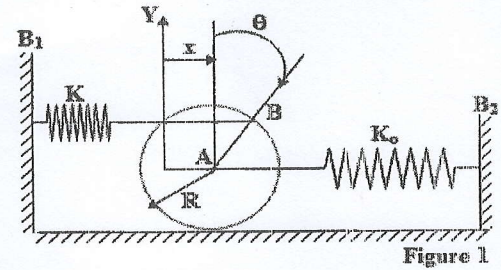


Exercice 1 (5 points) : Oscillations libre un degré de liberté

Un cylindre plein et homogène, de masse M et de rayon R , peut rouler sans glisser sur un plan horizontal. Ce cylindre est relié à un bâti fixe B_1 par ressort de raideur K au point B (figure 1). Un ressort de constante de raideur K_0 relie le point A de l'axe du cylindre à un bâti fixe B_2 . A l'équilibre, le point A se trouve à l'origine O du système de coordonnées, et le point B est à la verticale au-dessus du point A . On étudie les oscillations de faibles amplitudes du cylindre autour de sa position d'équilibre.

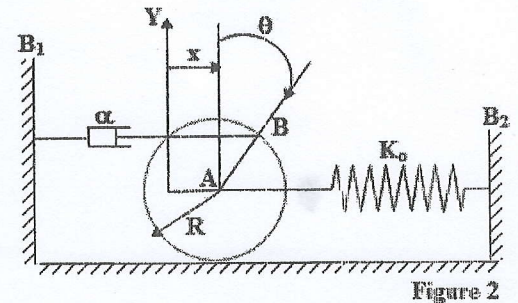


- 1- Etablir l'équation du mouvement du cylindre
- 2- Exprimer la période propre T_0 du mouvement de ce système en fonction de M , K et K_0 .
- 3- Déterminer l'expression $\theta(t)$ en tenant compte des conditions initiales : à $t = 0$ s, $\theta(0) = 5^\circ$ et $\dot{\theta}(0) = 0$ rad/s.

Exercice 2 (5 points) : Oscillations libre amorti à un degré de liberté

On remplace le ressort de raideur K par un amortisseur de coefficient d'amortissement visqueux α (figure 2).

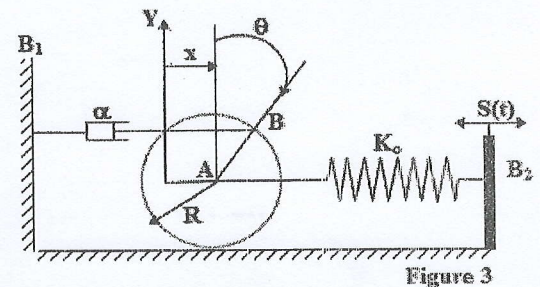
- 1- Etablir l'équation du mouvement en fonction de la coordonnée θ .
 - 2- On suppose qu'au bout de 4 pseudos périodes, l'amplitude initiale de vibrations est diminuée de 60%. Si la période des oscillations est égale 0,6 s, calculer le facteur d'amortissement α ,
 - 3- Calculer l'énergie dissipée du système pendant une période pour une solution approximative : $\theta(t) = \frac{\pi}{16} \cos(\omega_a t)$;
- On donne : $M = 2$ kg, $R = 10$ cm, $K_0 = 120$ N/m.



Exercice 3 (5 points) : Oscillations forcées à un degré de liberté

Le bâti B_2 est maintenant soumis à un mouvement horizontal sinusoïdal, son déplacement est donné par $S(t) = S_0 \cos \omega t$ (figure 3).

- 1- Etablir l'équation du mouvement.
- 2- Donner l'expression de l'amplitude des oscillations en fonction de ω .
- 3- Calculer l'amplitude S_0 sachant qu'à la résonance l'amplitude maximale de θ , vaut $\theta_{\max} = \frac{\pi}{10}$.

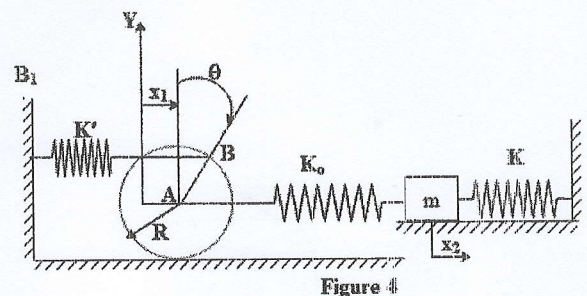


Exercice 4 (5 points) : Oscillations libres à deux degrés de liberté

Dans le système précédent, on remplace l'amortisseur par un ressort de constante de raideur K' et on insère entre le ressort K_0 et le bâti B_2 , un oscillateur constitué d'une masse m et d'un ressort de constante de raideur K , pour former un système à deux degrés de liberté (figure 4). Le mouvement de la masse m est repéré par la coordonnée x_2 . On posera $x_1 = R\theta$ et on choisira les conditions suivantes :

$$m = \frac{3}{2} M \text{ et } K = 4K'.$$

- 1- Etablir les équations du mouvement en fonction de x_1 et x_2 .
- 2- Calculer les pulsations propres de ce système en fonction de K , K_0 et m .
- 3- Donner les solutions générales $x_1(t)$ et $x_2(t)$.



Physique 3 (VOM)

Corrigé rattrapage du 13 Février 2020

2019-2020

Exercice 1

$$1- L = \frac{3}{4}MR^2\dot{\theta}^2 - \frac{1}{2}(4K + K_0)R^2\theta^2 \quad \frac{d}{dt}\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 \quad \ddot{\theta} + \frac{2}{3}\left(\frac{4K+K_0}{M}\right)\theta = 0$$

2 pt

$$2- \omega_0^2 = \left(\frac{4K+2K_0}{M}\right) \quad T_0 = 2\pi\sqrt{\left(\frac{3M}{8K+2K_0}\right)}$$

1 pt

$$3- \theta(t) = A \cos(\omega_0 t + \varphi) \quad \theta(0) = 43^\circ \text{ et } \dot{\theta}(0) = 0 \text{ rd.s}^{-1} \quad \begin{cases} A = 5^\circ = 0.087 \text{rd} \\ \varphi = 0 \end{cases}$$

2 pt

$$\theta(t) = 0.087 \cos(\omega_0 t)$$

Exercice 2

$$L = \frac{3}{4}MR^2\dot{\theta}^2 - \frac{1}{2}K_0R^2\theta^2 \quad \frac{d}{dt}\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} - \frac{\partial L}{\partial \theta} = -\frac{\partial D}{\partial \theta} \quad D = 2\alpha(R\dot{\theta})^2$$

$$\ddot{\theta} + \frac{8\alpha}{3M}\dot{\theta} + \frac{2K_0}{3M}\theta = 0 \quad \delta = \frac{4\alpha}{3M} \quad \omega_0^2 = \frac{2K_0}{3M}$$

$$2- D = \frac{1}{4}\ln\frac{100}{40} = 0.23 \quad \delta = \frac{D}{T_a} \quad \alpha = \frac{3M\delta}{4} = \frac{3M}{4}\frac{D}{T_a} = 0.57 \text{ N.s}^{-1}$$

1 pt

2pt

2pt

$$3- \Delta E = 2R\alpha\left(\frac{\pi}{16}\right)^2 \omega_a^2 \int_0^T \sin \omega_a t dt = 2R\alpha \frac{\pi^3}{16^2} \omega_a = 0.144 \text{ J}$$

Exercice 3

$$1- L = \frac{3}{4}MR^2\dot{\theta}^2 - \frac{1}{2}K_0R^2(R\theta - s(t))^2 \quad \frac{d}{dt}\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} - \frac{\partial L}{\partial \theta} = -\frac{\partial D}{\partial \theta}$$

2pt

$$\ddot{\theta} + \frac{8\alpha}{3M}\dot{\theta} + \frac{2K_0}{3M}\theta = \frac{2K_0S_0}{3MR} \cos \omega t$$

$$2- \theta_p(t) = A \cos(\omega t + \phi) \quad A(\omega) = \frac{\frac{2K_0S_0}{3MR}}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\delta^2\omega^2}} \quad \begin{cases} \phi(\omega) = -\frac{2\delta\omega}{\omega_0^2 - \omega^2} \\ \sin \phi(\omega) < 0 \end{cases}$$

1pt

$$3- \theta_{\max} = \frac{\frac{2K_0S_0}{3MR}}{2\delta\sqrt{\omega_0^2 + \delta^2}} \quad S_0 = \frac{3\pi MR\delta}{10 K_0} \sqrt{\omega_0^2 + \delta^2} \quad \omega_0 = 6.32 \frac{\text{rd}}{\text{s}}, \delta = 1.52 \text{s}^{-1}. S_0 \approx 10 \text{ cm}$$

2 pt

Exercice 4

$$1- L = \frac{3}{4}Mx_1^2 + \frac{1}{2}mx_2^2 - [2K'x_1^2 + \frac{1}{2}Kx_2^2 + \frac{1}{2}K_0(x_1 - x_2)^2]$$

$$\begin{cases} \frac{3}{2}M\ddot{x}_1 + 4K'x_1 + K_0(x_1 - x_2) = 0 \\ m\ddot{x}_2 + Kx_2 + K_0(x_2 - x_1) = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} m\ddot{x}_1 + Kx_1 + K_0(x_1 - x_2) = 0 \\ m\ddot{x}_2 + Kx_2 + K_0(x_2 - x_1) = 0 \end{cases}$$

2pt

$$2- \begin{bmatrix} -m\omega^2 + (K + K_0) & -K_0 \\ -K_0 & -m\omega^2 + (K + K_0) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

2pt

$$m\omega^4 - 2m(K + K_0)\omega^2 + 2KK_0 + K^2 = 0 \quad \omega_1^2 = \frac{K}{m} \quad \omega_2^2 = \frac{K}{m} + \frac{2K_0}{m}$$

$$3. \begin{cases} x_1(t) = A_{11} \cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_{12} \cos(\omega_2 t + \phi_2) \\ x_2(t) = A_{21} \cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_{22} \cos(\omega_2 t + \phi_2) \end{cases}$$

1pt