



Niveau L2: 2^{ème} année/ELM-ELT

Module : Ondes et vibrations

Série N°01 :

Exercice 01 :

Calculer l'amplitude A et la phase ϕ pour les sommes suivantes :

- $3.2 \times \sin(\omega t) + \cos(\omega t)$
- $3 \sin(\omega t) + 4 \cos(\omega t)$
- $11.5 \times \sin\left(\omega t + \frac{\pi}{6}\right) - 8 \cos\left(\omega t - \frac{\pi}{3}\right)$

Exercice 02 :

Déterminer l'amplitude A et la phase ϕ du mouvement vibratoire G résultant de la composition de quatre (4) mouvements vibratoires de même pulsation ω .

$$G = A_0[\cos(\omega t) + \cos(\omega t + \varphi) + \cos(\omega t + 2\varphi) + \cos(\omega t + 3\varphi)]$$

Exercice 03 :

Soit les trois mouvements sinusoïdaux suivants ayant la même pulsation Ω :

$$X_1(t) = a_1 \cos(\Omega t + \Phi_1) \quad , \quad X_2(t) = a_2 \cos(\Omega t + \Phi_2) \quad , \quad X_3(t) = a_3 \cos(\Omega t + \Phi_3).$$

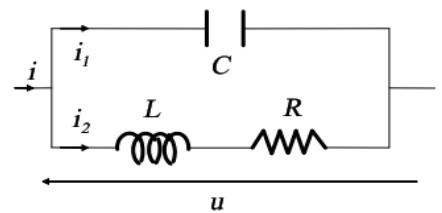
- En utilisant la représentation complexe montrer que la superposition $X_1(t) + X_2(t) + X_3(t)$ est de la forme $A \cos(\Omega t + \Phi)$.
- Déduire l'amplitude A et la phase Φ de la superposition.
- Application:* Trouver la superposition des mouvements suivants:

$$X_1(t) = 3 \cos \Omega t \quad , \quad X_2(t) = 4 \sin \Omega t \quad , \quad X_3(t) = 2 \cos(\Omega t + 30^\circ).$$

Exercice 04 :

Soit le circuit ci-contre dans lequel $i(t) = I_0 \cos \omega t$.

- Trouver les courants complexes \underline{i}_1 et \underline{i}_2 en fonction de \underline{u} .
- Déduire l'impédance complexe $\underline{Z} = \underline{u}/\underline{i}$ du circuit.
- Trouver la relation entre L , C , ω pour que le module de l'impédance complexe \underline{Z} soit indépendant de R .
- Trouver dans ce cas la valeur de R pour laquelle \underline{Z} devient réelle.



Solution 01 :

$$a) \quad 3.2 \times \sin(\omega t) + \cos(\omega t) = A \cos(\omega t + \varphi)$$

$$= A \cos(\omega t) \cos(\varphi) - A \sin(\omega t) \sin(\varphi)$$

$$(1) \quad \dots \dots \dots \begin{cases} A \cos(\varphi) = 1 \\ -A \sin(\varphi) = 3.2 \end{cases} \Rightarrow \tan(\varphi) = -3.2 \Rightarrow \varphi = -72.64^\circ$$

$$(2) \quad \dots \dots \dots \begin{cases} A \cos(\varphi) = 1 \\ -A \sin(\varphi) = 3.2 \end{cases} \Rightarrow \tan(\varphi) = -3.2 \Rightarrow \varphi = -72.64^\circ$$

Si on élève au carré l'expression (1) et (2) et après sommation on obtient :

$$A^2 = (3.2)^2 + 1^2$$

$$A = \sqrt{(3.2)^2 + 1} \Rightarrow A = 3.35$$

$$b) \quad 3 \sin(\omega t) + 4 \cos(\omega t) = A \cos(\omega t + \varphi)$$

$$= A \cos(\omega t) \cos(\varphi) - A \sin(\omega t) \sin(\varphi)$$

$$\begin{cases} A \cos(\varphi) = 4 \\ -A \sin(\varphi) = 3 \end{cases} \Rightarrow \tan(\varphi) = -\frac{3}{4} \Rightarrow \varphi = -36.86^\circ$$

$$A = \sqrt{3^2 + 4^2} \Rightarrow A = 5$$

Solution 02 :

$$G = A_0 [\cos(\omega t) + \cos(\omega t + \varphi) + \cos(\omega t + 2\varphi) + \cos(\omega t + 3\varphi)] = A \cos(\omega t + \Phi)$$

$$A e^{j(\omega t + \Phi)} = A_0 [e^{j\omega t} + e^{j(\omega t + \varphi)} + e^{j(\omega t + 2\varphi)} + e^{j(\omega t + 3\varphi)}]$$

$$A e^{j\Phi} = A_0 [1 + e^{j\varphi} + e^{j(2\varphi)} + e^{j(3\varphi)}]$$

$$A e^{j\Phi} = A_0 e^{j\frac{3\varphi}{2}} \left[e^{-j\frac{3\varphi}{2}} + e^{-j\frac{\varphi}{2}} + e^{j\frac{\varphi}{2}} + e^{j\frac{3\varphi}{2}} \right]$$

$$A e^{j\Phi} = A_0 e^{j\frac{3\varphi}{2}} \left[2 \cos\left(\frac{3\varphi}{2}\right) + 2 \cos\left(\frac{\varphi}{2}\right) \right]$$

$$A e^{j\Phi} = 2A_0 \left[\cos\left(\frac{3\varphi}{2}\right) + \cos\left(\frac{\varphi}{2}\right) \right] e^{j\frac{3\varphi}{2}}$$

Par analogie on obtient :

$$\begin{cases} A = 2A_0 \left[\cos\left(\frac{3\varphi}{2}\right) + \cos\left(\frac{\varphi}{2}\right) \right] \\ \Phi = \frac{3\varphi}{2} \end{cases}$$

Solution 03 :

1. La superposition est: $X_1(t) + X_2(t) + X_3(t)$. Pour trouver la pulsation de ce mouvement, utilisons la représentation complexe:

$$X_1(t) = a_1 \cos(\Omega t + \Phi_1) \longrightarrow \underline{X}_1(t) = a_1 e^{j(\Omega t + \Phi_1)}.$$

$$X_2(t) = a_2 \cos(\Omega t + \Phi_2) \longrightarrow \underline{X}_2(t) = a_2 e^{j(\Omega t + \Phi_2)}.$$

$$X_3(t) = a_3 \cos(\Omega t + \Phi_3) \longrightarrow \underline{X}_3(t) = a_3 e^{j(\Omega t + \Phi_3)}.$$

$$\underline{X}_1(t) + \underline{X}_2(t) + \underline{X}_3(t) = a_1 e^{j(\Omega t + \Phi_1)} + a_2 e^{j(\Omega t + \Phi_2)} + a_3 e^{j(\Omega t + \Phi_3)} = (a_1 e^{j\Phi_1} + a_2 e^{j\Phi_2} + a_3 e^{j\Phi_3}) e^{j\Omega t}.$$

Puisque $a_1 e^{j\Phi_1} + a_2 e^{j\Phi_2} + a_3 e^{j\Phi_3}$ est un nombre complexe constant, il est de la forme $A e^{j\Phi}$.

$$\text{Donc, } \underline{X}_1(t) + \underline{X}_2(t) + \underline{X}_3(t) = A e^{j\Phi} e^{j\Omega t} = A e^{j(\Omega t + \Phi)}.$$

En revenant à la représentation réelle:

$$\underline{X}_1(t) + \underline{X}_2(t) + \underline{X}_3(t) = A e^{j(\Omega t + \Phi)} \longrightarrow X_1(t) + X_2(t) + X_3(t) = A \cos(\Omega t + \Phi).$$

La pulsation du mouvement résultant est Ω .



2. L'amplitude A est le module du nombre complexe:

$$A = |\underline{X}_1(t) + \underline{X}_2(t) + \underline{X}_3(t)| = \sqrt{(a_1 e^{j\Phi_1} + a_2 e^{j\Phi_2} + a_3 e^{j\Phi_3})(a_1 e^{-j\Phi_1} + a_2 e^{-j\Phi_2} + a_3 e^{-j\Phi_3})}$$

$$= \sqrt{a_1^2 + a_2^2 + a_3^2 + 2a_1 a_2 \cos(\Phi_1 - \Phi_2) + 2a_1 a_3 \cos(\Phi_1 - \Phi_3) + 2a_2 a_3 \cos(\Phi_2 - \Phi_3)}.$$

Puisque

$$\underline{X}_1(t) + \underline{X}_2(t) + \underline{X}_3(t) = a_1 \cos \Phi_1 + a_2 \cos \Phi_2 + a_3 \cos \Phi_3 + j(a_1 \sin \Phi_1 + a_2 \sin \Phi_2 + a_3 \sin \Phi_3),$$

la phase Φ du mouvement est donnée par:

$$\tan \Phi = \frac{\text{Im}[\underline{X}_1(t) + \underline{X}_2(t) + \underline{X}_3(t)]}{\text{Re}[\underline{X}_1(t) + \underline{X}_2(t) + \underline{X}_3(t)]} = \frac{a_1 \sin \Phi_1 + a_2 \sin \Phi_2 + a_3 \sin \Phi_3}{a_1 \cos \Phi_1 + a_2 \cos \Phi_2 + a_3 \cos \Phi_3}.$$

3. Application:

$$\underline{X}_1(t) + \underline{X}_2(t) + \underline{X}_3(t) = 3 \cos \Omega t + 4 \cos(\Omega t - 90^\circ) + 2 \cos(\Omega t + 30^\circ) = A \cos(\Omega t + \Phi).$$

D'après la question (2) $A = \sqrt{9 + 16 + 4 + 24 \cos(90^\circ) + 12 \cos(30^\circ) + 16 \cos(120^\circ)} \approx 5,6$.

$$\tan \Phi = \frac{3 \sin 0 + 4 \sin(-90^\circ) + 2 \sin 30^\circ}{3 \cos 0 + 4 \cos(-90^\circ) + 2 \cos 30^\circ} = -0,63 \implies \Phi \approx -32,2^\circ.$$

Solution 04 :

1. Utilisons la représentation complexe suivante:

$$i(t) = I_0 \cos \omega t \longrightarrow \underline{i}(t) = I_0 e^{j\omega t},$$

$$i_1(t) = I_1 \cos(\omega t + \phi_1) \longrightarrow \underline{i}_1(t) = I_1 e^{j(\omega t + \phi_1)} = \underline{I}_1 e^{j\omega t},$$

$$i_2(t) = I_2 \cos(\omega t + \phi_2) \longrightarrow \underline{i}_2(t) = I_2 e^{j(\omega t + \phi_2)} = \underline{I}_2 e^{j\omega t}.$$

$$\text{Nous avons: } \begin{cases} \underline{u} = \underline{u}_C \\ \underline{u} = \underline{u}_L + \underline{u}_R \end{cases} \implies \begin{cases} \underline{u} = \frac{1}{C} \int \underline{i}_1 dt = \frac{1}{jC\omega} \underline{i}_1 \\ \underline{u} = L \frac{d\underline{i}_2}{dt} + R \underline{i}_2 = (jL\omega + R) \underline{i}_2 \end{cases} \implies \begin{cases} \underline{i}_1 = jC\omega \underline{u} \\ \underline{i}_2 = \frac{\underline{u}}{jL\omega + R} \end{cases}$$

2. L'impédance complexe du circuit est donc

$$\underline{Z} = \frac{\underline{u}}{\underline{i}} = \frac{\underline{u}}{\underline{i}_1 + \underline{i}_2} = \frac{\underline{u}}{jC\omega \underline{u} + \frac{\underline{u}}{jL\omega + R}} = \frac{1}{jC\omega + \frac{1}{jL\omega + R}} = \frac{R + jL\omega}{1 - LC\omega^2 + jRC\omega}.$$

$$\text{Son module est } |\underline{Z}| = \frac{\sqrt{R^2 + L^2\omega^2}}{\sqrt{(1 - LC\omega^2)^2 + R^2 C^2 \omega^2}}.$$



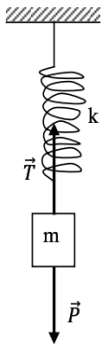
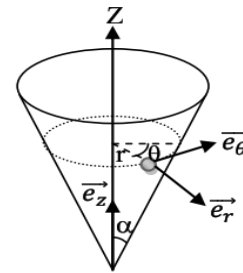
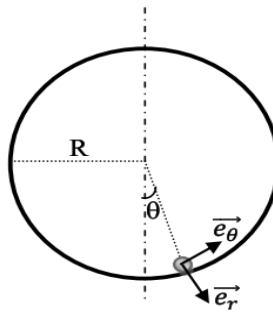
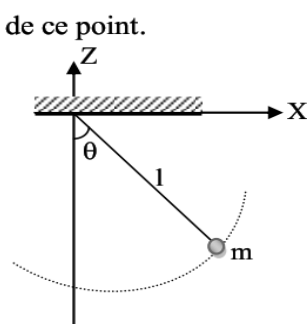
Niveau L2: 2^{ème} année/ELM-ELT

Module : Ondes et vibrations

Série N°02

Exercice 01 :

- 1- Quel est le nombre de degré de liberté du point matériel dans chaque système .
- 2- Quelles sont les coordonnées généralisées que l'on peut utiliser pour définir le mouvement de ce point.

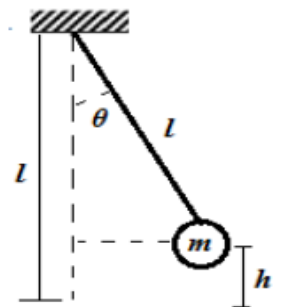


Exercice 02 :

Soit le système mécanique de la figure I-4, constitué d'une masse m et un ressort de raideur équivalente k . Trouver l'équation différentielle du mouvement par la méthode de Newton et la méthode de Lagrange.

Exercice 03:

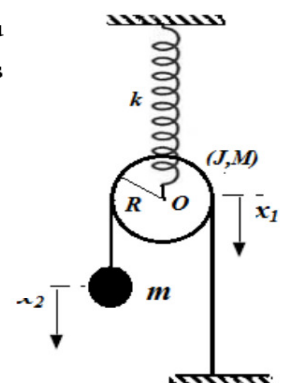
Soit le pendule de la figure ci-contre ; calculer la pulsation des petites pulsations à l'aide du formalisme de Lagrange :



Exercice 04:

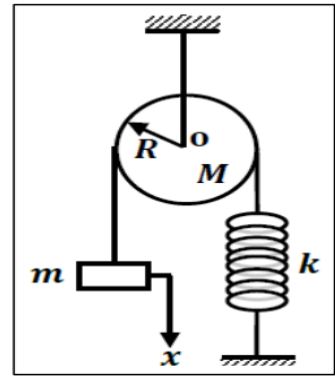
Une poulie de masse M , de moment d'inertie J , et de rayon R , suspendue au point O par un ressort de raideur k . Le fil inextensible glisse sur la poulie sans frottement relié par une masse m (voir figure 1.13.)

- Déterminer le nombre de degré de liberté
- Etablir l'énergie cinétique et l'énergie potentielle
- En déduire le Lagrangien du système
- Etablir l'équation différentielle du système par le principe de Lagrange



Exercice 05:

Dans la figure ci-contre, M et R représentent respectivement la masse et le rayon d'une poulie homogène de moment d'inertie $J_O = \frac{1}{2}MR^2$. A la poulie sont fixés un ressort de raideur k et un corps de masse m par un fil non élastique de masse négligeable. On néglige aussi la masse du ressort et le frottement autour de l'axe de la poulie. Si x est le déplacement vertical de la masse m . Trouvez l'équation du mouvement et la pulsation propre du système.

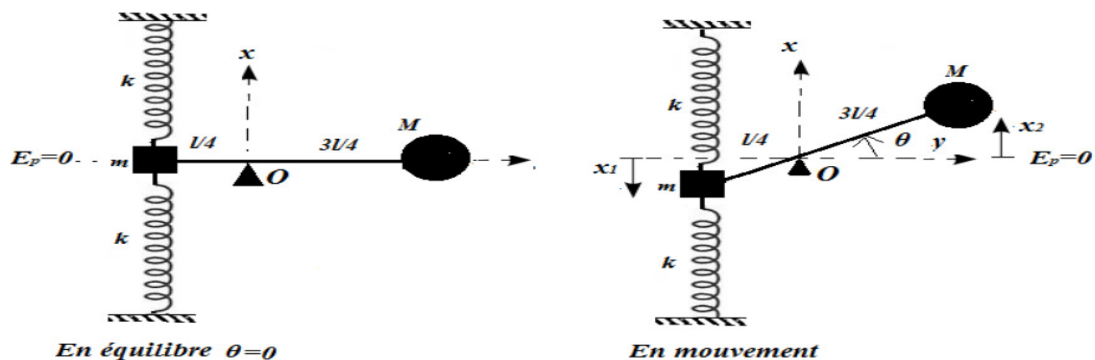


Exercice 06:

Le **fléau** est un instrument agricole utilise pour le battage des céréales. On modélise le système par une tige métallique de masse négligeable, de longueur l portant deux masses m et M , tournant sans frottement autour de son axe au point fixe O comme le montre la figure 14.2. A l'équilibre la barre est horizontale.

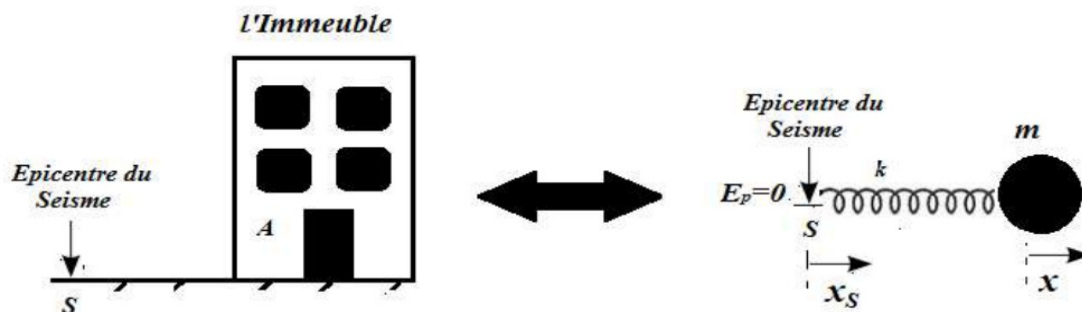
Déterminer dans le cas des petites oscillations:

- Le Lagrangien du système
- L'équation différentielle du mouvement,
- La pulsation propre et la période propre.



Exercice 07:

Soit un immeuble A modélisé par le système physique représenté par une masse m et un ressort de raideur k subit à un mouvement sismique sinusoïdal d'amplitude A de la forme $x_s = A \cos \omega t$ représenté dans la figure 9.4 comme suit:



- Déterminer l'énergie cinétique et l'énergie potentielle du système.
- En déduire le Lagrangien du système.
- Etablir l'équation différentielle du système
- Quelle est dans ce cas la réponse du système. Justifier le résultat.

Solution 1 :

Le système (a) :

1- Le point m est défini par :

$$\begin{cases} x = l \sin \theta \\ z = l \cos \theta \end{cases} \Rightarrow N=2$$

Le nombre de liaisons entre les coordonnées :

$$x^2 + z^2 = l^2 \Rightarrow l = \sqrt{x^2 + z^2} = C^{te} \Rightarrow R=1$$

2- La coordonnée généralisée qui définit le système est : θ

Le système (b) :

1- Le point M est défini par : $\overrightarrow{OM} = x\overrightarrow{e_x} + y\overrightarrow{e_y}$

$$\overrightarrow{e_r} = R \cos \theta \overrightarrow{e_x} - R \sin \theta \overrightarrow{e_y}$$

$$\overrightarrow{e_\theta} = R \sin \theta \overrightarrow{e_x} + R \cos \theta \overrightarrow{e_y}$$

Et par conséquent :

$$\begin{cases} x = r \sin \theta \\ y = r \cos \theta \end{cases} \Rightarrow N=2$$

Le nombre de liaisons entre les coordonnées :

$$x^2 + z^2 = r^2 \Rightarrow r = \sqrt{x^2 + z^2} = C^{te} \Rightarrow R=1$$

Et le nombre de degré de liberté est : $d=2-1=1$

Le système (c) :

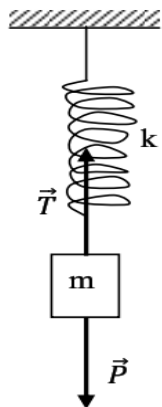
1- Le point M est défini par :

$$\begin{cases} x = r \sin \theta \\ y = r \cos \theta \end{cases} \Rightarrow N=2$$

Le nombre de liaisons entre les coordonnées :

$$x^2 + z^2 = r^2 \Rightarrow r = \sqrt{x^2 + z^2} = C^{te} \Rightarrow R=1$$

Et le nombre de degré de liberté est : $d=2-1=1$

Solution 2:**a- Méthode de Newton**

$$\text{à l'équilibre : } \sum \vec{F} = \vec{P} + \vec{T} = \vec{0}$$

\vec{T} : la force de rappel du ressort

\vec{P} : le poids de la masse m

la masse m est libre

$$\text{Au mouvement : } \sum \vec{F} = m\vec{\gamma}$$

$$F = m \frac{d^2 x}{dt^2} = m\ddot{x} \Rightarrow m\ddot{x} = mg - k(x + x_0)$$

En appliquant la condition d'équilibre, l'équation devienne :

$$m\ddot{x} + kx = 0 \Rightarrow \ddot{x} + \omega_0^2 x = 0$$

Avec : ω_0 est la pulsation libre est égale : $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$

b- Méthode de Lagrange

L'équation de Lagrange est :

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) - \frac{\partial L}{\partial x} = 0$$

Le lagrangien est donné par : $L = E_c - E_p$

$$E_c = \frac{1}{2} m \dot{x}^2$$

$$E_p = \frac{1}{2} k x^2$$

Et

$$L = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 - \frac{1}{2} k x^2$$

En utilisant l'équation de Lagrange :

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = m \dot{x} \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) = m \ddot{x}$$

$$\frac{\partial L}{\partial x} = -kx$$

L'équation différentielle de mouvement est comme suit :

$$m \ddot{x} + kx = 0 \Rightarrow \ddot{x} + \omega_0^2 x = 0$$

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

solution 3:

$$L = T - U$$

$$T = \frac{1}{2} I_D \dot{\theta}^2 = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2$$

$$U_{mas} = +mgh = +mg(l - l \cos \theta) = +mgl(1 - \cos \theta)$$

Dans le cas des petites pulsations :

$$\begin{cases} \sin \theta \approx \theta \\ \cos \theta \approx 1 - \frac{\theta^2}{2} \end{cases} \Rightarrow 1 - \cos \theta = \frac{\theta^2}{2}$$

$$U_{mas} = +mgl \frac{\theta^2}{2}$$

$$L = T - U = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2 - mgl \frac{\theta^2}{2}$$

$$\text{Formule de Lagrange : } \frac{\partial}{\partial t} \left[\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right] - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 \text{ avec : } \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = m l^2 \dot{\theta} \quad ; \quad \frac{\partial L}{\partial \theta} = -mgl\theta$$

$$\frac{\partial}{\partial t} [m l^2 \dot{\theta}] + mgl\theta = 0 \Rightarrow m l^2 \ddot{\theta} + mgl\theta = 0$$

$$\ddot{\theta} + \frac{g}{l} \theta = 0 \Rightarrow \omega = \sqrt{\frac{g}{l}}$$

Solution 4 :

La figure 1.13-a représente l'état d'équilibre du système et la figure 1.14-b représente l'état du système en mouvement.

Les paramètres, (X_{01}, X_{02}) et (X_1, X_2) représentent respectivement les positions des masses M et m en état d'équilibre et en mouvement.

- Le nombre de degré de liberté :

La longueur du fil l est la même en mouvement et en équilibre tel que :

En équilibre :

$$l = D - X_{01} + \pi R + (X_{02} - X_{01})$$

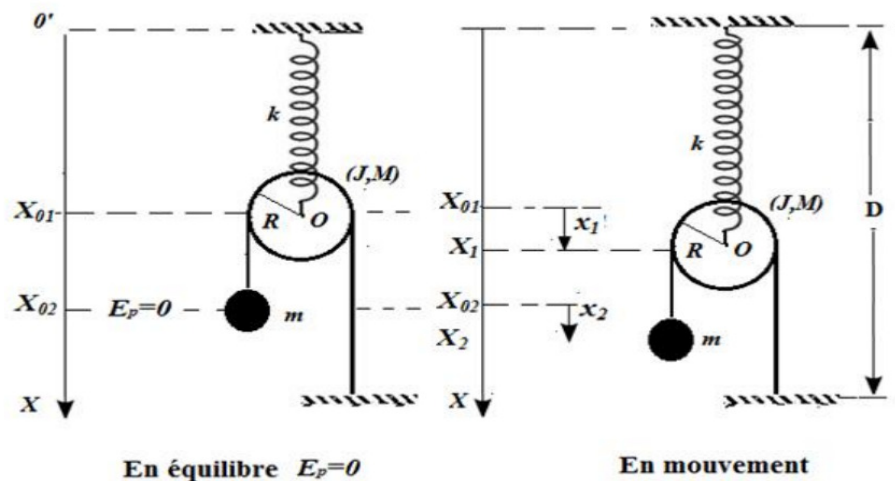
En mouvement :

$$l = D - X_1 + \pi R + (X_2 - X_1)$$

Après l'égalité des deux équations, on obtient :

$$x_2 = 2x_1 \Rightarrow x_1, x_2 \text{ sont dépendants}$$

Le nombre de degré de liberté est alors égal à 1 qui est représenté par x_1 .



- Pour l'énergie potentielle:

$$E_p = \frac{1}{2} k x_1^2$$

- Le Lagrangien s'écrit alors :

$$L = E_c - E_p = \frac{1}{2} \left(M + 2m + \frac{J}{R^2} \right) \dot{x}_1^2 - \frac{1}{2} k x_1^2$$

- L'équation différentielle s'exprime comme suit:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}_1} \right) - \frac{\partial L}{\partial x_1} = 0 \Rightarrow \ddot{x}_1 + \left(\frac{k}{M + 4m + \frac{J}{R^2}} \right) x_1 = 0$$

D'où l'équation du mouvement s'écrit :

$$\ddot{x}_1 + \left(\frac{k}{M + 4m + \frac{J}{R^2}} \right) x_1 = 0 \Rightarrow \ddot{x}_1 + \omega_0^2 x_1 = 0$$

Solution 5 :

- Le Lagrangien :

On a les déplacements infinitésimaux comme suit :

$$x_1 = \frac{l}{4}\theta, x_2 = \frac{3l}{4}\theta \Rightarrow x_1, x_2 \text{ sont dépendants}$$

On a donc un seul degré de liberté représenté par $\theta(t)$.

- ✓ L'énergie cinétique s'exprime :

$$E_c = \frac{1}{2} m \dot{x}_1^2 + \frac{1}{2} M \dot{x}_2^2 = \frac{1}{2} m \left(\frac{l}{4} \dot{\theta} \right)^2 + \frac{1}{2} M \left(\frac{3}{4} l \dot{\theta} \right)^2 \text{ avec } x_1 = \frac{l}{4}\theta, x_2 = \frac{3l}{4}\theta$$

- ✓ L'énergie potentielle s'écrit :

$$E_p = \frac{1}{2} k \left(\frac{l}{4} \theta \right)^2 + \frac{1}{2} k \left(-\frac{l}{4} \theta \right)^2$$

- ✓ Le Lagrangien s'écrit alors :

$$L = E_c - E_p = \frac{1}{2} m \left(\frac{l}{4} \dot{\theta} \right)^2 + \frac{1}{2} M \left(\frac{3}{4} l \dot{\theta} \right)^2 - k \left(\frac{l}{4} \theta \right)^2$$

D'où :

$$L(\theta, \dot{\theta}) = \frac{1}{2} \frac{l^2}{16} \dot{\theta}^2 (9M + m) - k \left(\frac{l}{4} \theta \right)^2$$

- La équation différentielle du mouvement :

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 \Rightarrow \ddot{\theta} + \frac{2k}{m + 9M} \theta = 0$$

- Respectivement, la pulsation propre ω_0 et la période propre T_0 sont de la forme :

$$\omega_0^2 = \frac{2k}{m + 9M} \quad \text{et} \quad T_0 = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{2k}{m + 9M}}}$$

- La solution générale est de la forme:

$$\theta(t) = A \cos(\omega_0 t + \varphi)$$

Solution 6 :

- Le Lagrangien du système :

- ✓ L'énergie cinétique s'écrit:

$$E_c = \frac{1}{2} m v^2 = \frac{1}{2} m \dot{x}^2$$

- ✓ L'énergie potentielle s'exprime:

$$E_p = \frac{1}{2} k (x - x_s)^2$$

- ✓ Le Lagrangien du système s'écrit alors :

$$L(x, \dot{x}) = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 - \frac{1}{2} k (x - x_s)^2$$

- ✓ L'équation différentielle est de la forme :

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = \sum \bar{F}_{\text{ext}} \Rightarrow \ddot{x}(t) + \frac{k}{m} x(t) = \frac{A}{m} \cos \omega t$$

$$\ddot{x}(t) + \omega_0^2 x(t) = R_e \left\{ \frac{A}{m} e^{j\omega t} \right\}$$

avec

$$\omega_0^2 = \frac{k}{m}$$

✓ La solution de cette équation est de la forme :

$$x(t) = x_p(t) = X_0 e^{j(\omega t + \varphi)}$$

En remplaçant dans l'équation de mouvement, on détermine l'amplitude de la réponse comme suit :

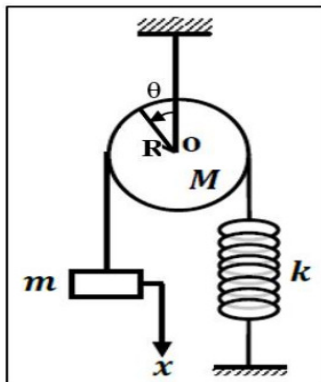
$$X_0(\omega) = \frac{\frac{a}{m}}{|\omega^2 - \omega_0^2|}$$

Le système présente une singularité au point $\omega = \omega_0$ comme le montre la figure (4.10):

$$X_0(\omega) \rightarrow \infty \text{ lorsque } \omega \rightarrow \omega_0$$

- ✓ L'immeuble va s'effondrer face au séisme car le système oscille à sa pulsation propre. On appelle ce phénomène la résonance. On se propose dans ce cas-là de mettre en place un moyen d'amortir les oscillations extérieures du système qui se traduit par une force de frottement visqueuse.
- ✓ Un exemple d'application est illustré dans la figure 4.11

Solution 7 :



Une poulie homogène $J_{/O} = \frac{1}{2} MR^2$

Ecriture de l'équation du mouvement et la pulsation propre ω_0 du système :

- Energie cinétique : $T = T_M + T_m$

$$T = \frac{1}{2} J_{/O} \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}^2 \quad \text{Avec : } x = R\theta$$

$$T = \frac{1}{4} MR^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m R^2 \dot{\theta}^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{M}{2} + m \right) R^2 \dot{\theta}^2$$

$$T = \frac{1}{2} \left(\frac{M}{2} + m \right) R^2 \dot{\theta}^2$$

- Energie potentielle : $U = \frac{1}{2} k (R\theta)^2$
- Fonction de Lagrange : $L = T - U$

$$L = \frac{1}{2} \left(\frac{M}{2} + m \right) R^2 \dot{\theta}^2 - \frac{1}{2} k (R\theta)^2$$

- Formalisme Lagrangien :

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \left(\frac{\partial L}{\partial \theta} \right) = 0$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = \left(\frac{M}{2} + m \right) R^2 \dot{\theta} \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = \left(\frac{M}{2} + m \right) R^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = -k(R)(R\theta)$$

$$\text{Donc : } \left(\frac{M}{2} + m \right) R^2 \ddot{\theta} + kR^2 \theta = 0 \Rightarrow \left(\frac{M}{2} + m \right) \ddot{\theta} + k\theta = 0$$

- Pulsation propre ω_0 :

$$\ddot{\theta} + \frac{2k}{(M+2m)} \theta = 0 \Rightarrow \omega_0^2 = \frac{2k}{(M+2m)} \text{ Et donc : } \omega_0 = \sqrt{\frac{2k}{(M+2m)}}$$



Niveau L2: 2^{ème} année/ELM-ELT

Module : Ondes et vibrations

Série N°03

Exercice 1 :

Une masse m est soudée à l'extrémité d'une tige de longueur l et de masse négligeable. L'autre extrémité du fil est articulée au point O . La tige est liée au point A à un Bâti (B_1) par un ressort de raideur k_1 . Au point B , la tige est reliée à un Bâti (B_2) par un ressort de raideur k_2 . La masse m est liée au Bâti (B_2) par un amortisseur de coefficient de frottement α . $OA=l/3$ et $OB=2l/3$.

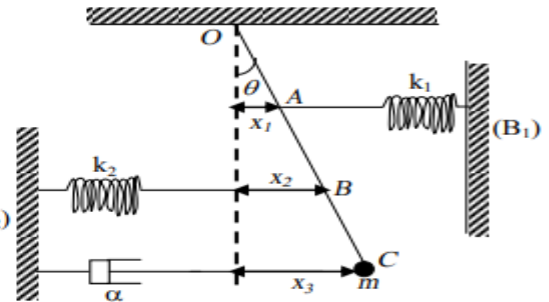
1- Trouver l'équation différentielle du mouvement.

2- Déterminer la solution de l'équation

différentielle dans le cas d'un faible amortissement,

le coefficient d'amortissement, la pulsation propre (B_2)

et la pseudo-pulsation.



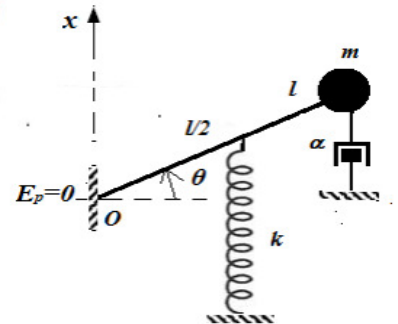
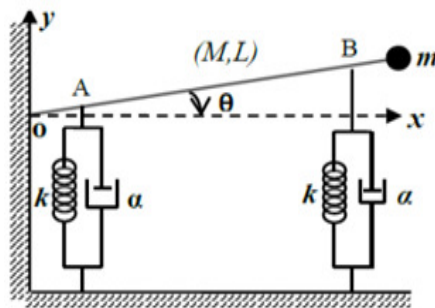
Exercice 2:

Soit le système mécanique vibratoire représenté sur la figure ci-contre.

Si G est le centre de gravité de la barre de masse M et de longueur L .

- Trouver l'équation différentielle du mouvement. Déduire ω_0 et δ .
- Ecrire l'équation du mouvement dans le cas $\delta < \omega_0$.

$$(J_{/G} = \frac{1}{12} ML^2, OA = L_1, OB = L_2).$$



Exercice 3 :

On considère un système mécanique amorti oscillant autour d'un axe passant par O représenté par une tige métallique de longueur l de masse négligeable reliée par un ressort de constante de raideur k au point $l/2$ comme le montre la figure

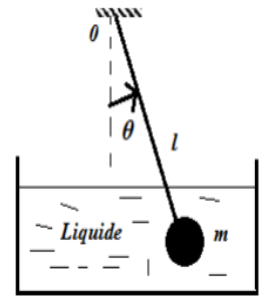
A l'équilibre la barre est horizontale. Dans le cas des petites oscillations :

- Etablir le Lagrangien du système.
- Déterminer l'équation différentielle du mouvement.
- En déduire la pulsation propre du système.
- Résoudre dans le cas de faible amortissement l'équation différentielle du mouvement avec les conditions initiales suivantes :

$$\theta(t=0)=0, \dot{\theta}(t=0)=\dot{\theta}_0$$

Exercice 4 :

Soit une boule de masse m suspendue à une tige de longueur l , de masse négligeable et plongée dans un liquide. Cette masse est soumise à une force de frottement visqueuse dont le coefficient de frottement est α , comme le montre la figure



- Etablir le Lagrangien du système.
- Déterminer l'équation du mouvement.
- Résoudre dans le cas de faible amortissement l'équation différentielle.

▪ Application numérique :

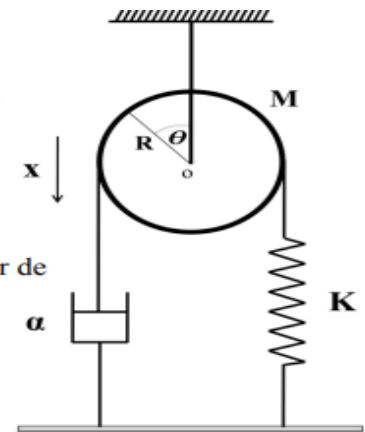
Sachant on a: $m=1\text{Kg}$, $l=50\text{cm}$, $g=10\text{m/s}$. Calculer la valeur maximale que α ne doit pas atteindre pour que le système oscille.

- On prend la valeur de α égale à 10N.s/m :

Calculer le temps nécessaire τ pour que l'amplitude diminue à $\frac{1}{4}$ de sa valeur.

Exercice 4 :

Soit une poulie (cylindre creux) de masse M et de rayon R peut tourner librement autour de son axe fixe. La poulie est suspendue par une corde inextensible à un bâti fixe. Aux Extrémités de la poulie sont fixés un ressort de raideur K , et une masse M par un fil inextensible de masse négligeable. On néglige aussi la masse du ressort et le frottement autour de l'axe de la poulie. On donne le moment d'inertie $J_{/O} = \frac{1}{2}MR^2$.



Valeurs numériques :

$M = 1\text{kg}$, $K = 50\text{ N/m}$, $R = 0.2\text{ m}$, $\alpha = 1\text{ kg/s}$.

- 1- Trouver l'énergie cinétique E_c , l'énergie potentielle E_p et l'énergie de dissipation E_D .
- 2- Etablir l'équation différentielle du mouvement en fonction de variable θ .
- 3- Donner la solution dans le régime des faibles amortissements ($\delta < \omega_0$).
- 4- Calculer le coefficient de qualité du système mécanique Q .



Solution 1 :

1- L'équation différentielle du mouvement :

Le Lagrangien : $L = E_c - E_p$

$$E_c = \frac{1}{2} m \dot{x}_3^2 \quad \text{avec : } x_3 = l \sin \theta \approx l \theta \Rightarrow \dot{x}_3 = l \dot{\theta} \Rightarrow E_c = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2$$

$$E_p = E_{p1} + E_{p2}$$

E_{p1} est l'énergie potentielle du ressort de raideur k_1 . E_{p2} est celle du ressort k_2 .

$$E_{p1} = \frac{1}{2} k_1 x_1^2 \quad \text{avec } x_1 = \frac{l}{3} \theta \Rightarrow E_{p1} = \frac{1}{2} k_1 \left(\frac{l}{3}\right)^2 \theta^2$$

$$E_{p2} = \frac{1}{2} k_2 x_2^2 \quad \text{avec } x_2 = \frac{2l}{3} \theta \Rightarrow E_{p2} = \frac{1}{2} k_2 \left(\frac{2l}{3}\right)^2 \theta^2$$

$$E_p = \frac{1}{2} k_1 \left(\frac{l}{3}\right)^2 \theta^2 + \frac{1}{2} k_2 \left(\frac{2l}{3}\right)^2 \theta^2$$

$$\text{La fonction de dissipation : } D = \frac{1}{2} \alpha \dot{x}_3^2 = \frac{1}{2} \alpha l^2 \dot{\theta}^2$$

Le Lagrangien s'écrit :

$$L = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2 - \frac{1}{2} k_1 \left(\frac{l}{3}\right)^2 \theta^2 + \frac{1}{2} k_2 \left(\frac{2l}{3}\right)^2 \theta^2$$

L'équation de Lagrange est donnée par :

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} + \frac{\partial D}{\partial \dot{\theta}} = 0$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = m l^2 \dot{\theta} \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = m l^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = - \left(\frac{k_1 l^2}{9} + \frac{4 k_2 l^2}{9} \right) \theta$$

$$\frac{\partial D}{\partial \dot{\theta}} = \alpha l^2 \dot{\theta}$$

En remplaçant terme par terme dans 'équation de Lagrange, on obtient :

$$m l^2 \ddot{\theta} + \alpha l^2 \dot{\theta} + \left(\frac{k_1 l^2}{9} + \frac{4 k_2 l^2}{9} \right) \theta = 0 \Rightarrow \ddot{\theta} + \frac{\alpha}{m} \dot{\theta} + \left(\frac{k_1}{9m} + \frac{4 k_2}{9m} \right) \theta = 0$$

2- Pour les faibles amortissements,

$$\theta(t) = A e^{-\delta t} \cos(\omega_D t + \varphi)$$

Par analogie avec :

$$\ddot{\theta} + 2\delta \dot{\theta} + \omega_0^2 \theta = 0$$

La pulsation propre :

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k_1 + 4k_2}{9m}}$$

Le coefficient d'amortissement :

$$\delta = \frac{\alpha}{2m}$$

La pseudo pulsation :

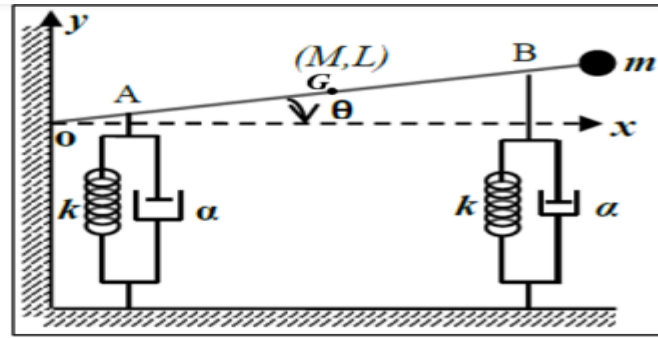
$$\omega_D = \sqrt{\omega_0^2 - \delta^2} = \frac{1}{6m} \sqrt{4(k_1 + 4k_2) - 9\alpha^2}$$

Solution 2 :

$$J_{/G} = \frac{1}{12} ML^2$$

$$OA = L_1$$

$$OB = L_2$$



1. Ecriture de l'équation différentielle du mouvement :

- Coordonnées et composantes de vitesse :

$$M \begin{cases} L \cos \theta \Rightarrow -L \dot{\theta} \sin \theta \\ L \sin \theta \Rightarrow +L \dot{\theta} \cos \theta \end{cases}$$

- Energie cinétique : $T = T_M + T_m$

$$T = \frac{1}{2} J_{/O} \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m L^2 \dot{\theta}^2, \text{ sachant que : } J_{/O} = J_{/G} + M \left(\frac{L}{2} \right)^2$$

$$J_{/O} = \frac{1}{12} ML^2 + M \frac{L^2}{4} = \frac{1}{3} ML^2$$

$$T = \frac{1}{2} \left(\frac{M}{3} + m \right) L^2 \dot{\theta}^2$$

- Energie potentielle : $U = U_{k_1} + U_{k_2}$

$$U = \frac{1}{2} k (L_1 \sin \theta)^2 + \frac{1}{2} k (L_2 \sin \theta)^2$$

- Fonction de dissipation : $D = D_{\alpha_A} + D_{\alpha_B}$

$$D = \frac{1}{2} \alpha (L_1 \dot{\theta} \cos \theta)^2 + \frac{1}{2} \alpha (L_2 \dot{\theta} \cos \theta)^2$$

- La fonction de Lagrange : $L = T - U$

$$L = \frac{1}{2} \left(\frac{M}{3} + m \right) L^2 \dot{\theta}^2 - \frac{1}{2} k (L_1 \sin \theta)^2 - \frac{1}{2} k (L_2 \sin \theta)^2$$

- Le formalisme de Lagrange : $\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \left(\frac{\partial L}{\partial \theta} \right) = - \frac{\partial D}{\partial \dot{\theta}}$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = \left(\frac{M}{3} + m \right) L^2 \dot{\theta} \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = \left(\frac{M}{3} + m \right) L^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = -k (L_1 \cos \theta) (L_1 \sin \theta) - k (L_2 \cos \theta) (L_2 \sin \theta)$$

$$\frac{\partial D}{\partial \dot{\theta}} = \alpha (L_1 \cos \theta) (L_1 \dot{\theta} \cos \theta) + \alpha (L_2 \cos \theta) (L_2 \dot{\theta} \cos \theta)$$

L'équation différentielle s'écrit comme suit pour des oscillations de faibles amplitude ($\sin \theta \approx \theta$, $\cos \theta \approx 1$).

$$\left(\frac{M}{3} + m \right) L^2 \ddot{\theta} + (L_1^2 + L_2^2) k \theta = -\alpha (L_1^2 + L_2^2) \dot{\theta}$$

$$\left(\frac{M}{3} + m \right) L^2 \ddot{\theta} + \alpha (L_1^2 + L_2^2) \dot{\theta} + k (L_1^2 + L_2^2) \theta = 0$$

- Dédution de ω_0 et δ :

On peut écrire l'équation différentielle comme :

$$\ddot{\theta} + \underbrace{\frac{\alpha (L_1^2 + L_2^2)}{\left(\frac{M}{3} + m \right) L^2}}_{2\delta} \dot{\theta} + \underbrace{\frac{k (L_1^2 + L_2^2)}{\left(\frac{M}{3} + m \right) L^2}}_{\omega_0^2} \theta = 0$$



$$\ddot{\theta} + \frac{\alpha(L_1^2 + L_2^2)}{\underbrace{\left(\frac{M}{3} + m\right)L^2}_{2\delta}} \dot{\theta} + \frac{k(L_1^2 + L_2^2)}{\underbrace{\left(\frac{M}{3} + m\right)L^2}_{\omega_0^2}} \theta = 0$$

$$2\delta = \frac{\alpha(L_1^2 + L_2^2)}{\left(\frac{M}{3} + m\right)L^2} \Rightarrow \delta = \frac{\alpha(L_1^2 + L_2^2)}{2\left(\frac{M}{3} + m\right)L^2}$$

$$\omega_0^2 = \frac{k(L_1^2 + L_2^2)}{\left(\frac{M}{3} + m\right)L^2} \Rightarrow \omega_0 = \sqrt{\frac{k(L_1^2 + L_2^2)}{\left(\frac{M}{3} + m\right)L^2}}$$

2. Ecriture de l'équation du mouvement dans le cas $\delta < \omega_0$:

La solution est de la forme : $\theta(t) = C e^{-\delta t} \sin(\omega_a t + \varphi)$

$$\text{Avec : } \omega_a = \sqrt{\omega_0^2 - \delta^2} = \sqrt{\frac{k(L_1^2 + L_2^2)}{\left(\frac{M}{3} + m\right)L^2} - \left(\frac{\alpha(L_1^2 + L_2^2)}{2\left(\frac{M}{3} + m\right)L^2}\right)^2}$$

Solution 3 :

■ Le Lagrangien :

Le système a un seul degré de liberté représenté par θ

✓ L'énergie cinétique s'écrit :

$$E_c = \frac{1}{2} m v^2 = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2$$

✓ Pour l'énergie potentielle on a :

$$E_p = \frac{1}{2} k x^2 \quad \text{avec} \quad x = \frac{l}{2} \sin \theta \cong \frac{l}{2} \theta$$

✓ Le Lagrangien s'écrit :

$$L(\theta, \dot{\theta}) = E_c - E_p = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2 - \frac{1}{2} k \left(\frac{l}{2} \theta\right)^2$$

■ L'équation différentielle est :

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = \sum \bar{M}_{ext} \Rightarrow \ddot{\theta} + \frac{\alpha}{m} \dot{\theta} + \frac{k \frac{l^2}{4}}{m l^2} \theta = 0$$

D'où :

$$\ddot{\theta} + 2\xi \dot{\theta} + \omega_0^2 \theta = 0$$

$$2\xi = \frac{\alpha}{m}, \omega_0^2 = \frac{k \frac{l^2}{4}}{m l^2}$$

■ Pour un faible amortissement la solution s'écrit sous la forme :

$$\theta(t) = A e^{-\xi t} \cos(\omega t + \varphi)$$

Avec les conditions initiales, on a

$$\text{avec} \quad \begin{aligned} t=0, \theta=0, \dot{\theta} &= \dot{\theta}_0 \\ \varphi &= -\frac{\pi}{2}, A = \frac{\dot{\theta}_0}{\omega} \end{aligned}$$

Alors, la solution générale s'écrit :

$$\theta(t) = \frac{\dot{\theta}_0}{\omega} e^{-\xi t} \sin \omega t$$

- Le Lagrangien du système :

Le système est à un seul degré de liberté représenté par $\theta(t)$

- ✓ L'énergie cinétique s'exprime :

$$E_c = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2$$

- ✓ Pour l'énergie potentielle on a :

$$E_p = -mgl \cos \theta$$

- ✓ D'où le Lagrangien s'écrit comme suit :

$$L(\theta, \dot{\theta}) = E_c - E_p = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2 + mgl \cos \theta$$

- L'équation différentielle s'écrit comme suit:

$$\ddot{\theta} + 2\xi \dot{\theta} + \omega_0^2 \theta = 0$$

Avec

$$2\xi = \frac{\alpha}{m}, \omega_0^2 = \frac{g}{l}$$

- La solution générale est de la forme :

$$\theta(t) = A e^{-\xi t} \cos(\omega t + \varphi)$$

- La valeur maximale de α_{max} :

$$\lambda^2 - \omega_0^2 < 0 \Rightarrow \alpha < 2m \sqrt{\frac{g}{l}} = \alpha_{max} \approx 8.94 N.s / m$$

- Le temps τ :

$$A e^{-\lambda(t+\tau)} = \frac{1}{4} e^{-\lambda t} \Rightarrow \tau = \frac{\ln 4}{\lambda} \approx 0.28 s$$

Solution 5 :



1- L'énergie cinétique E_c , potentielle E_p et de dissipation E_D :

L'énergie cinétique E_c :

$$E_c = \frac{1}{2} J_{/O} \dot{\theta}^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2} MR^2 \right) \dot{\theta}^2$$

L'énergie potentielle E_p :

$$E_p = E_{p(K)} = \frac{1}{2} Kx^2, \text{ avec } x = R\theta \Rightarrow \dot{x} = R\dot{\theta}$$

$$E_p = \frac{1}{2} kR^2\theta^2$$

L'énergie de dissipation E_D :

$$E_D = \frac{1}{2} \alpha (\dot{x}_a)^2 = \frac{1}{2} \alpha \dot{x}^2$$

$$E_D = \frac{1}{2} \alpha R^2 \dot{\theta}^2$$

2- L'équation différentielle du mouvement en fonction de variable θ .

$$\text{Formalisme de Lagrange : } \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} + \frac{\partial E_D}{\partial \dot{\theta}} = 0 \text{ ou } \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E_c}{\partial \dot{\theta}} \right) + \frac{\partial E_D}{\partial \dot{\theta}} + \frac{\partial E_p}{\partial \theta} = 0$$

$$\left(\frac{\partial E_c}{\partial \dot{\theta}} \right) = \left(\frac{1}{2} MR^2 \right) \dot{\theta} \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E_c}{\partial \dot{\theta}} \right) = \frac{1}{2} MR^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial E_D}{\partial \dot{\theta}} = \alpha R^2 \dot{\theta}$$

$$\frac{\partial E_p}{\partial \theta} = kR^2 \theta$$

$$\frac{1}{2} MR^2 \ddot{\theta} + \alpha R^2 \dot{\theta} + kR^2 \theta = 0$$

L'équation différentielle s'écrit :

$$\ddot{\theta} + \frac{2\alpha}{M} \dot{\theta} + \frac{2K}{M} \theta = 0$$

L'équation différentielle de système est de la forme : $\ddot{\theta} + 2\delta\dot{\theta} + \omega_0^2\theta = 0$

Par identification on trouve :

Le coefficient d'amortissement δ :

$$2\delta = \frac{2\alpha}{M} \Rightarrow \delta = \frac{\alpha}{M} = \frac{1}{1} = 1 \text{ s}^{-1}$$

La pulsation propre ω_0 :

$$\omega_0^2 = \frac{2K}{M} \Rightarrow \omega_0 = \sqrt{\frac{2K}{M}} = \sqrt{\frac{2 \times 50}{1}} = 10 \text{ rad.s}^{-1}$$

3- la solution dans le régime des faibles amortissements.

$$\theta(t) = A_0 e^{-\delta t} \sin(\omega t + \varphi)$$

$$\omega = \sqrt{\omega_0^2 - \delta^2} \Rightarrow \sqrt{100 - 1} = \sqrt{99} = 9.949 \text{ rad.s}^{-1}$$

4- le coefficient de qualité du système mécanique Q :

$$Q = \frac{\omega_0}{2\delta} = \frac{10}{2 \times 1} = 5 \Rightarrow Q = 5$$

5- Le décrément logarithmique D :

$$D = \frac{1}{n} \ln \frac{A(t)}{A(t+nT)} \Rightarrow D = \frac{1}{15} \ln \frac{100}{100-30} = 0.0237$$

$$D = 0.0237$$



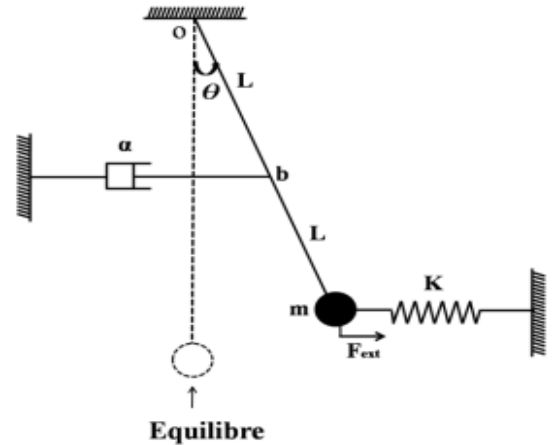
Niveau L2: 2^{ème} année/ELM-ELT

Module : Ondes et vibrations

Série N°04

Exercice 1 :

On considère le système mécanique représenté à la figure ci-contre. La tige de masse négligeable et de longueur $2L$ peut tourner autour de l'articulation O dans le plan de la figure. Le milieu de la tige (point b) est relié à un bâti par un amortisseur de coefficient de frottement α et son extrémité libre porte une masse m à laquelle est attaché un ressort de raideur K . On applique une force extérieure $\vec{F}_{\text{ext}} = F_0 \cos(\Omega t)$ sur la masse ponctuelle m .



1- montrer que l'équation différentielle du mouvement peut se mettre sous la forme :

$$\ddot{\theta} + 2\delta\dot{\theta} + \omega_0^2\theta = A_0\cos(\Omega t)$$

2- Donner sa solution en régime permanent en précisant l'amplitude A et la phase φ .

3- Ecrire la condition de résonance d'amplitude et donner la pulsation de résonance Ω_R .

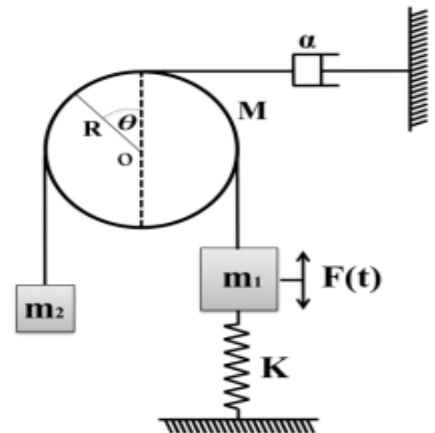
4- Représenté graphiquement la variation de l'amplitude A en fonction de Ω .

5- Si on enlève l'amortisseur, que ce passe-t-il ?

Exercice 2:

Soit un disque de masse négligeable enroulé par un fil inextensible et non glissant, comme le montre la figure ci-contre, On admet que les frottements existent, la masse m_1 effectue des oscillations forcées sous l'effet d'une force sinusoïdale : $F(t) = F_0 \cos \Omega t$.

On donne le moment d'inertie $J_{/O} = \frac{1}{2}MR^2$.



1- Etablir l'équation différentielle du mouvement en fonction de variable θ .

2- Donner sa solution en régime permanent.

3- Quelle est la fréquence de résonance pour que le module de l'amplitude soit maximum.

4- Donner les pulsations de coupure Ω_{C1} , Ω_{C2} et la bande passante B pour un amortissement faible : $\delta \ll \omega_0$.

5- Calculer la pulsation de résonance Ω_R , la bande passante B et le facteur de qualité Q

si : $m_1 = 2\text{kg}$, $m_2 = 1\text{kg}$, $K = 10\text{ N/m}$ et $\alpha = 0.1\text{ N.s/m}$



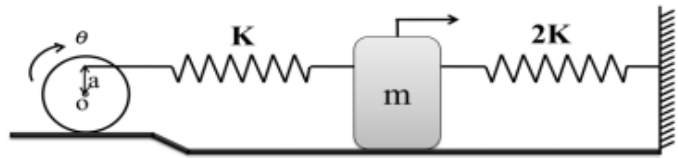
Niveau L2: 2^{ème} année/ELM-ELT

Module : Ondes et vibrations

Série N°05

Exercice 1:

Un système mécanique est composé de deux oscillateurs (M, R) et (m, 2K) couplés par un ressort de constante de raideur K se trouvant à une distance a du centre o du disque (voire la figure).



En considérant les oscillations des faibles amplitudes.

1- Donner la ou les équations différentielles du mouvement.

2- Donner la ou les solutions des équations différentielles du mouvement.

On donne $J_{/O} = \frac{1}{2}MR^2 = m, a = 1$

Exercice 2:

Considérons le système à deux degrés de liberté de la figure ci-contre.

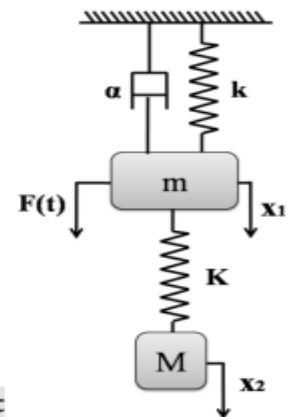
Soient x_1 et x_2 les déplacements consécutifs dynamique de m et M par rapport à leurs positions d'équilibre.

1- Décrire le système et donner le type du couplage ?

2- Trouver l'énergie cinétique E_c , potentielle E_p et la Fonction de dissipation E_D du système.

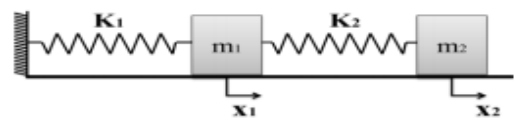
3- Trouver les solutions du régime permanent sachant que $F(t) = K A \cos \Omega t$

4- Si $\alpha = 0$, pour quelle valeur de Ω le système entre en résonance. Donner dans ce cas la condition pour que la masse m excitée reste immobile ?



Exercice 3:

Soit le système mécanique représenté sur la figure ci-contre. Les deux masses font des oscillations sur l'axe horizontal.



1- Quel est le nombre de degré de liberté ? et donner le type du couplage ?

2- Calculer l'énergie cinétique, potentielle du système.

3- Pour $K_1 = K_2 = K$ et $m_1 = m, m_2 = 2m$, et en utilisant la formule de Lagrange établir les équations différentielles du mouvement, et écrire les deux équations sous forme d'une matrice $M \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$

4- Déduire les pulsations propres du système.



1- L'équation différentielle du mouvement :

- L'énergie cinétique E_c :

$$E_c = E_{cm} = \frac{1}{2} J_{m/o} \dot{\theta}^2, \quad J_m = m(2L)^2 = 4mL^2$$

$$E_c = \frac{1}{2} (4mL^2) \dot{\theta}^2$$

- L'énergie potentielle E_p :

$$E_p = E_{p(m)} + E_{p(K)}$$

$$E_p = mgh + \frac{1}{2} Kx_K^2$$

$$\text{Faibles amplitudes } \theta \ll \Rightarrow \sin \theta \approx \theta, \quad \cos \theta = \sqrt{1 - \sin^2(\theta)} \approx 1 - \frac{\theta^2}{2}$$

$$x_K = 2L \sin \theta \Rightarrow x_K = 2L \theta$$



$$h = 2L(1 - \cos\theta) \Rightarrow h = 2L \left(1 - 1 + \frac{\theta^2}{2} \right) \Rightarrow h = L\theta^2$$

$$E_p = mgL\theta^2 + \frac{1}{2}K4L^2\theta^2 \Rightarrow E_p = \frac{1}{2}(2mgL + 4KL^2)\theta^2$$

▪ La fonction de dissipation E_D :

$$x_\alpha = L \sin \theta \Rightarrow \dot{x}_\alpha = L \dot{\theta}$$

$$E_D = \frac{1}{2} \alpha (\dot{x}_\alpha)^2 = \frac{1}{2} \alpha \dot{x}_\alpha^2$$

$$E_D = \frac{1}{2} \alpha L^2 \dot{\theta}^2$$

$$\text{La Fonction de Lagrange : } L = \frac{1}{2}(4mL^2)\dot{\theta}^2 - \frac{1}{2}(2mgL + 4KL^2)\theta^2$$

Le Formalisme Lagrangien :

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = - \frac{\partial E_D}{\partial \dot{\theta}} + \mathcal{M}(F_{ext})$$

Ou :

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E_c}{\partial \dot{\theta}} \right) + \frac{\partial E_D}{\partial \dot{\theta}} + \frac{\partial E_p}{\partial \theta} = \mathcal{M}(F_{ext})$$

$$\left(\frac{\partial E_c}{\partial \dot{\theta}} \right) = 4mL^2 \dot{\theta} \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = 4mL^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial E_p}{\partial \theta} = (2mgL + 4KL^2)\theta$$

$$\frac{\partial E_D}{\partial \dot{\theta}} = \alpha L^2 \dot{\theta}$$

$$\mathcal{M}(F_{ext}) = 2LF_0 \cos(\Omega t)$$

$$4mL^2 \ddot{\theta} + \alpha L^2 \dot{\theta} + (2mgL + 4KL^2)\theta = 2LF_0 \cos(\Omega t)$$

Donc l'équation différentielle de mouvement est sous la forme suivante :

$$\ddot{\theta} + \frac{\alpha}{4m} \dot{\theta} + \left(\frac{g}{2L} + \frac{K}{m} \right) \theta = \frac{F_0}{2mL} \cos(\Omega t)$$

$$\text{L'équation est de la forme : } \ddot{\theta} + 2\delta \dot{\theta} + \omega_0^2 \theta = A_0 \cos(\Omega t)$$

Par identification on trouve :

$$2\delta = \frac{\alpha}{4m} \Rightarrow \delta = \frac{\alpha}{8m}$$



$$\omega_0^2 = \frac{g}{2L} + \frac{K}{m} \Rightarrow \omega_0 = \sqrt{\frac{g}{2L} + \frac{K}{m}}$$

$$A_0 = \frac{F_0}{2mL}$$

2- la solution permanente de l'équation du mouvement :

$$\theta(t) = \theta_p(t) = A(\Omega)\cos(\Omega t - \varphi)$$

$$\text{L'amplitude est : } A(\Omega) = \frac{A_0}{\sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}} \Rightarrow A(\Omega) = \frac{\frac{F_0}{2mL}}{\sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}} = \frac{F_0}{2mL\sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}}$$

$$\text{La phase est donnée par : } \varphi = \text{Arctg} \frac{2\delta\Omega}{(\omega_0^2 - \Omega^2)}$$

$$\theta(t) = \frac{F_0}{2mL\sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}} \sin\left(\Omega t - \text{Arctg} \frac{2\delta\Omega}{(\omega_0^2 - \Omega^2)}\right)$$

3- La condition de résonance :

$$\left. \frac{dA(\Omega)}{d\Omega} \right|_{\Omega=\Omega_R} = 0$$

-La pulsation de résonance Ω_R :

$$\frac{d}{d\Omega} \left[\frac{A_0}{\sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}} \right] = 0 \Rightarrow \frac{d}{d\Omega} [(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2] = 0 \Rightarrow$$

$$-4\Omega[(\omega_0^2 - \Omega^2) - 2\delta^2] = 0 \Rightarrow \Omega_R = \sqrt{\omega_0^2 - 2\delta^2}$$

4- la variation de l'amplitude A en fonction de Ω

- $A(\Omega = 0) = \frac{A_0}{\omega_0^2} = \frac{F_0}{2mL\omega_0^2}$
- $A_{\max}(\Omega_R) = \frac{A_0}{2\delta\sqrt{\omega_0^2 - \delta^2}} = \frac{F_0}{4mL\delta\omega}$

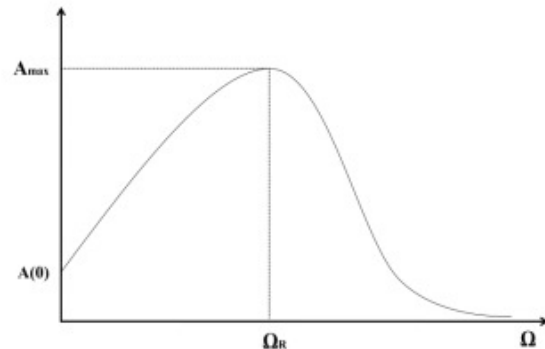
Avec $\omega = \sqrt{\omega_0^2 - \delta^2}$ c'est la pseudo-pulsation

- $\lim_{\Omega \rightarrow \infty} A(\Omega) = 0$

5- Si on enlève l'amortisseur :

$$\delta = 0 \Rightarrow \Omega_R = \omega_0 \text{ et } A(\Omega_R) = A(\omega_0) \Rightarrow \lim_{\Omega \rightarrow \omega_0} \left[\frac{A_0}{\omega_0^2 - \Omega^2} \right] = \infty$$

L'amplitude tend vers l'infini, signifier le système se casse.





1- l'équation différentielle du mouvement en fonction de variable θ :

- L'énergie cinétique E_c :

$$E_c = E_{cm_1} + E_{cm_2}$$

$$E_c = \frac{1}{2}m_1\dot{x}^2 + \frac{1}{2}m_2\dot{x}^2$$

$$x = R\theta \Rightarrow \dot{x} = R\dot{\theta}$$

$$E_c = \frac{1}{2}m_1R^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}m_2R^2\dot{\theta}^2$$

$$E_c = \frac{1}{2}(m_1 + m_2)R^2\dot{\theta}^2$$

- L'énergie potentielle E_p :



$$E_P = E_{P(K)} + E_{P(m_1)} + E_{P(m_2)}$$

$$E_P = \frac{1}{2} KX^2 + m_1 gx - m_2 gx$$

$$E_P = \frac{1}{2} KR^2 \theta^2 + m_1 gR\theta - m_2 gR\theta$$

La condition d'équilibre élimine tous les termes linéaires

$$E_P = \frac{1}{2} KR^2 \theta^2$$

▪ la fonction de dissipation E_D :

$$E_D = \frac{1}{2} \alpha (\dot{X}_\alpha)^2 = \frac{1}{2} \alpha \dot{X}^2$$

$$E_D = \frac{1}{2} \alpha R^2 \dot{\theta}^2$$

Le Lagrangien est :

$$L = E_c - E_P = \frac{1}{2} (m_1 + m_2) R^2 \dot{\theta}^2 - \frac{1}{2} KR^2 \theta^2$$

$$L = E_c - E_P = \frac{1}{2} (m_1 + m_2) R^2 \dot{\theta}^2 - \frac{1}{2} KR^2 \theta^2$$

Formalisme Lagrangien :

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = - \frac{\partial E_D}{\partial \dot{\theta}} + F_{ext}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) + \frac{\partial D}{\partial \dot{\theta}} - \frac{\partial L}{\partial \theta} = F_{ext}$$

$$\left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = (m_1 + m_2) R^2 \dot{\theta} \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = (m_1 + m_2) R^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = -KR^2 \theta$$

$$\frac{\partial D}{\partial \dot{\theta}} = \alpha R^2 \dot{\theta}$$

$$F_{ext} = F_0 \cos \Omega t$$

$$(m_1 + m_2) R^2 \ddot{\theta} + \alpha R^2 \dot{\theta} + KR^2 \theta = F_0 \cos \Omega t$$

donc l'équation différentielle de mouvement est sous la forme suivante :

$$\ddot{\theta} + \frac{\alpha}{(m_1 + m_2)} \dot{\theta} + \frac{K}{(m_1 + m_2)} \theta = \frac{F_0}{(m_1 + m_2) R^2} \cos(\Omega t)$$



L'équation est de la forme : $\ddot{\theta} + 2\delta\dot{\theta} + \omega_0^2\theta = A_0\sin(\Omega t)$

Par identification on trouve :

$$2\delta = \frac{\alpha}{(m_1 + m_2)} \Rightarrow \delta = \frac{\alpha}{2(m_1 + m_2)}$$

$$\omega_0^2 = \frac{K}{(m_1 + m_2)} \Rightarrow \omega_0 = \sqrt{\frac{K}{(m_1 + m_2)}}$$

$$A_0 = \frac{F_0}{(m_1 + m_2)R^2}$$

3- La solution permanente de l'équation du mouvement :

$$\theta(t) = \theta_p(t) = A(\Omega)\cos(\Omega t + \varphi)$$

$$\text{L'amplitude est : } A(\Omega) = \frac{A_0}{\sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}} \Rightarrow A(\Omega) = \frac{\frac{F_0}{(m_1 + m_2)R^2}}{\sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}} =$$

$$\frac{F_0}{(m_1 + m_2)R^2 \sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}}$$

$$\text{La phase est donnée par : } \varphi = -\text{Arctg} \frac{2\delta\Omega}{(\omega_0^2 - \Omega^2)}$$



$$\theta(t) = \frac{F_0}{(m_1 + m_2)R^2 \sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}} \sin\left(\Omega t - \text{Arctg} \frac{2\delta\Omega}{(\omega_0^2 - \Omega^2)}\right)$$

3- La fréquence de résonance pour que le module de l'amplitude soit maximum :

L'amplitude $A(\Omega)$ est maximale si :

$$\left. \frac{dA(\Omega)}{d\Omega} \right|_{\Omega=\Omega_R} = 0$$

La pulsation ou la fréquence de résonance Ω_R :

$$\frac{d}{d\Omega} \left[\frac{A_0}{\sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}} \right] = 0 \Rightarrow \frac{d}{d\Omega} [(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2] = 0 \Rightarrow$$

$$-4\Omega[(\omega_0^2 - \Omega^2) - 2\delta^2] = 0 \Rightarrow \Omega_R = \sqrt{\omega_0^2 - 2\delta^2}$$

4- Les pulsations de coupure Ω_{C_1} , Ω_{C_2} et la bande passante B pour un amortissement

faible : $\delta \ll \omega_0$.

Pour un amortissement faible $\delta \ll \omega_0$:

$$\Omega_{C_1} \approx \omega_0 - \delta \text{ et } \Omega_{C_2} \approx \omega_0 + \delta, \text{ et } B = \Omega_{C_2} - \Omega_{C_1} = 2\delta.$$

7- La pulsation de résonance Ω_R , la bande passante B et le facteur de qualité Q :

La pulsation de résonance Ω_R :

$$\delta = \frac{\alpha}{2(m_1 + m_2)} = \frac{0.3}{2 \times (1 + 0.5)} = 0.1 \text{ s}^{-1}$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{K}{(m_1 + m_2)}} = \sqrt{\frac{15}{1 + 0.5}} = 6 \text{ rad.s}^{-1}$$

$$\Omega_R = \sqrt{\omega_0^2 - 2\delta^2} = \sqrt{6^2 - 2 \times (0.1)^2} = 5.99 \text{ rad.s}^{-1}$$

La bande passante B :

$$\Omega_{C_1} \approx \omega_0 - \delta \approx 5.99 - 0.1 \approx 5.89$$

$$\Omega_{C_2} \approx \omega_0 + \delta \approx 5.99 + 0.1 \approx 6.09$$

$$B = \Omega_{C_2} - \Omega_{C_1} = 6.09 - 5.89 = 0.2$$

Le facteur de qualité est :

$$Q = \frac{\omega_0}{2\delta} = \frac{6}{2 \times 0.1} = 30 \Rightarrow Q = 30$$

7- Pour $\delta = 0 \Rightarrow \Omega_R = \omega_0 \Rightarrow A_{\max}(\Omega_R) \rightarrow \infty \Rightarrow$ le système se casse.



Ministère de l'Enseignement Supérieur et de la Recherche Scientifique
Université de Jijel
Faculté des Sciences et de la Technologie (FST)
'électrotechnique