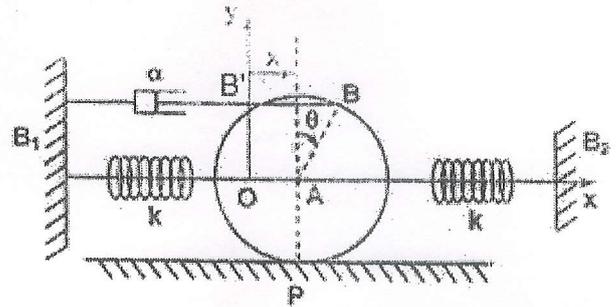


**Exercice n°1 (05 points): Décrément logarithmique d'un cylindre**

Un cylindre plein et homogène, de masse  $M$  et de rayon  $R$ , est relié à un bâti  $B_1$  par un ressort de raideur  $k$  et un amortisseur de coefficient de frottement visqueux  $\alpha$  tel que représenté sur la figure. Il est également relié à un deuxième bâti  $B_2$  par un ressort de même raideur  $k$  que le premier.

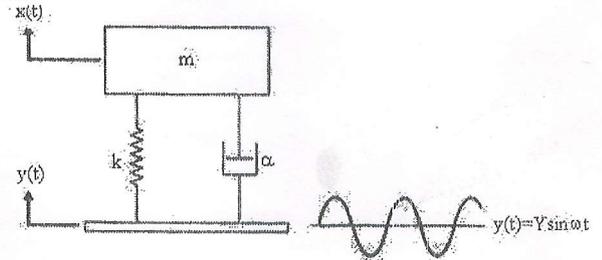


Le cylindre peut rouler sans glisser sur le plan  $P$  horizontal et son mouvement est repéré par le déplacement  $x$  de son centre de masse par rapport à la position d'équilibre. A cette position, les deux ressorts n'étant pas déformés, le point  $A$  est en  $O$  et le point  $B$  en  $B'$ .

- Déterminer les énergies cinétique et potentielle du système, ainsi que la fonction de dissipation. En déduire l'équation différentielle du mouvement repéré par la coordonnée  $x$ .
- Donner la condition sur le coefficient de viscosité pour que le mouvement soit pseudopériodique. Cette condition étant vérifiée donner l'expression de la solution  $x(t)$ .
- Sachant que l'amplitude des oscillations diminue de moitié au bout d'un temps  $\Delta t = 2$  s correspondant à dix pseudo-périodes. Calculer les valeurs numériques de  $k$  et de  $\alpha$ . On donne  $M=1\text{kg}$ .

**Exercice n°2 (5 points) : Réponse à une excitation harmonique de la base**

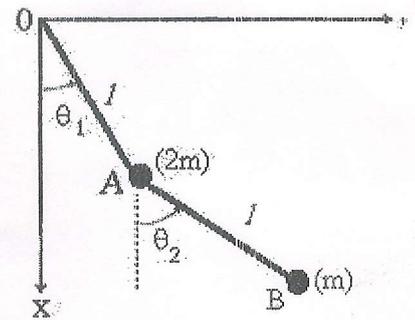
Soit un système à un degré de liberté avec amortissement visqueux de constante  $\alpha$ . Ce système est soumis à une excitation harmonique de sa base  $y(t) = Y \sin \omega t$ , comme le montre la figure. Pour les données suivantes :  $m=10\text{kg}$ ,  $\alpha=20\text{N.m/s}$ ,  $k=4000\text{N/m}$ ,  $y(t)=0,05\sin(5t)$  m.



- Montrer que l'équation du mouvement du système est donnée par :  $m\ddot{x} + \alpha\dot{x} + kx = kY \sin \omega t + \alpha\omega Y \cos \omega t$
- En utilisant les données et le principe de superposition, donner la réponse permanente de la masse  $x_p(t)$  sous la forme  $x_p(t) = X_1 \sin(\omega t + \phi) + X_2 \cos(\omega t + \phi)$ .
- Ecrire la solution permanente sous la forme  $x_p(t) = X \cos(\omega t + \phi + \theta)$ . Calculer le rapport des amplitudes  $X/Y$  de la réponse permanente à celle du mouvement de la base  $y(t)$ , (ne pas calculer  $\theta$ ).

**Exercice n°3 (5 points) : Pendule double portant des masses différentes**

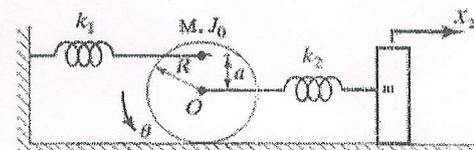
Un pendule double est libre d'osciller dans le plan vertical  $oxy$ . Les tiges sont de masse négligeable et de même longueur. Elles portent les masses  $2m$  et  $m$ . On désignera par  $\theta_1(t)$  et  $\theta_2(t)$  les angles respectifs que font les tiges avec la verticale descendante  $Ox$ , à l'instant  $t$ . On suppose que ce pendule double n'est soumis qu'à de petites oscillations.



- Etablir les deux équations du mouvement de second ordre en  $\theta_1(t)$  et  $\theta_2(t)$ . On donne :  $v_A^2 = \ell^2 \dot{\theta}_1^2$  ;  $v_B^2 = \ell^2 [\dot{\theta}_1^2 + \dot{\theta}_2^2 + 2\dot{\theta}_1 \dot{\theta}_2 \cos(\theta_2 - \theta_1)]$
- Exprimer en fonction de  $\omega_0 = \sqrt{g/\ell}$  les pulsations propres  $\omega_1$  et  $\omega_2$  des petits mouvements de ce pendule double.
- Déterminer les rapports des amplitudes correspondants à ces pulsations propres.

**Exercice n°4 (5 points) : Oscillations libres à deux degrés de liberté**

Le cylindre, représenté sur la figure ci-contre, de moment d'inertie  $J_0 = MR^2/2$ , peut rouler sans glisser sur un plan. Il est raccordé d'un côté à un bâti fixe par un ressort de raideur  $k_1$  et de l'autre côté à la masse  $m$  par un ressort de raideur  $k_2$ .



On appelle  $x_1 = R\theta$  le déplacement du centre de masse du cylindre par rapport à la position d'équilibre. Les mouvements sont considérés de faible amplitude.

- Montrer que, dans le cas où  $a = R$ ,  $m = M/2$ ,  $k_1 = 2k$  et  $k_2 = k$ , les équations du mouvement, en  $x_1$  et  $x_2$ , peuvent s'écrire (on pose  $\omega_0^2 = k/m$ ) sous la forme :  $\ddot{x}_1 + 3\omega_0^2 x_1 - \frac{\omega_0^2}{3} x_2 = 0$ ,  $\ddot{x}_2 + 3\omega_0^2 x_2 - \frac{\omega_0^2}{3} x_1 = 0$
- Déterminer les pulsations propres du système en fonction de  $\omega_0$
- En déduire les solutions générales  $x_1(t)$  et  $x_2(t)$ .

**Exercice n°1 (05 points): Décrément logarithmique d'un cylindre**

1.  $T = \frac{1}{2} \left( \frac{3M}{2} \right) \dot{x}^2$  ,  $U = \frac{1}{2} (2k) x^2$  ,  $D = \frac{1}{2} (4\alpha) \dot{x}^2$

2 points

$L = T - U$ ,  $\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) - \frac{\partial L}{\partial x} = - \frac{\partial D}{\partial \dot{x}} \Rightarrow \frac{3}{2} M \ddot{x} + 4\alpha \dot{x} + 2kx = 0$

2.  $\ddot{x} + 2\delta \dot{x} + \omega_0^2 x = 0$  ,  $\delta = \frac{4\alpha}{3M}$  et  $\omega_0^2 = \frac{4k}{3M}$  ,  $\delta < \omega_0 \Rightarrow \alpha < \frac{\sqrt{3Mk}}{2}$

1 point

$x(t) = A \exp(-\delta t) \cos(\omega_a t + \phi)$  avec  $\omega_a = \sqrt{\omega_0^2 - \delta^2}$

3.  $T_a \frac{4t}{10} = 0,2s$   $\Delta = \frac{\text{Log}(2)}{10} \approx 0,07$   $\Delta = \delta T_a = \left( \frac{4\alpha}{3M} \right) T_a \Rightarrow \alpha = \frac{3M\Delta}{4T_a} \approx 0,26 \text{ kg/s}$

$\omega_0^2 = \omega_a^2 + \delta^2 \Rightarrow \frac{4k}{3M} = \frac{4\pi^2}{T_a^2} + \frac{\Delta^2}{T_a^2} \Rightarrow k = \frac{3M}{4} \left( \frac{4\pi^2 + \Delta^2}{T_a^2} \right) \approx 740 \text{ N/m}$

2 points

ou bien  $\delta = 0,35 \text{ s}^{-1}$ ,  $\omega_a = 31,4 \text{ rad/s} \Rightarrow \delta \ll \omega_0$  et  $k = \frac{3M}{4} \omega_0^2 \approx 740 \text{ N/m}$

**Exercice n°2 (5 points) : Réponse à une excitation harmonique de la base**

1.  $m\ddot{x} + \alpha(\dot{x} - \dot{y}) + k(x - y) = 0$  ,  $y(t) = Y \sin \omega t$  ;  $\dot{y}(t) = \omega Y \cos \omega t$  D'où :  $m\ddot{x} + \alpha\dot{x} + kx = kY \sin \omega t + \alpha\omega Y \cos \omega t$

(1 point)

2.  $F_1(t) = kY \sin \omega t \Rightarrow x_1(t) = \frac{kY/m \sin(\omega t + \phi)}{[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\delta^2 \omega^2]^{1/2}}$  ;  $\phi = -\arctg \left( \frac{2\delta\omega}{\omega_0^2 - \omega^2} \right)$

$F_2(t) = \alpha\omega Y \cos \omega t \Rightarrow x_2(t) = \frac{\alpha\omega Y/m \cos(\omega t + \phi)}{[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\delta^2 \omega^2]^{1/2}}$  ,  $x_p(t) = x_1(t) + x_2(t)$

$x_p(t) = \frac{kY/m}{\sqrt{[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\delta^2 \omega^2]^{1/2}}} \sin(\omega t + \phi) + \frac{\alpha\omega Y/m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\delta^2 \omega^2}} \cos(\omega t + \phi)$  avec  $\phi = -\arctg \left( \frac{2\delta\omega}{\omega_0^2 - \omega^2} \right)$  (1 point)

$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}} = 20 \text{ rad/s}$ ,  $\frac{kY}{m} = 20$  ;  $\frac{\alpha\omega Y}{m} = 0,5$  ,  $[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\delta^2 \omega^2]^{1/2} = 375,13$ ,  $\phi = -\arctg(0,0266) \Rightarrow \phi \approx -0,0266$

$x_p(t) = 0,00133 \cos(5t - 0,0266) + 0,0533 \sin(5t - 0,0266)$  (1 point)

3.  $x_p(t) = \frac{kY/m}{[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\delta^2 \omega^2]^{1/2}} \sin(\omega t + \phi) + \frac{\alpha\omega Y/m}{[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\delta^2 \omega^2]^{1/2}} \cos(\omega t + \phi)$

$x_p(t) = X \cos(\omega t + \phi + \theta) = Y \frac{\left[ \left( \frac{k}{m} \right)^2 + \left( \frac{\alpha\omega}{m} \right)^2 \right]^{1/2}}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\delta^2 \omega^2} \cos(\omega t + \phi + \theta)$

(1 point)

A.N :  $\frac{X}{Y} = \frac{(400^2 + 100)^{1/2}}{375,13} = 1,066$

(1 point)

**Exercice n°3 (5 points) : Pendule double portant des masses différentes**

1. Energies cinétiques, potentielle et Lagrangien :

$T = \frac{1}{2} (2m) v_A^2 + \frac{1}{2} m v_B^2$  ;  $v_A^2 = \ell^2 \dot{\theta}_1^2$  ;  $v_B^2 = \ell^2 [\dot{\theta}_1^2 + \dot{\theta}_2^2 + 2\dot{\theta}_1 \dot{\theta}_2 \cos(\theta_2 - \theta_1)]$

$\Rightarrow T = \frac{1}{2} m \ell^2 [3\dot{\theta}_1^2 + \dot{\theta}_2^2 + 2\dot{\theta}_1 \dot{\theta}_2 \cos(\theta_2 - \theta_1)]$  ;  $V = -mg\ell(3 \cos \theta_1 + \cos \theta_2)$

$L = \frac{1}{2} m \ell^2 [3\dot{\theta}_1^2 + \dot{\theta}_2^2 + 2\dot{\theta}_1 \dot{\theta}_2 \cos(\theta_2 - \theta_1)] + mg\ell(3 \cos \theta_1 + \cos \theta_2)$

pour les petites oscillations :  $L = \frac{1}{2} m \ell^2 [3\dot{\theta}_1^2 + \dot{\theta}_2^2 + 2\dot{\theta}_1 \dot{\theta}_2] - \frac{mg\ell}{2} (3\theta_1^2 + \theta_2^2)$

$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}_i} - \frac{\partial L}{\partial \theta_i}$  donne  $\begin{cases} \frac{1}{2} m \ell^2 [6\ddot{\theta}_1 + 2\ddot{\theta}_2] + \frac{mg\ell}{2} (6\theta_1) = 0 \\ \frac{1}{2} m \ell^2 [2\ddot{\theta}_2 + 2\ddot{\theta}_1] + \frac{mg\ell}{2} (2\theta_2) = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} 3\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2 + 3\omega_0^2 \theta_1 = 0 \\ \ddot{\theta}_2 + \ddot{\theta}_1 + \omega_0^2 \theta_2 = 0 \end{cases}$  (2 points)

2. En supposant des solutions de la forme  $\theta_1(t) = \Theta_1 \cos \omega t + \varphi$  ;  $\theta_2(t) = \Theta_2 \cos \omega t + \varphi$

On obtient : 
$$\begin{cases} 3(\omega_0^2 - \omega^2)\Theta_1 - \omega^2\Theta_2 = 0 \\ -\omega^2\Theta_1 + (\omega_0^2 - \omega^2)\Theta_2 = 0 \end{cases}$$

Pour que le système admette des solutions  $\Theta_1$  et  $\Theta_2$  différentes de zéro, il faut que le déterminant des coefficients soit nul :

$$\begin{vmatrix} 3(\omega_0^2 - \omega^2) & -\omega^2 \\ -\omega^2 & (\omega_0^2 - \omega^2) \end{vmatrix} = 0 \Rightarrow 3(\omega_0^2 - \omega^2)^2 - \omega^4 = 0 \Rightarrow (\omega^2 - \sqrt{3}\omega_0^2 + \sqrt{3}\omega^2)(\omega^2 + \sqrt{3}\omega_0^2 - \sqrt{3}\omega^2) = 0$$

$$\Rightarrow [(1 + \sqrt{3})\omega^2 - \sqrt{3}\omega_0^2][(1 - \sqrt{3})\omega^2 + \sqrt{3}\omega_0^2] = 0 \Rightarrow \omega_1^2 = \frac{\sqrt{3}\omega_0^2}{1 + \sqrt{3}} ; \omega_2^2 = \frac{\sqrt{3}\omega_0^2}{\sqrt{3} - 1} \quad (2 \text{ points})$$

$$\Rightarrow \omega_1 = \omega_0 \sqrt{\frac{3 - \sqrt{3}}{2}} = 0,796\omega_0 \quad \text{et} \quad \omega_2 = \omega_0 \sqrt{\frac{3 + \sqrt{3}}{2}} = 1,538\omega_0$$

3. 
$$\frac{\Theta_2}{\Theta_1} = \frac{3(\omega_0^2 - \omega^2)}{\omega^2} = \frac{\omega^2}{\omega_0^2 - \omega^2} \quad (1 \text{ point})$$

$$\omega = \omega_1, \quad \frac{\Theta_2}{\Theta_1} = \frac{3(\omega_0^2)(1 - 0,796^2)}{0,796^2 \omega_0^2} = 1,732 ; \quad \omega = \omega_2, \quad \frac{\Theta_2}{\Theta_1} = \frac{3(\omega_0^2)[1 - 1,538^2]}{1,538^2 \omega_0^2} = -0,577$$

Dans le premier cas, les masses vibrent en phase, dans le deuxième, elles vibrent en opposition de phase.

**Solution de l'exercice n°4 (5 points) : Oscillations libres à deux degrés de liberté**

1-  $L = T - U$  ,  $T = T_M + T_m = \left[ \frac{1}{2} M \dot{x}_1^2 + \frac{1}{2} J_0 \dot{\theta}^2 \right] + \left[ \frac{1}{2} m \dot{x}_2^2 \right] = \frac{1}{2} \left( \frac{3M}{2} \right) \dot{x}_1^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}_2^2$

$$U = \frac{1}{2} k_1 [(R+a)\theta]^2 + \frac{1}{2} k_2 (x_2 - x_1)^2 = \frac{1}{2} k_1 \left( 1 + \frac{a}{R} \right)^2 x_1^2 + \frac{1}{2} k_2 (x_2 - x_1)^2 \quad \text{avec} \quad x_1 = R\theta$$

1 point

Dans le cas où:  $a = R$  ,  $m = \frac{M}{2}$  ,  $k_1 = 2k$  et  $k_2 = k$

$$L = \frac{1}{2} m (3\dot{x}_1^2 + \dot{x}_2^2) - \frac{1}{2} k (8x_1^2 + (x_2 - x_1)^2)$$

les équations du mouvement du système :

$$\begin{cases} \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_1} \right) - \frac{\partial L}{\partial x_1} = 0 \\ \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_2} \right) - \frac{\partial L}{\partial x_2} = 0 \end{cases} \quad \text{i.e.} \quad \begin{cases} 3m\ddot{x}_1 + 8kx_1 + k(x_1 - x_2) = 0 \\ m\ddot{x}_2 + k(x_2 - x_1) = 0 \end{cases} \quad \text{d'où} \quad \begin{cases} \ddot{x}_1 + 3\omega_0^2 x_1 - \frac{\omega_0^2}{3} x_2 = 0 \\ \ddot{x}_2 + \omega_0^2 x_2 - \omega_0^2 x_1 = 0 \end{cases} \quad \text{avec} \quad \omega_0^2 = \frac{k}{m}$$

1 point

2. En supposant des solutions harmoniques :  $x_1(t) = A \cos(\omega t + \varphi)$  et  $x_2(t) = B \cos(\omega t + \varphi)$ , alors

$$\begin{cases} (3\omega_0^2 - \omega^2)A - \frac{\omega_0^2}{3}B = 0 & (1) \\ -\omega_0^2 A + (\omega_0^2 - \omega^2)B = 0 & (2) \end{cases}$$

le système d'équations admet des solutions non triviales telles que  $A \neq 0$  et  $B \neq 0$

si le déterminant 
$$\begin{vmatrix} 3\omega_0^2 - \omega^2 & -\frac{\omega_0^2}{3} \\ -\omega_0^2 & (\omega_0^2 - \omega^2) \end{vmatrix} = 0$$
. D'où  $(3\omega_0^2 - \omega^2)(\omega_0^2 - \omega^2) - \frac{\omega_0^4}{3} = 0$

d'où 
$$\begin{cases} \omega_1 = \left[ \frac{2(\sqrt{3}-1)}{\sqrt{3}} \right]^{1/2} \omega_0 \approx 0,919\omega_0 \\ \omega_2 = \left[ \frac{2(\sqrt{3}+1)}{\sqrt{3}} \right]^{1/2} \omega_0 \approx 1,776\omega_0 \end{cases}$$

2 points

3. Les solutions générales : 
$$\begin{cases} x_1(t) = A_1 \cos(\omega_1 t + \varphi_1) + A_2 \cos(\omega_2 t + \varphi_2) \\ x_2(t) = B_1 \cos(\omega_1 t + \varphi_1) + B_2 \cos(\omega_2 t + \varphi_2) \end{cases}$$

1 point