

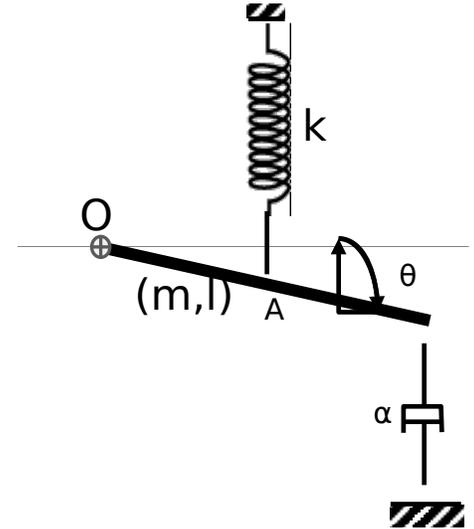
Epreuve finale (durée : 1h00)

Exercice 1 : (10 points)

Une barre de masse  $m$  de  $1\text{kg}$  et de longueur  $l$  peut pivoter autour de l'axe passant par son extrémité  $O$ . On s'arrange pour qu'à l'état initial, la barre soit horizontale.  $\theta$  est l'angle que fait cette barre par rapport à l'axe horizontal passant par  $O$ .

Partie 1 : Oscillation amortie à 1DDL

- Déterminer l'équation de mouvement et donner les expressions de la pulsation propre  $\omega_0$  et le facteur d'amortissement  $\delta$ .
- La barre écartée de sa position d'équilibre puis relâchée, effectue 5 oscillations en 2s et que l'amplitude de  $\theta(t)$  diminue de moitié après ces 5 oscillations. A partir de ces deux observations, déterminer les valeurs des constantes  $k$  et  $\alpha$ .



Partie 2 : Oscillation forcée à 1DDL

- On applique une force sinusoïdale au point  $A$  qui agit verticalement à la barre, trouver, dans ce cas, l'équation de mouvement qui gère le déplacement angulaire  $\theta(t)$ .

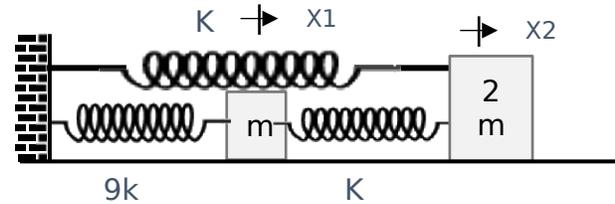
On donne l'équation de Lagrange : 
$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \left( \frac{\partial L}{\partial \theta} \right) = - \left( \frac{\partial D}{\partial \dot{\theta}} \right) + F \frac{l}{2}$$

- Donner la solution  $\theta(t)$  en régime permanent en spécifiant les différentes constantes intervenantes dans son expression

Exercice 2 : (10 points)

Deux masses  $m_1$  et  $m_2$  sont reliées par un ressort de raideur  $k$ . Une des masses est relié à un bâti fixe à l'aide d'un ressort de raideur  $9k$  et l'autre par un ressort de raideur  $k$ . L'ensemble peut se déplacer horizontalement sans frottement.

Les déplacements par rapport aux positions d'équilibre des deux masses sont notés  $x_1(t)$  et  $x_2(t)$ .



Partie 1 : Oscillation libre non amortie à 2DDL

- Etablir les équations différentielles de mouvement qui régissent les positions  $x_1(t)$  et  $x_2(t)$ .
- Trouver les deux pulsations propres  $\omega_1$  et  $\omega_2$  du système en fonction de  $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$  et donner les solutions  $x_1(t)$  et  $x_2(t)$ . Sachant, que les rapports d'amplitude sont :  $\mu_1 = 9$  et  $\mu_2 = -0.05$

Partie 2 : Oscillation forcée à 2DDL

- Une force sinusoïdale  $F = F_0 \sin \omega t$  est appliquée sur la masse 2 qui agit horizontalement pour faire osciller le système. Ecrire les équations de mouvement pour  $x_1(t)$  et  $x_2(t)$ .
- Trouver les expressions générales de  $x_1(t)$  et  $x_2(t)$  en régime permanent (utiliser la forme complexe)

SOLUTION

Exercice 1 :

- C'est un oscillateur amorti à 1 DDL donc : (1,5)

- Energie cinétique :  $E_c = \frac{1}{2} J_o \dot{\theta}^2 = \frac{1}{2} \left( \frac{ml^2}{3} \right) \dot{\theta}^2$   $J_o =$  moment d'inertie de la barre/ extrémité O
- Energie potentielle : La gravité est compensée par l'élongation initiale du ressort.

$$\text{L'élastique : } E_e = \frac{1}{2} k \left( \frac{l}{2} \theta \right)^2 = \frac{1}{8} k l^2 \theta^2 \text{ ressort connecté au milieu}$$

- La fonction de Lagrange  $L = \frac{1}{2} \left( \frac{ml^2}{3} \right) \dot{\theta}^2 - \frac{1}{8} k l^2 \theta^2$

- La fonction de dissipation  $D = \frac{1}{2} \alpha \dot{\theta}$

- C' est système libre amorti :  $\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{q}} \right) - \left( \frac{\partial L}{\partial q} \right) = - \left( \frac{\partial D}{\partial \dot{q}} \right)$

$$\frac{ml^2}{3} \ddot{\theta} + \alpha l^2 \dot{\theta} + \frac{1}{4} k l^2 \theta = 0 \rightarrow \ddot{\theta} + \frac{3\alpha}{m} \dot{\theta} + \frac{3k}{4m} \theta = 0 \text{ avec } \omega_0 = \sqrt{\frac{3k}{4m}} \text{ et } \delta = \frac{3\alpha}{2m}$$

## 2. Détermination de $\alpha$ et de $k$

$$\text{durée de 5 oscillations} = 2 \text{ s donc } T_a = \frac{2}{5} = 0.2 \text{ s}$$

$$\text{amplitude résuite de 50\%} \rightarrow D = \frac{1}{5} \ln \left( \frac{100\%}{100\% - 50\%} \right) = 0.2 \ln(2) = 0.13$$

$$\delta = \frac{D}{T_a} = \ln(2) = 0.69 \text{ s}^{-1} \text{ comme } \frac{3\alpha}{2m} = \delta \rightarrow \alpha = \frac{2m\delta}{3} = 0.46 \text{ kg} \cdot \text{s} \cdot \text{m}^{-1}$$

$$\text{d' autre part } \omega_a = \frac{2\pi}{T_a} = 10\pi \rightarrow \omega_a = \sqrt{\omega_0^2 - \delta^2} \rightarrow \omega_0 = \sqrt{\omega_a^2 + \delta^2} = 31.4 \text{ rad} \cdot \text{s}^{-1}$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{3k}{4m}} \rightarrow k = \frac{4m\omega_0^2}{3} = 119.7 \text{ kg} \cdot \text{s}^{-1}$$

## 3. L'équation de mouvement : on peut reprendre l'

$$\frac{ml^2}{3} \ddot{\theta} + \alpha l^2 \dot{\theta} + \frac{1}{4} k l^2 \theta = \frac{l}{2} F_0 \sin(\omega t + \Phi)$$

$$\ddot{\theta} + \frac{3\alpha}{m} \dot{\theta} + \frac{3k}{4m} \theta = \frac{F_0}{2l} \sin(\omega t + \Phi)$$

## 4. En régime permanent :

$$\theta(t) = \Theta \sin(\omega t + \Phi)$$

$$\text{avec } \Theta = \frac{F_0/2l}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\delta^2\omega^2}} \text{ et } \Phi = \text{atan} \left( \frac{-2\delta\omega}{\omega_0^2 - \omega^2} \right)$$

## Exercice 2 :

### 1. Les équations de mouvement

$$L = \frac{1}{2} m \dot{x}_1^2 + m \dot{x}_2^2 - \frac{1}{2} (9k) x_1^2 - \frac{1}{2} k (x_1 - x_2)^2 + \frac{1}{2} k x_2^2$$

$$\begin{cases} \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_1} \right) - \left( \frac{\partial L}{\partial x_1} \right) = 0 \\ \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_2} \right) - \left( \frac{\partial L}{\partial x_2} \right) = 0 \end{cases} \rightarrow \begin{cases} m\ddot{x}_1 + 10kx_1 - kx_2 = 0 \\ 2m\ddot{x}_2 + 2kx_2 - kx_1 = 0 \end{cases}$$

2. On cherche des solutions du type sinusoïdal :  $\begin{cases} x_1 = A \cos(\omega t + \phi_1) \rightarrow x_1 = -\omega^2 x_1 \\ x_2 = B \cos(\omega t + \phi_2) \rightarrow x_2 = -\omega^2 x_2 \end{cases}$

Les équations de mouvement deviennent :

$$\begin{cases} (10k - m\omega^2)x_1 - kx_2 = 0 \\ 2(k - m\omega^2)x_1 - kx_2 = 0 \end{cases} \rightarrow \begin{cases} (10\omega_0^2 - m\omega^2)x_1 - \omega_0^2 x_2 = 0 \\ 2(\omega_0^2 - m\omega^2)x_1 - \omega_0^2 x_2 = 0 \end{cases} \equiv \begin{cases} (10\omega_0^2 - \omega^2)x_1 - \omega_0^2 x_2 = 0 \\ -\omega_0^2 x_1 + 2(\omega_0^2 - \omega^2)x_2 = 0 \end{cases} \quad (I)$$

- Les pulsations propres : Ce système homogène qui n'a de solutions non nulles que si le déterminant est nul.

$$(10\omega_0^2 - \omega^2)(2\omega_0^2 - 2\omega^2) - (-\omega_0^2)(-\omega_0^2) = 0$$

$$2\omega^4 - 22\omega_0^2\omega^2 + 19\omega_0^4 = 0 \rightarrow \Omega = \omega^2 \rightarrow \Omega^2 - 3\omega_0^2\Omega + \omega_0^4 = 0$$

$$\text{Qui a pour solution } \Omega_{1,2} = 0.5(11 \pm \sqrt{83})\omega_0^2 \text{ d'ou } \omega_{1,2} = \sqrt{0.5(11 \pm \sqrt{83})}\omega_0$$

$$\omega_1 = 0.972\omega_0 \text{ et } \omega_2 = 3.171\omega_0$$

Toute solution doit être en fonction des modes propres  $\cos(\omega_1 t + \phi_1)$  et  $\cos(\omega_2 t + \phi_1)$ .

- Les solutions générales s'écrivent donc grâce au principe de superposition comme suit :

$$x_1 = A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2)$$

$$x_2 = B_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + B_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2)$$

$$\mu_1 = \frac{B_1}{A_1} \text{ et } \mu_2 = \frac{B_2}{A_2}$$

$$\begin{aligned} x_1 &= A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \rightarrow x_1 = A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \\ x_2 &= \mu_1 A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + \mu_2 A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \rightarrow x_2 = 9 A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) - 0.05 A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \end{aligned}$$

3. On peut reprendre les équations de mouvement :

$$\begin{cases} \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_1} \right) - \left( \frac{\partial L}{\partial x_1} \right) = 0 \\ \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_2} \right) - \left( \frac{\partial L}{\partial x_2} \right) = 0 \end{cases} \rightarrow \begin{cases} m\ddot{x}_1 + 10kx_1 - kx_2 = 0 \\ 2m\ddot{x}_2 + 2kx_2 - kx_1 = F_0 \sin \omega t \end{cases}$$

4. Les solutions en régime permanent :

$$\begin{aligned} x_1 &= A_1 \cos(\omega t + \phi_1) \rightarrow \bar{A}_1 e^{i\omega t} \text{ avec } \bar{A}_1 = A_1 e^{i\phi_1} \\ x_2 &= A_2 \cos(\omega t + \phi_2) \rightarrow \bar{A}_2 e^{i\omega t} \text{ avec } \bar{A}_2 = A_2 e^{i\phi_2} \text{ et } F = F_0 \sin \omega t \rightarrow -iF_0 e^{i\omega t} \end{aligned}$$

Après remplacement et simplification des  $e^{i\omega t}$  on obtient :

$$\begin{cases} -\omega^2 m \bar{A}_1 + 10k \bar{A}_1 - k \bar{A}_2 = 0 & \rightarrow & (10k - \omega^2 m) \bar{A}_1 - k \bar{A}_2 = 0 \\ 2m \bar{A}_2 + 2k \bar{A}_2 - k \bar{A}_1 = -iF_0 & & -k \bar{A}_1 + (2k - 2m\omega^2) \bar{A}_2 = -iF_0 \end{cases}$$

On utilise la méthode de Cramer pour résoudre ce système d'équations algébrique :

$$\bar{A}_1 = \frac{\begin{vmatrix} 0 & -k \\ -iF_0 & 2k - 2m\omega^2 \end{vmatrix}}{\begin{vmatrix} 10k - \omega^2 m & -k \\ -k & 2k - 2m\omega^2 \end{vmatrix}} \text{ et } \bar{A}_2 = \frac{\begin{vmatrix} 10k - \omega^2 m & 0 \\ 0 - k & -iF_0 \end{vmatrix}}{\begin{vmatrix} 10k - \omega^2 m & -k \\ -k & 2k - 2m\omega^2 \end{vmatrix}}$$