} + \underbrace{\left(\frac{k}{m}\right)}_{\omega_0^2} z = g + \frac{k l_0}{m} = C$$

$$\text{temp } \tau = \frac{m}{\alpha}$$

pulsation propre $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$

$$C = \frac{k}{m} l_{eq}$$

3a) solution générale \equiv SSSN + SPE

$$\text{SSSN: } \frac{d^2 z}{dt^2} + \frac{1}{2c} \frac{dz}{dt} + \omega_0^2 z = 0$$

$$\pi^2 + \frac{\pi}{2c} + \omega_0^2 = 0 \quad \Delta = \frac{1}{4c^2} - 4\omega_0^2 < 0$$

$$= j^2 (4\omega_0^2 - \frac{1}{4c^2})$$

$$\pi = -\frac{1}{2c} \pm \frac{1}{2} j \sqrt{4\omega_0^2 - \frac{1}{c^2}}$$

$$= -\frac{1}{2c} \pm j \sqrt{\frac{\omega_0^2 - \omega_0^2}{4c^2 \omega_0^2}} = -\frac{1}{2c} \pm j \omega_0 \sqrt{1 - \frac{1}{4\varphi^2}}$$

$$\rightarrow z_{\text{SSN}} = A_1 e^{-t/2c + j\omega_p t} + A_2 e^{-t/2c - j\omega_p t}$$

$$= e^{-t/2c} (A_1 e^{j\omega_p t} + A_2 e^{-j\omega_p t})$$

$$\text{SPE: } z_{\text{SPE}} = \frac{C}{\omega_0^2} = \frac{F_0}{m} \frac{1}{k} = l_{eq}$$

$$\text{Solution générale } z(t) = e^{-t/2c} (A_1 e^{j\omega_p t} + A_2 e^{-j\omega_p t}) + l_{eq}$$

$$3b) z'(t) = e^{-t/2c} (j\omega_p A_1 e^{j\omega_p t} - j\omega_p A_2 e^{-j\omega_p t}) - \frac{1}{2c} e^{-t/2c} (A_1 e^{j\omega_p t} + A_2 e^{-j\omega_p t})$$

$$3c) z(t=0) = l_{eq}$$

$$z'(t=0) = v_0$$

$$\Rightarrow A_1 + A_2 + l_{eq} = l_{eq} \Leftrightarrow A_1 = -A_2$$

$$\Rightarrow j\omega_p (A_1 - A_2) - \frac{1}{2c} (A_1 + A_2) = v_0$$

$$A_1 - A_2 = \frac{v_0}{j\omega_p} \Rightarrow 2A_1 = \frac{v_0}{j\omega_p}$$

$$\text{soit } A_1 = -A_2 = \frac{v_0}{2j\omega_p}$$

$$z(t) = \frac{v_0}{\omega_p} e^{-t/2c} \sin(\omega_p t) + l_{eq}$$

$$3d) c \rightarrow \gamma \text{ et } e^{-t/2c} \rightarrow 1 \quad \omega_p \rightarrow \omega_0 = \frac{2\pi}{T}$$

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{m}{k}}$$

$$\text{AN: } T = 0,44 \text{ Hz}$$

$$3e) \quad \tau = 2,5 \Delta \quad r = 0,01 \text{ m}$$

Valeur de η tel que $\alpha = 6\pi\eta r$

$$[\eta] = \frac{[\alpha]}{[r]} = \frac{[\text{m}]}{[\text{r}][\tau]} = \text{m} \cdot \text{s}^{-1} \cdot \text{r}^{-1}$$

$$\tau = \frac{\text{m}}{6\pi\eta r} \Leftrightarrow \eta = \frac{\text{m}}{6\pi r \tau} ; \text{AN: } \eta = 0,212 \text{ kg m}^{-1} \text{ s}^{-1}$$

Exercice 1 / 6

① 1 - $\underline{z}_R = R$ $\underline{z}_L = jL\omega$ $\underline{z}_C = \frac{1}{jC\omega}$

2 - $\underline{z} = R \parallel C \parallel L$

$$\frac{1}{\underline{z}} = \frac{1}{R} + \frac{1}{jL\omega} + jC\omega = \frac{1 - LC\omega^2 + j\frac{L}{R}\omega}{jL\omega}$$

①

$$\underline{z} = \frac{jL\omega}{1 - LC\omega^2 + j\frac{L}{R}\omega}$$

On pourrait écrire $\frac{1}{\underline{z}} = \frac{1 - j\frac{R}{L\omega} + jRC\omega}{R}$
 et faire apparaître $\omega_0^2 = \frac{1}{LC}$ et $Q = RC\omega_0 = \frac{R}{\omega_0 L}$

⇒

$$\underline{z} = \frac{R}{1 + jQ\left(\frac{\omega}{\omega_0} - \frac{\omega_0}{\omega}\right)}$$

mais on nous demande Q° 4 - de déterminer ω_0 !

3 - On a $\underline{e}(t) = \underline{z} \underline{i}(t)$ (1)

Excitation: $e(t) = E \cos \omega t$ que l'on écrit $\underline{e}(t) = E e^{j\omega t}$

Réponse: $i(t) = I_m \cos(\omega t + \phi_i)$ que l'on écrit $\underline{i}(t) = \underline{I} e^{j\omega t}$

avec $\underline{I} = I_m e^{j\phi_i}$ $\phi_i \equiv \text{deph. de } i(t) / e(t)$

En remplaçant dans (1) il vient: $E = \underline{z} \cdot \underline{I}$

①,5 ⇒ $\underline{I} = \frac{E}{\underline{z}} = \frac{E}{R} \left[1 - j\frac{R}{L\omega} + jRC\omega \right]$

$$\underline{I} = \frac{E}{R} \left[1 + j \left(RC\omega - \frac{R}{L\omega} \right) \right]$$

ou $\underline{I} = \frac{E}{R} \left[1 + jQ \left(\frac{\omega}{\omega_0} - \frac{\omega_0}{\omega} \right) \right]$

4 - Amplitude $I = |\underline{I}|$

$$I = \frac{E}{R} \sqrt{1 + \left(RC\omega - \frac{R}{L\omega} \right)^2}$$

Extrema pour $\frac{dI}{d\omega} = 0$ ⇒ $\left(RC + \frac{R}{L\omega_0^2} \right) \left(RC\omega_0 - \frac{R}{L\omega_0} \right) = 0$

① ⇒ $\omega_0^2 = \frac{1}{LC}$

On peut alors écrire $I = \frac{E}{R} \sqrt{1 + Q^2 \left(\frac{\omega}{\omega_0} - \frac{\omega_0}{\omega} \right)^2}$ (2)

- Signe de $\frac{dI}{d\omega}$ pour $\omega < \omega_0$ et $\omega > \omega_0$ afin de vérifier que ω_0 est la "fréq." pour laquelle I est minimale

le signe de $\frac{dI}{d\omega}$ est celui de : $\frac{\omega}{\omega_0} - \frac{\omega_0}{\omega}$

(0,5)

$$\omega < \omega_0 \Rightarrow \frac{\omega}{\omega_0} < 1 \text{ et } \frac{\omega_0}{\omega} > 1 \Rightarrow \frac{dI}{d\omega} < 0$$

$$\omega > \omega_0 \Rightarrow \frac{\omega}{\omega_0} > 1 \text{ et } \frac{\omega_0}{\omega} < 1 \Rightarrow \frac{dI}{d\omega} > 0$$

donc I est min. pour $\omega = \omega_0$.

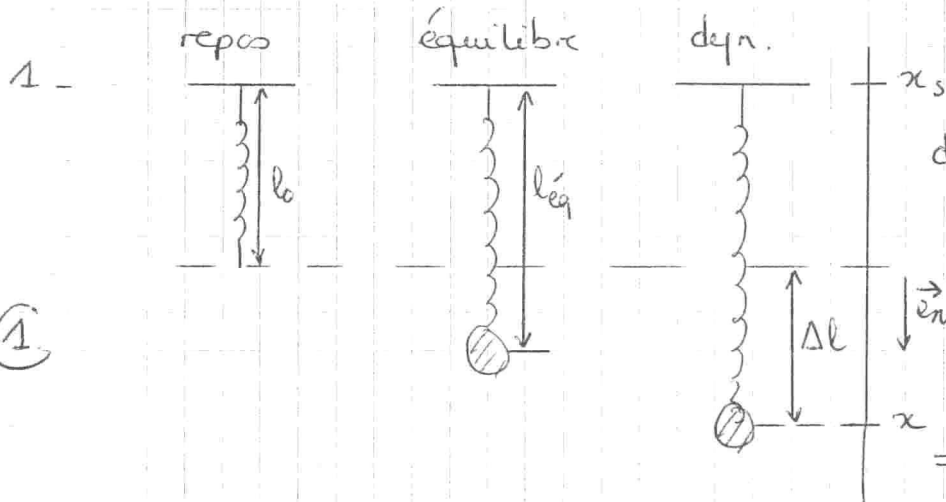
5 - Impédance du circuit

$$\underline{Z} = R.$$

car dans ce cas : $\underline{Z}_L = jL\omega_0 = j\sqrt{\frac{L}{C}}$
 et $\underline{Z}_C = \frac{1}{jC\omega_0} = -j\sqrt{\frac{L}{C}}$ } $\frac{1}{\underline{Z}_L} + \frac{1}{\underline{Z}_C} = 0!$

(1)

Exercice 2 :



La force de rappel du ressort s'écrit

$$\vec{F}_r = -k\Delta l \vec{e}_x$$

D'après la figure :

$$\Delta l = (x - x_s) - l_0$$

$$\Rightarrow \vec{F}_r = -k(x - x_s - l_0) \vec{e}_x$$

2 - Equation diff. du mvlt

• PFD : $\Sigma \vec{F}_{ext} = m\vec{a}(M)/\mathcal{R}$

• Bilan des forces : $\vec{P} = m\vec{g} = mg\vec{e}_x$

• $\vec{F}_r = -k(x - x_s - l_0)\vec{e}_x$

• $\vec{F}_f = -f(\vec{v} - \vec{v}_s) = -f(v - v_s)\vec{e}_x$

• $\vec{a}(M)/\mathcal{R} = \frac{d^2x}{dt^2}$; $v = \frac{dx}{dt}$; $v_s = \frac{dx_s}{dt}$

(2)

• PFD en projection sur \vec{e}_x :

$$mg - k(x - x_s - l_0) - f\left(\frac{dx}{dt} - \frac{dx_s}{dt}\right) = m\left(\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{dv_s}{dt}\right)$$

$$\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{f}{m}\left(\frac{dx}{dt} - \frac{dx_s}{dt}\right) + \frac{k}{m}(x - x_s - l_0) = g \quad (1)$$

3 - Position à l'équilibre : l_1

1^{er} loi de Newton

$$\sum \vec{F}_{ext} = \vec{0}$$

Forces : $\vec{P} = mg \vec{e}_x$

$$\vec{F}_r = -k (l_1 - l_0) \vec{e}_x$$

① Après calculs : $l_1 = l_0 + \frac{mg}{k}$

4 - Changement de variables $X(t) = x(t) - l_1 - x_s(t)$

$$\Rightarrow x(t) - x_s(t) = X(t) + l_1$$

① $\frac{dx}{dt} - \frac{dx_s}{dt} = \frac{dX}{dt}$ et $\frac{d^2x}{dt^2} - \frac{d^2x_s}{dt^2} = \frac{d^2X}{dt^2}$

(1) $a=0$ $\frac{d^2X}{dt^2} + \frac{f}{m} \frac{dX}{dt} + \frac{k}{m} X = -\frac{d^2x_s}{dt^2}$

$$x_s(t) = A_m \cos \omega t \quad \frac{dx_s}{dt} = -\omega A_m \sin \omega t$$

① et $\frac{d^2x_s}{dt^2} = -\omega^2 A_m \cos \omega t$

$$\Rightarrow \frac{d^2X}{dt^2} + \frac{1}{T} \frac{dX}{dt} + \omega_0^2 X = \omega^2 A_m \cos \omega t$$

① $\tau = \frac{m}{f}$ et $\omega_0^2 = \frac{k}{m}$

5 - Régime permanent \Rightarrow SPE avec 2nd membre dpdt temps

\Rightarrow notation complexe $\underline{X}(t) = X_m e^{j(\omega t + \varphi)}$

0,5 $\underline{X}(t) = \underline{X}_m e^{j\omega t} \quad \underline{X}_m = X_m e^{j\varphi}$

et on obtient :

① $-\omega^2 \underline{X}_m + j \cdot \frac{1}{\tau} \omega \underline{X}_m + \omega_0^2 \underline{X}_m = \omega^2 A_m$

$\Rightarrow \underline{X}_m = \frac{\omega^2 A_m}{\omega_0^2 - \omega^2 + j \cdot \frac{\omega}{\tau}}$

0,5 $X_m = |\underline{X}_m| = \frac{\omega^2 A_m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \frac{\omega^2}{\tau^2}}}$

6 - $\Omega \rightarrow \infty \Rightarrow (1 - \Omega^2)^2 + 4\alpha^2 \Omega^2 \rightarrow \Omega^4$

① $B^2 \rightarrow \frac{\Omega^4}{\Omega^4} \Rightarrow B^2 \rightarrow 1$

0,5 $\Rightarrow \underline{X}_m \rightarrow A_m$ X_m tend vers l'amplitude du boîtier A_m .

$$7 - M = 100 \text{ kg} \quad k = 360 \cdot 10^3 \text{ N} \cdot \text{m}^{-1} \quad f = 9 \cdot 10^3 \text{ N} \cdot \text{s} \cdot \text{m}^{-1} \quad (4)$$

$$\Omega = 1 \text{ rad} \quad \omega = \omega_0 \quad B^2 = 0,444$$

$$\Omega = 2 \text{ rad} \quad \omega = 2\omega_0 \quad B^2 = 0,889$$

$$\Omega = 10 \text{ rad} \quad \omega = 10\omega_0 \quad B^2 = 0,997$$

$$\text{avec } 4\alpha^2 = \frac{f^2}{km} = \frac{(9 \cdot 10^3)^2}{360 \cdot 10^3 \times 100} = 2,25$$

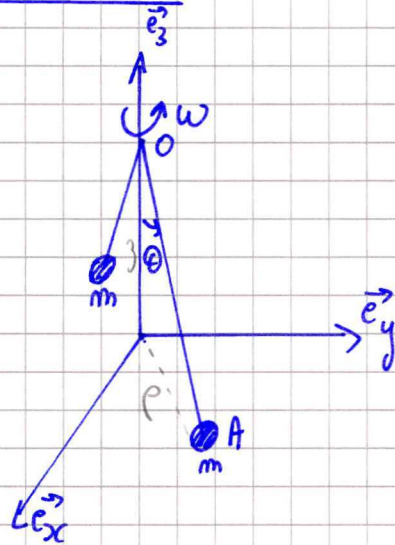
Fidélité du sismographe :

① Pour des "fréquences" de vibrations du bñtier supérieurs à dix fois $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$, on peut utiliser le sismographe pour suivre l'amplitude des secousses. Pour des "fréquences" plus faibles, il y a atténuation de l'amplitude des secousses.

$$\text{Ici } \omega_0 = 60 \text{ rad} \cdot \text{s}^{-1} \quad f_0 = \frac{\omega_0}{2\pi} \approx 10 \text{ Hz}$$

$DM = 4$

I Régulateur à boules



$\omega = \text{cte}$

$OA = OB = l$

coordonnées planes ρ, φ

1) 2 forces dans ref cartésien R

$\vec{P} = -mg \vec{e}_3$

poids

$\vec{R} = -R_\rho \vec{e}_\rho + R_z \vec{e}_z$

réaction de la tige.

2) $\sin \theta = \frac{\rho}{l}$

3) Accélération dans la base cylindrique

$\vec{OA} = \rho \vec{e}_\rho - z \vec{e}_3$

$\left. \frac{d\vec{OA}}{dt} \right|_R = \dot{\rho} \vec{e}_\rho + \rho \frac{d\vec{e}_\rho}{dt} - \dot{z} \vec{e}_3 - z \frac{d\vec{e}_3}{dt}$

$= \dot{\rho} \vec{e}_\rho + \rho \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi - \dot{z} \vec{e}_3$

$\vec{a}(A/R) = \left. \frac{d^2\vec{OA}}{dt^2} \right|_R = \ddot{\rho} \vec{e}_\rho + \dot{\rho} \frac{d\vec{e}_\rho}{dt} + \rho \dot{\varphi} \frac{d\vec{e}_\varphi}{dt} + \rho \dot{\varphi}^2 \vec{e}_\rho + \ddot{z} \vec{e}_3 + z \frac{d^2\vec{e}_3}{dt^2}$

$= (\ddot{\rho} - \rho \dot{\varphi}^2) \vec{e}_\rho + (2\dot{\rho} \dot{\varphi} + \rho \ddot{\varphi}) \vec{e}_\varphi - \ddot{z} \vec{e}_3$

4) $\dot{\varphi} = \omega = \text{cte} \Rightarrow \ddot{\varphi} = 0$

$\rho = \text{cte} \Rightarrow \dot{\rho} = 0 \text{ et } \ddot{\rho} = 0$

$\vec{a}(A/R) = -\rho \omega^2 \vec{e}_\rho - \ddot{z} \vec{e}_3$

$\ddot{z} = 0$

5) $\sum \vec{F}_{ext} = m \vec{a}(A/R)$

suivant \vec{e}_3 : $-mg + R_z = -m \ddot{z}$

$\ddot{z} = 0 \Rightarrow R_z = mg$

\vec{e}_ρ : $-R_\rho = -m \rho \omega^2$

$R_\rho = m \rho \omega^2$

$$\operatorname{tg} \theta = \frac{\sin \theta}{\cos \theta} = \frac{R_p}{R_z} = \frac{m \rho \omega^2}{m g} \Rightarrow \operatorname{tg} \theta = \frac{\rho \omega^2}{g}$$

$$6) \sin \theta = \frac{F}{E} = \frac{\rho \omega^2}{g} \cos \theta \Rightarrow \frac{g}{\rho \omega^2} = \cos \theta$$

$$\text{or } \cos \theta \leq 1 \Rightarrow g \leq \rho \omega^2 \text{ soit } \sqrt{\frac{g}{\rho}} \leq \omega$$

$$\omega_{\text{lim}} = \sqrt{\frac{g}{\rho}} \text{ end que } \cos \theta \neq 1$$

$$7) \text{ AN } m = 1 \text{ kg} ; l = 0,17 \text{ m} ; g = 9,8 \text{ m s}^{-2}$$

$$\omega_{\text{lim}} = 7,6 \text{ rad/s} \quad \left\{ \begin{array}{l} 1 \text{ tour} = 2\pi \text{ rad} \\ 1 \text{ min} = 60 \text{ s} \end{array} \right.$$

$$= \frac{7,6 \times 60}{2\pi} = 72,57 \text{ tr/min}$$

II Grand huit

$$m = 1000 \text{ kg} \quad \text{force } \vec{P} = m \vec{g} \text{ avec } g = 9,8 \text{ m s}^{-2}$$

$$1) \vec{P} = -\operatorname{grad} E_p = -m g \vec{e}_3 = -\frac{\partial E_p}{\partial z} \vec{e}_3 \Rightarrow E_p = m g z$$

$$2) W_{A \rightarrow B}$$

$$\Delta E_p = -\Delta W \Rightarrow W = \int_A^B \vec{F}_p = -m g \int_{z_A}^{z_B} dz = -m g (z_B - z_A)$$

$$\text{AN: } W_{A \rightarrow B} = -245 \text{ kJ} \quad \text{Traail resistant}$$

$$3) \text{ en B } |\vec{v}_0| = 1 \text{ m s}^{-1}$$

$$\text{Mouvement conservatif } \frac{dE_m}{dt} = \frac{d(E_k + E_p)}{dt} = 0 ; E_m \text{ conservée}$$

$$E_m \text{ B } \left\{ \begin{array}{l} E_p = m g z_B \\ E_k = \frac{1}{2} m v_0^2 \end{array} \right. \quad \text{AN: } \left. \begin{array}{l} E_p = 245 \text{ kJ} \\ E_k = 0,5 \text{ kJ} \end{array} \right\} E_m = 245,5 \text{ kJ}$$

$$E_m \text{ C } \left\{ \begin{array}{l} E_p = m g z_C \\ E_k = \frac{1}{2} m v_C^2 = \frac{1}{2} m v_0^2 + m g (z_B - z_C) \end{array} \right. \quad \text{AN: } \left. \begin{array}{l} E_p = 196 \text{ kJ} \\ E_k = 49,5 \text{ kJ} \end{array} \right.$$

$$E_m \text{ D } \left\{ \begin{array}{l} E_p = m g z_D \\ E_k = \frac{1}{2} m v_D^2 = \frac{1}{2} m v_0^2 + m g (z_B - z_D) \end{array} \right. \quad \text{AN: } \left. \begin{array}{l} E_p = 0 \text{ kJ} \\ E_k = 245,5 \text{ kJ} \end{array} \right.$$

4) DEFGD mouvement circulaire

$$E_m = E_k + E_p = \frac{1}{2} m V^2 + mgz$$

$$V = \sqrt{\frac{2E_m - 2gz}{m}}$$

AN: F $V = 9,95 \text{ m/s}$

G $V = 17,18 \text{ m/s}$

5) Frottement solide $\|\vec{F}\| = 2000 \text{ N}$ entre B et H

B \rightarrow C $W_F = -\|\vec{F}\| \cdot \widehat{BC}$ avec $\widehat{BC} = \frac{\pi}{2} R_{BC}$ avec $R_{BC} = 5 \text{ m}$

C \rightarrow D $W_F = -\|\vec{F}\| \cdot \widehat{CD}$ avec $\widehat{CD} = \frac{\pi}{2} R_{CD}$ avec $R_{CD} = 20 \text{ m}$

D \rightarrow D (trou) $W_F = -\|\vec{F}\| \cdot 2\pi R_{DD}$ avec $R_{DD} = 10 \text{ m}$

D \rightarrow H $W_F = -\|\vec{F}\| \cdot \overline{DH}$ avec $\overline{DH} = 20 \text{ m}$

Soit $W_F = -\|\vec{F}\| \cdot \left(\frac{\pi}{2} (R_{BC} + R_{CD}) + 2\pi R_{DD} + \overline{DH} \right)$

AN: $W_F = 244,2 \text{ kJ}$

6) Th de l'Énergie-mécaniq-
en H

$$\Delta E_m = W_F \quad (\text{force non conservative})$$

$$\frac{1}{2} m V^2 - \frac{1}{2} m V_0^2 - mgz_B = W_F$$

$$V = \sqrt{\frac{2W_F + V_0^2 + 2gz_B}{m}}$$

AN: $V = 1,61 \text{ m/s}$