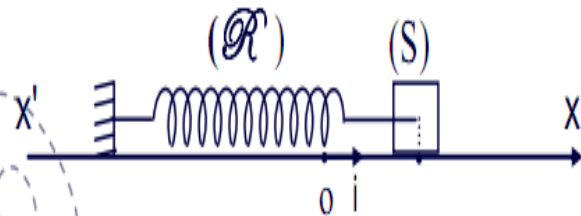


Un pendule élastique est constitué d'un ressort à spires non jointives, de masse négligeable et de constante de raideur $k = 20 \text{ N.m}^{-1}$ et d'un solide (S), supposé ponctuel de masse m . Le solide (S) peut se déplacer, sur un plan horizontal. Sa position est repérée par son abscisse x dans le repère (O, i) avec O la position d'équilibre de (S).



On soumet le solide (S) à une force excitatrice

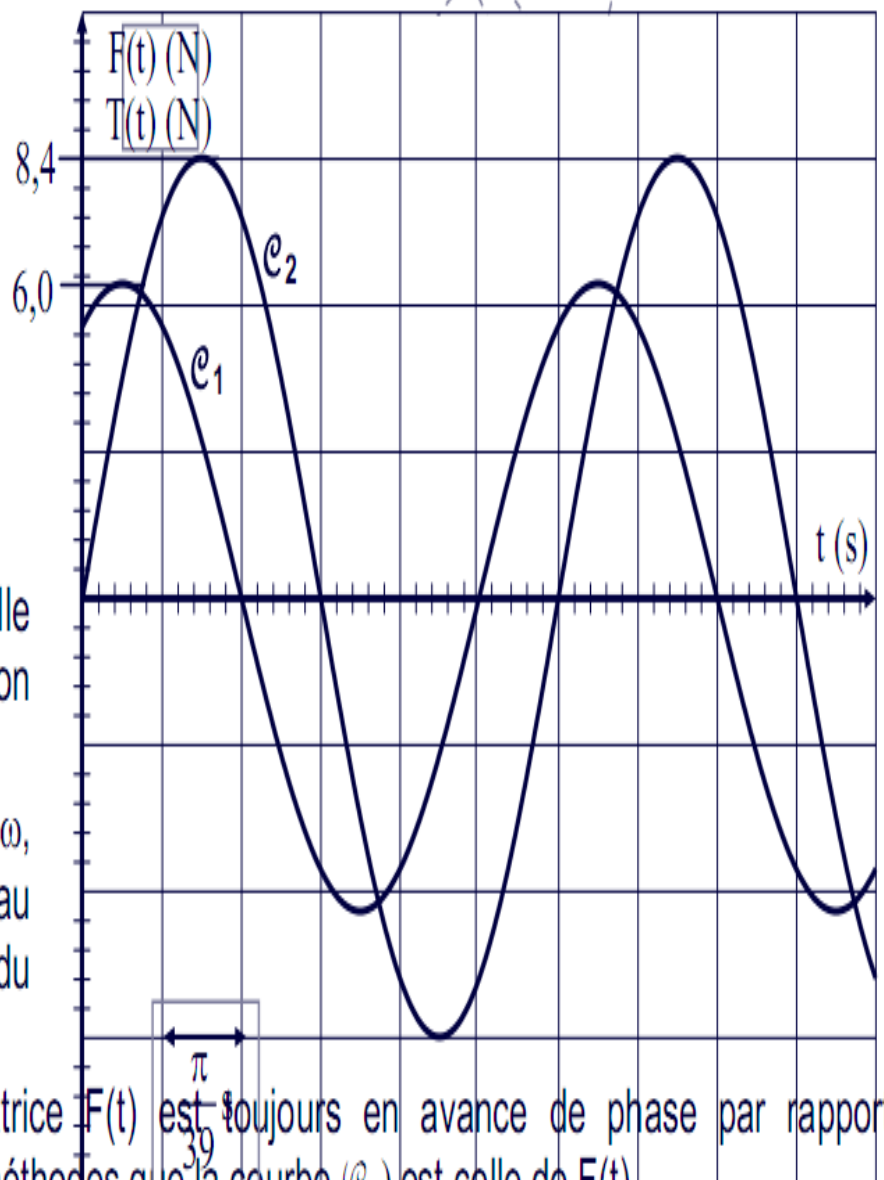
$\vec{F} = F \vec{i} = F_m \cdot \sin(\omega t) \cdot \vec{i}$ et à une force de frottement visqueux

$f = -h v$ avec v la vitesse de (S) et h est une constante positive

1/ Établir l'équation différentielle régissant les variations de l'élongation $x(t)$.

2/ Pour une certaine valeur ω_1 de ω , on obtient les courbes d'évolution au cours du temps de la tension T du ressort et de la force excitatrice F :

a) Sachant que la force excitatrice $F(t)$ est toujours en avance de phase par rapport à l'élongation $x(t)$, montrer par deux méthodes que la courbe (e_2) est celle de $F(t)$.



- b) Déterminer les valeurs maximales de $F(t)$ et de $T(t)$.
- c) Déterminer la période des oscillations du solide (s) ainsi que la pulsation ω_1 .
- d) Déterminer la valeur maximale X_{\max} de l'élongation x .
- e) Déterminer le déphasage $\varphi_T - \varphi_F$ de la tension T du ressort par rapport à la force excitatrice F
- f) Déduire que l'expression de l'élongation x est : $x(t) = 0,3 \cdot \sin(13 \cdot t - \frac{2\pi}{3})$ (x en m et t en s)
- g) Faire la construction de Fresnel pour $\omega = \omega_1$ échelle 1 cm \rightarrow 1N
- h) * Déduire à partir de cette construction que la masse de (S) est environ $m = 0,2$ kg et que le coefficient de frottement est environ $h = 1,87$ kg.s⁻¹.

* Comparer ω_1 à la pulsation propre ω_0 de cet oscillateur mécanique.

3/ On fait varier la pulsation ω à partir de la valeur ω_1 , on constate que lorsque $\omega = \omega_2$ l'amplitude X_{\max} de l'élongation $x(t)$ devient maximale.

- a) Quel est l'état de l'oscillateur lorsque $\omega = \omega_2$?
- b) Faut-il augmenter ou diminuer la pulsation de l'excitateur à partir de ω_1 , pour atteindre ω_2 ? Justifier.

c) Faire une nouvelle construction de Fresnel sans soucis d'échelle pour $\omega = \omega_2$.

Déduire de la construction de Fresnel :

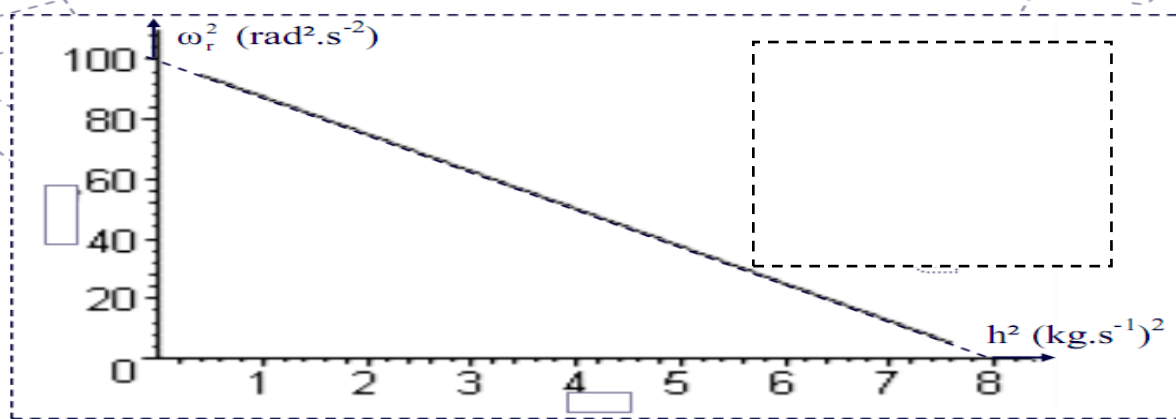
* Les expressions suivantes :

$$X_{\max} = \frac{F_M}{\sqrt{h^2 \cdot \omega_2^2 + (k - m \cdot \omega_2^2)^2}}, \quad \omega_2^2 = \omega_0^2 - \frac{h^2}{2m^2} \quad \text{et} \quad \text{tg}(\varphi_F - \varphi_X) = \frac{h\omega_2}{k - m\omega_2^2}$$

* Le signe du déphasage $\varphi_V - \varphi_F$ lorsque $\omega = \omega_2$? Justifier la réponse.

c) Déterminer la valeur de ω_2 .

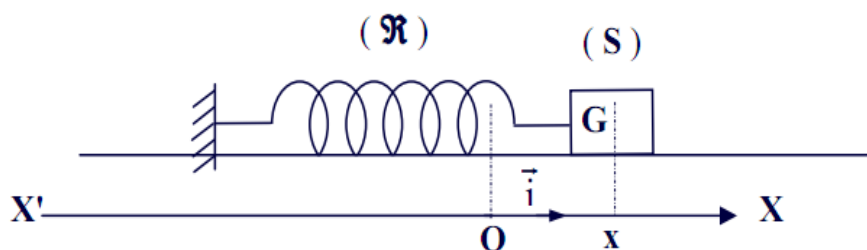
4/ On fait varier le coefficient de frottement h puis on détermine la pulsation ω_r pour laquelle l'amplitude X_{\max} de l'élongation $x(t)$ devient maximale les mesures permettent de tracer la courbe $\omega_r^2 = f(h^2)$ suivante :



- a) Justifier l'allure de la courbe.
- b) Retrouver à partir du graphique ω_0 , m et une valeur approximative de ω_2 .

Exercice n°1 (10pts)

Un pendule élastique est formé d'un solide (S) de masse m relié à l'extrémité libre d'un ressort à spires non jointives, de masse négligeable et de constante de raideur $K = 16 \text{ Nm}^{-1}$. L'autre extrémité du ressort est attachée à un support fixe, l'ensemble est placé sur un plan horizontal. On écarte le solide de sa position d'équilibre O, origine du repère (O, \vec{i}) puis on l'abandonne a lui-même sans vitesse initiale. La position du mobile a un instant t est donnée par son abscisse x . (voir figure)

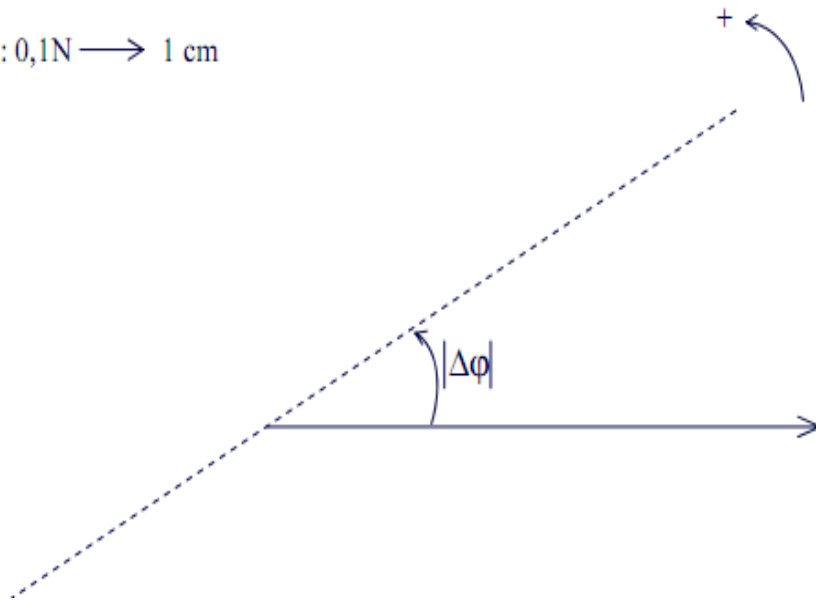


Au cours du mouvement le solide (S) est soumis a une force de frottement de type visqueux $\vec{f} = -h \vec{v}$ ou \vec{v} est la vitesse du solide (S) et h coefficient de frottements.

- I- 1°) Préciser la nature des oscillations du pendule.
- 2°) Etablir l'équation différentielle vérifiée par l'élongation x du solide.
- 3°) Un dispositif de mesure approprié à permet d'obtenir les résultats du tableau suivant :

t (s)	0	0,125	0,25	0,375	0,5	0,625	0,75	0,875	1
x(cm)	4	0	-3,1	0	2,42	0	-1,86	0	1.47
v (m.s ⁻¹)	0	-	0	-	0	-	0	-	0

- a- Préciser à partir du tableau :
 - * Le régime des oscillations.
 - * La durée d'une oscillation et donner son nom.
- b- Donner l'expression de l'énergie mécanique du système (solide + ressort).
- c- Déterminer les valeurs E_1 et E_2 de l'énergie mécanique respectivement aux instants $t_1 = 0,5s$ et $t_2 = 0,75s$.
- d- Comparer E_1 et E_2 et interpréter.

Echelle : 0,1N \longrightarrow 1 cm

II – Pour entretenir les oscillations du pendule un dispositif convenable exerce sur le solide (S) une force $\vec{F} = F(t) \vec{i} = F_m \sin(2\pi N_e \cdot t + \phi_F) \vec{i}$ de fréquence N_e réglable avec $F_m = 0,4 \text{ N}$.

L'équation différentielle de l'oscillateur en $x(t)$ s'écrit : $m \frac{d^2x}{dt^2} + h \frac{dx}{dt} + Kx = F$

$x(t) = X_m \sin(2\pi N_e \cdot t)$ est une solution de cette équation.

1°) a – Le dispositif qu'exerce la force \vec{F} est appelé exciteur, préciser son rôle.

b – L'expérience montre que la fréquence N de l'élongation x est égale à celle N_e de la force excitatrice. Expliquer.

2°) Pour une valeur de la fréquence $N_e = \frac{10}{\pi} \text{ Hz}$, l'amplitude de l'élongation est $X_m = 5 \text{ cm}$ et le

déphasage entre l'élongation $x(t)$ et $F(t)$ est $|\Delta\phi| = \frac{\pi}{6} \text{ rad}$

a- Compléter, à l'échelle, sur la feuille jointe (figure 2), la construction de Fresnel correspondante à l'équation différentielle précédente.

b- Montrer que :

* La valeur du coefficient du frottement $h = 0,2 \text{ Kg}\cdot\text{s}^{-1}$

* La masse du solide $m \approx 22,7 \text{ g}$.

c- Etablir les expressions de l'amplitude X_m et de $\text{tg}(\phi_F)$ en fonction de h , m , K et w .

3°) La valeur maximale de tension que peut supporter Le ressort est $\|\vec{T}\| = 3,4 \text{ N}$

a- La fréquence de résonance d'élongation a pour expression : $N_r = \sqrt{N_0^2 - \frac{h^2}{8\pi^2 m^2}}$. Calculer N_r .

- b- Déduire la valeur X_{mr} de l'amplitude de l'élongation à la résonance.
 c- Que risque t-il de se produire à la résonance d'élongation. Justifier.
 d- Proposer deux solutions permettant d'éviter ce risque.
- 4°) a- Par analogie mécanique électrique, donner pour un oscillateur électrique R, L, C, en régime sinusoïdal les expressions de :
- la charge maximale Q_m du condensateur ;
 - la fréquence N_r à la résonance de charge.
- b- Déduire le rapport $\frac{U_m}{I_m}$ en fonction de **R, L, C** et **N** où **U_m** est la valeur maximale de la tension excitatrice et **I_m** est la valeur maximale de l'intensité du courant .Donner son nom.
- c- Donner, par analogie, l'expression de l'impédance mécanique, déterminer sa valeur pour $N = \frac{10}{\pi}$ Hz.
- 5°) La puissance mécanique moyenne est : $P_m = \frac{1}{2} F_m V_m \cos(\varphi_F - \varphi_v)$.
- a- Monter que la puissance mécanique moyenne s'écrit $P_m = \frac{h}{2} \cdot V_m^2$
- b- Calculer P_m si : $N = \frac{10}{\pi}$ Hz.
- c- Montrer qu'il y a résonance de puissance pour $N = N_0$. avec N_0 la fréquence propre des oscillations.
 d- Tracer l'allure de la courbe : $P = g(N)$.

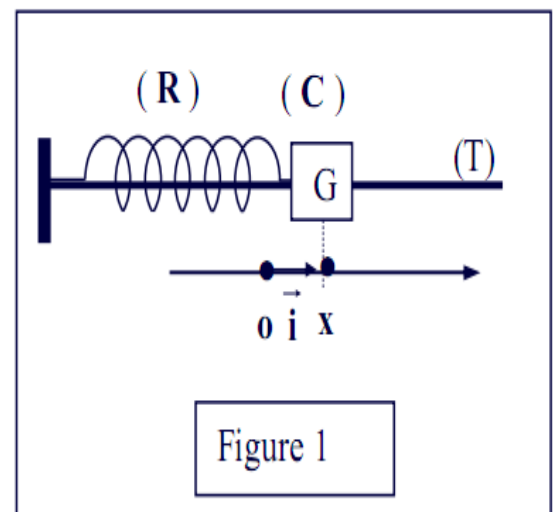
Exercice n°1 (8,5 points)

Une pendule élastique horizontale est constituée :

* d'un ressort (R) de masse négligeable et à spires non jointives et de constante de raideur K.

* d'un corps (C), de masse $m = 400$ g qui peut glisser sans frottement sur une tige rigide (T) horizontale sur laquelle est enfilé le ressort (R) voir figure 1.

La position du centre d'inertie G du corps (C) est définie par son abscisse x dans le repère (O, \vec{i}). L'origine O correspond à la position de G lorsque le corps (C) est en équilibre.



I – Les frottements sont supposés négligeables, on écarte le corps (C) de sa position d'équilibre d'une distance d dans le sens positif des élongations et on l'abandonne à lui même à l'origine du temps sans vitesse initiale.

L'enregistrement mécanique des élongations x en fonction du temps donne la courbe de la figure 2.

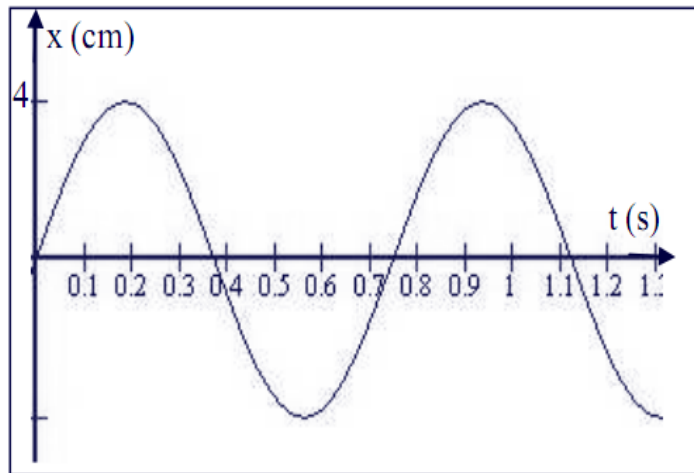


Figure 2

1°) a- Préciser la nature des oscillations.

b- Donner, alors, l'équation différentielle des oscillations en x .

2°) Déterminer graphiquement :

a- L'amplitude X_m des oscillations.

b- La période T_0 des oscillations. Déduire la valeur de la constante de raideur K . On prendra $\pi^2 \approx 10$.

3°) a- Donner l'expression de l'énergie mécanique E du système $S = \{(C), (R)\}$ à un instant de date t , en fonction de K , m , x et v , ou v est la vitesse du corps à l'instant t .

b- Justifier que le système S est conservatif.

c- Déduire que l'expression de l'énergie cinétique peut s'écrire

$$E_c = A - \frac{1}{2} K x^2, \text{ ou } A \text{ est une constante qu'on précisera sa}$$

signification.

d- Une étude expérimentale a permis de tracer

la courbe $E_c = f(x^2)$ de la figure 3.

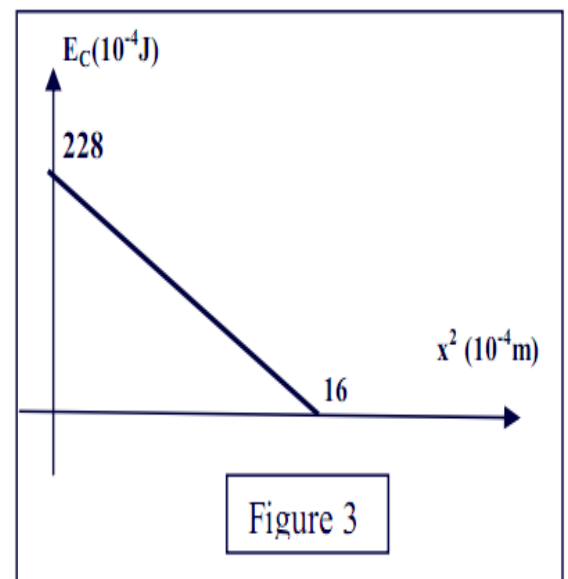


Figure 3

A partir de la courbe

* retrouver la valeur de la constante de raideur K .

* déterminer la valeur de la constante A .

II – Dans la suite le corps (C) est soumis à des forces de frottements de type visqueux (lame + eau) équivalents à une force $\vec{f} = -h\vec{v}$, avec h est une constante positive.

Un dispositif, non représenté, exerce sur (C) une force exciteuse $\vec{F} = F(t)\vec{i}$,

avec $F(t) = F_m \sin(2\pi Nt + \pi)$.

1°) Indiquer, en expliquant, le rôle de l'exciteuse.

2°) Montrer que l'équation différentielle des oscillations forcées faisant intervenir x peut s'écrire :

$$m \frac{d^2 x(t)}{dt^2} + h \frac{dx(t)}{dt} + Kx(t) = F(t)$$

3°) Pour une valeur de fréquence de l'exciteuse $N = 1$ Hz, on donne sur la feuille jointe (figure 6) la construction de Fresnel incomplète relative à l'équation différentielle précédente.

a- Le vecteur \vec{OA} représente la fonction $Kx(t)$. Que représente le vecteur \vec{AB} . Justifier.

b- Sachant que $F_m = 2$ N compléter à l'échelle, sur la feuille jointe à remettre avec la copie, la construction de Fresnel.

c- Déterminer graphiquement X_m et déduire la constante h . On donne $K = 28,5$ N.m⁻¹

4°) Pour deux valeurs h_1 et h_2 de h (avec $h_2 < h_1$) et on a tracé expérimentalement dans chaque cas les courbes $X_m = f(N)$ de réponse du résonateur voir figure 5

a- Quel est l'état de l'oscillateur pour $N = N_a$ et $N = N_b$.

b- Attribuer en justifiant les valeurs h_1 et h_2 aux courbes (a) et (b).

c- Sachant que N_r peut s'écrire : $N_r^2 = N_0^2 - \frac{h^2}{8\pi^2 m^2}$, avec

N_0 est la fréquence propre.

▪ Que représente N_r .

▪ Tracer l'allure de la courbe $X_m = f(N)$ pour des frottements négligeables ($h \rightarrow 0$)

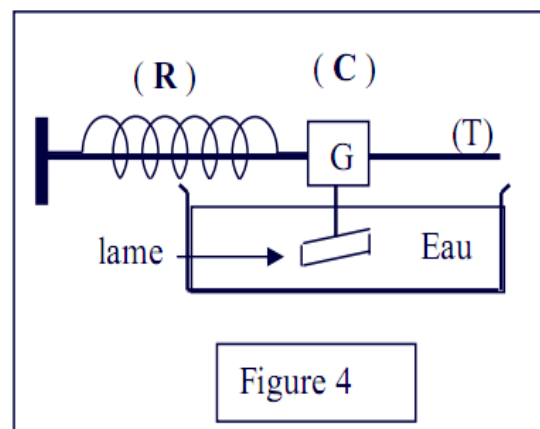


Figure 4

4°) Pour deux valeurs h_1 et h_2 de h (avec $h_2 < h_1$) et on a tracé expérimentalement dans chaque cas les courbes $X_m = f(N)$ de réponse du résonateur voir figure 5

a- Quel est l'état de l'oscillateur pour $N = N_a$ et $N = N_b$.

b- Attribuer en justifiant les valeurs h_1 et h_2 aux courbes (a) et (b).

c- Sachant que N_r peut s'écrire : $N_r^2 = N_0^2 - \frac{h^2}{8\pi^2 m^2}$, avec

N_0 est la fréquence propre.

▪ Que représente N_r .

▪ Tracer l'allure de la courbe $X_m = f(N)$ pour des frottements négligeables ($h \rightarrow 0$)

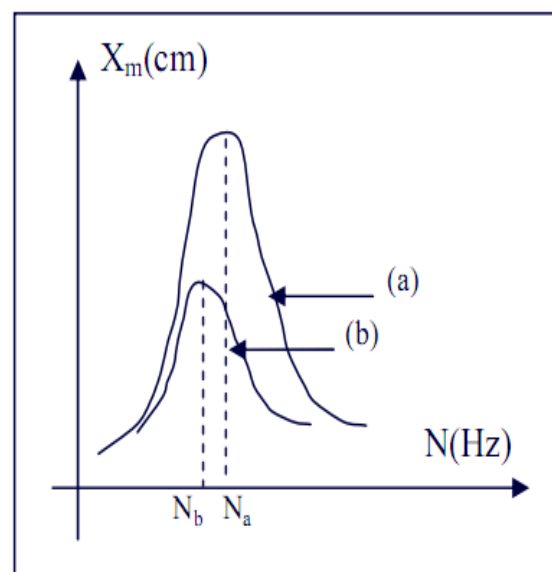


Figure 5

5°) a – On rappelle que l'expression de la puissance moyenne consommée par un oscillateur électrique analogue est : $P_m = R_T \cdot I^2$. Montrer par une analogie électrique-mécanique que l'expression de la puissance mécanique moyenne dissipée par l'oscillateur mécanique précédent peut s'écrire

$$P_m = \frac{h F_m^2}{2 \left[h^2 + \left(m\omega - \frac{K}{\omega} \right)^2 \right]} \quad \text{avec : } \omega = 2\pi N.$$

b- Déterminer la pulsation à la résonance de puissance.

c- Calculer la valeur maximale de cette puissance.

1 N \longrightarrow 4 cm

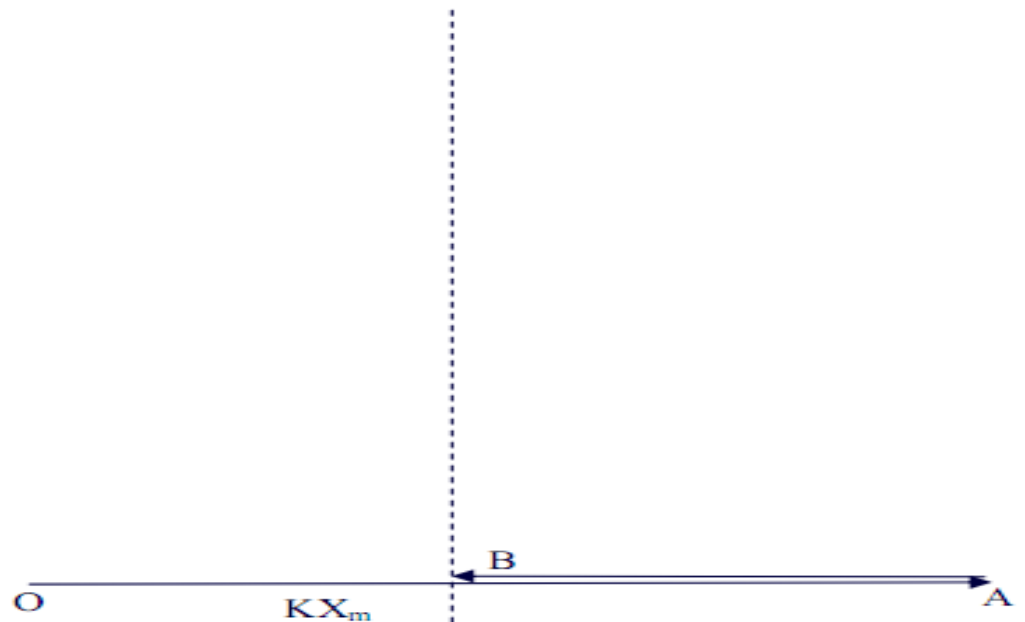


Figure 6

Exercice n°1

Un oscillateur mécanique est constitué d'un ressort à spires non jointives, de masse négligeable, de constante de raideur K , lié à un solide (S) de masse m qui peut se déplacer sur un plan horizontal. A l'équilibre, le centre d'inertie G du solide coïncide avec l'origine O d'un repère (O, \vec{i}) . La position du solide est repérée par son abscisse x dans ce repère.

Un stylet fixé sur le solide S permet d'enregistrer l'évolution de l'abscisse de son centre d'inertie en fonction du temps sur une feuille de papier enroulé sur un cylindre tournant, à vitesse constante, à l'aide d'un moteur non représenté. (Fig 1)

Au cours de son mouvement, le solide (S) est soumis à une force de frottement visqueux $\vec{f} = -h\vec{v}$ ou h est une constante qui peut être positive ou nulle et \vec{v} est la vitesse instantanée du solide. Pour mettre l'oscillateur en oscillations forcées, un dispositif approprié non représenté permet d'exercer sur le solide (S) une force excitatrice $\vec{F} = F_m \sin(2\pi N_e t) \vec{i}$ de fréquence N_e réglable.

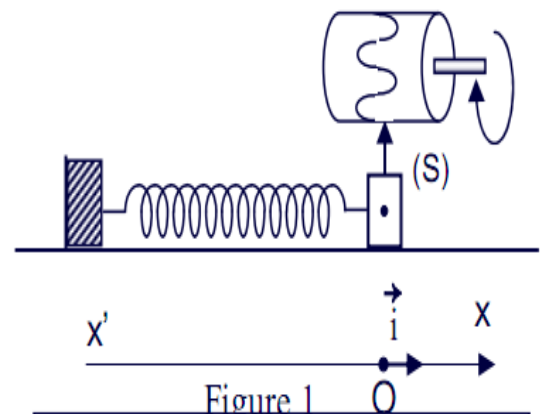


Figure 1

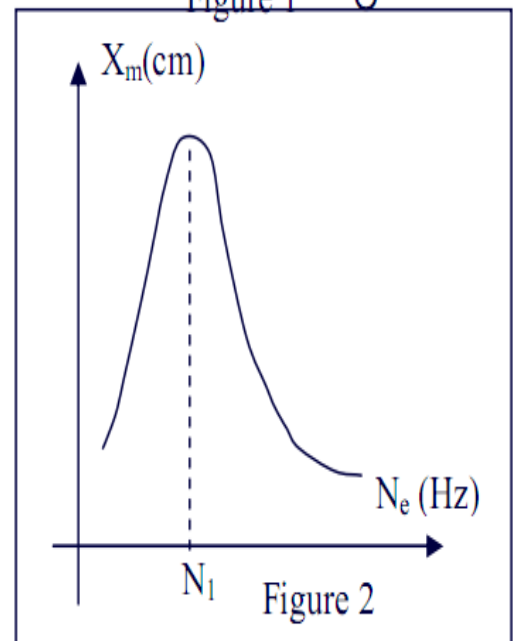


Figure 2

I- Etude expérimentale

1°) Expérience 1 :

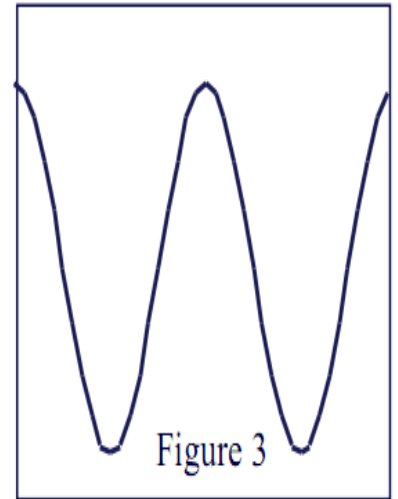
On fait varier la fréquence de la force excitatrice et on mesure à chaque fois l'amplitude des oscillations du solide. Les résultats des mesures permettent de tracer le courbe $X_m = f(N_e)$. (Fig 2)

- Préciser l'état du système pour $N_e = N_1$.
- Comparer, en justifiant et sans calcul, N_1 à N_0 .

2°) Expérience 2 :

Le dispositif d'enregistrement des oscillations est constitué d'un cylindre tournant à une fréquence $N' = 35/4\pi$ Hz. Sur la feuille de papier, on observe une sinusoïde comportant $n = 2$ oscillations pour un tour complet. (Fig 3)

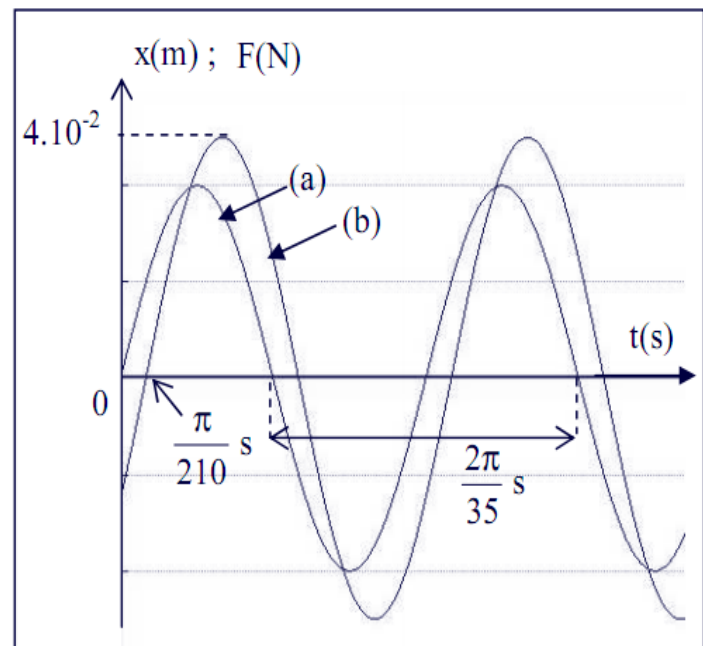
Déterminer la période des oscillations.



3°) Expérience 3 :

Une étude expérimentale a permis de tracer les courbes représentant les variations, en fonction du temps, des valeurs algébriques de la force excitatrice F et l'élongation x .

- Justifier que la courbe (b) correspond à $x(t)$.
- Déduire, en justifiant, la période des oscillations T et la fréquence N .
- Déterminer le déphasage $\Delta\varphi = (\varphi_F - \varphi_x)$.
- Déterminer l'expression de $x(t)$.

**II- Etude théorique**

1°) Montrer que l'équation différentielle du mouvement

de G du solide S , en $x(t)$, est :
$$m \frac{d^2x}{dt^2} + h \frac{dx}{dt} + Kx = F$$

2°) Pour la fréquence $N_1 = 35/2\pi$ de N_e on donne sur l'annexe une construction de Fresnel incomplète où figure le vecteur \vec{OA} qui représente la fonction Kx et le vecteur \vec{OC} qui représente la force F .

- Compléter la construction de Fresnel en représentant dans l'ordre le vecteur relatif à $m \frac{d^2x}{dt^2}$ puis

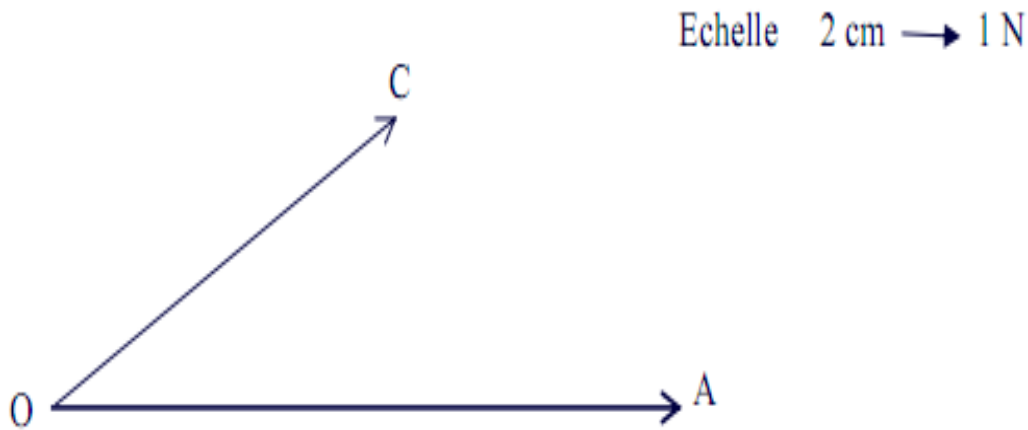
celui relatif à $h \frac{dx}{dt}$.

b- Déduire à partir de cette construction :

- la valeur F_m de F ;
- la valeur du coefficient du frottement h ;
- La valeur de la masse m .

3°) Pour une valeur N_2 de N_e le déphasage $\Delta\phi = (\phi_F - \phi_x) = \frac{\pi}{2}$ rad

- Par analogie électrique mécanique, montrer que l'oscillateur est en résonance de vitesse.
- Déduire la valeur de N_2 .



EXERCICE N°1 (Bac)

Un oscillateur mécanique constitué d'un ressort de raideur k , d'un solide (S) de masse M . Le solide est soumis à une force de frottement visqueux $f = -h \vec{v}$ où h est une constante positive. Les oscillations de (S) sont entretenues à l'aide d'une force excitatrice $F = F(t) \cdot \vec{t} = F_m \sin(\omega t) \vec{t}$.

L'élongation x de G vérifie l'équation différentielle

$$M \frac{d^2x}{dt^2} + h \frac{dx}{dt} + Kx = F_m \sin(\omega t)$$

dont la solution est $x(t) = X_m \sin(\omega t + \phi_x)$.

Les fonctions $x(t)$ et $F(t)$ sont représentées par les diagrammes de la figure -2.

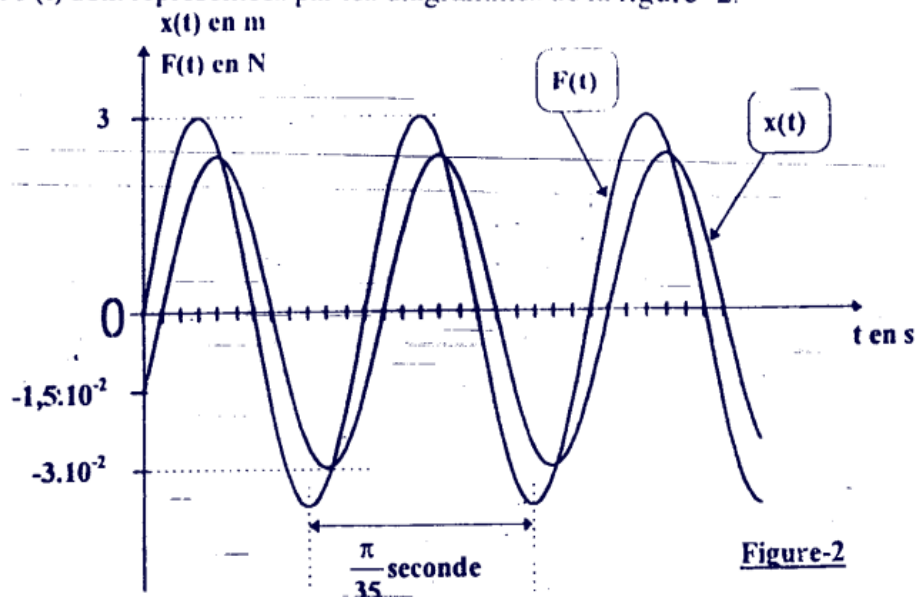


Figure-2

1) Au cours de ces oscillations forcées, il y a échange d'énergie entre le résonateur $\{(R) + (S)\}$ et

2) A partir des diagrammes de la figure -2 :

a - déterminer les expressions de $F(t)$ et $x(t)$. Préciser, en le justifiant, s'il existe des valeurs de la pulsation ω de la force excitatrice pour lesquelles le déphasage de $x(t)$ par rapport à $F(t)$ change de signe.

b - Faire la construction de Fresnel, et en déduire les valeurs de h et de K .

3) a - Donner l'expression de l'amplitude X_m en fonction de F_m , h , ω , K et M . En déduire l'expression de l'amplitude V_m de la vitesse instantanée en fonction des mêmes données.

b - Déterminer le rapport $\frac{F_m}{V_m}$ en fonction de h , ω , K et M . Déduire, à l'aide de l'analogie mécanique-électrique, l'expression correspondant à ce rapport en électricité et en donner la signification physique.

Exercice 2:

Un pendule élastique horizontal est constitué d'un ressort de raideur $k = 20 \text{ Nm}^{-1}$ et d'un solide de centre d'inertie G et de masse $m = 0,2 \text{ kg}$ placé sur un plan rugueux. On écarte le solide de sa position d'équilibre de X_m puis on le lâche sans vitesse initiale. Des oscillations pseudo périodique prennent naissance à cause des forces de frottement traduit par la force $F = -hV$ avec $h = 1 \text{ N s m}^{-1}$.

1. Calculer la pseudo période T sachant qu'on peut la confondre avec la période propre T_0 de l'oscillateur utilisé.
2. Donner l'allure de la courbe représentative $X = f(t)$ pour le régime ci-dessus (le coefficient de frottement h faible).
3. Pour entretenir les oscillations précédentes, on excite le système de façon périodique par une force $F = F_m \sin(2\pi Nt)$ avec $F_m = 1,2 \text{ N}$. ainsi le solide oscille sinusoidalement suivant l'équation $X = X_m \sin(2\pi Nt - \pi/2)$.

a- Etablir l'équation différentielle du mouvement de G .

b- Faire la construction de Fresnel et en déduit :

*La valeur de la fréquence de l'oscillateur.

*La valeur de l'amplitude X_m .

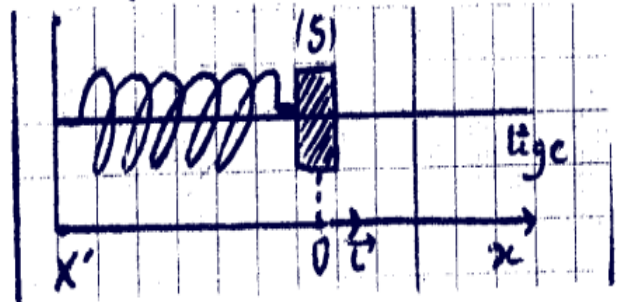
- c- Ecrire l'expression de la vitesse instantanée du solide
- d- Ecrire l'expression de la puissance moyenne consommée par l'oscillateur en fonction de h et V_m et la calculer.
- 4. Calculer la fréquence N_r de la force $F(t)$ pour laquelle X_m est maximale.
- 5. Représenter l'allure de la courbe des variations de X_m en fonction de N , indiquer les coordonnées des points particuliers.
- 6. Montrer qu'il existe une valeur de l'amortissement h notée h_0 au dessus de laquelle le phénomène de résonance est non possible. Calculer h_0 .

EXERCICE : 3:

Un pendule élastique horizontale est constitué d'un solide (S) de masse M, soudé à l'extrémité d'un ressort de raideur K, enfilé sur une tige parfaitement lisse sur laquelle peut coulisser le solide. Pour entretenir le mouvement du solide ;

un excitateur exerce sur (S) une force $\vec{F} = F_m \sin(\omega t + \phi_f) \vec{i}$.

Le solide est soumis à une force de frottement $\vec{f} = -h \vec{v}$ où h est une constante positive et \vec{v} étant le vecteur vitesse instantanée du solide.



1) a- Etablir l'équation différentielle du mouvement de (S) ou $x(t)$ est la grandeur oscillante.

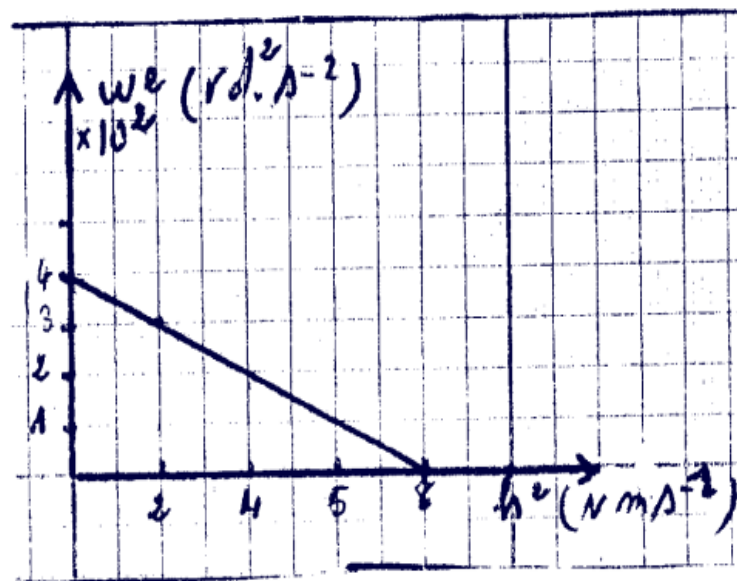
b- L'oscillateur étant en mouvement sinusoïdal d'équation horaire

$x(t) = x_m \sin(\omega t + \pi/6)$, par la méthode de Fresnel donner

l'expression de l'amplitude x_m en fonction F_m, h, ω, K et M sachant que $\phi_f < \pi/2$.

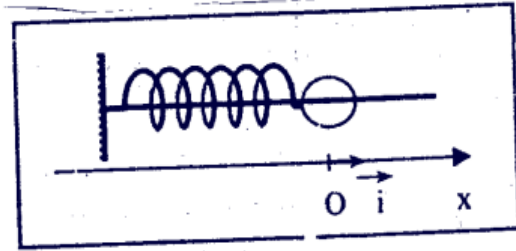
c- Calculer ϕ_f sachant que $F_m = 1,5 \text{ N}$; $\omega = 37,5 \text{ rd.s}^{-1}$; $x_m = 5 \cdot 10^{-2} \text{ m}$ et $h = 0,4 \text{ kg.s}^{-1}$.

- 2) Calculer la puissance moyenne consommée par l'oscillateur.
- 3) L'amplitude x_m est maximale pour une valeur ω_r de la pulsation ω . Etablir l'expression de ω_r en fonction de K, M et h.
- 4) pour différentes valeurs de h on a représenté la courbe $W_r^2 = f(h^2)$, déduire les valeurs de M et K.
- 5) On fait varier la raideur K du ressort. Déterminer la valeur K_0 de K pour laquelle F et V deviennent en phase calculer V_m .



EXERCICE : 4

Un oscillateur mécanique est constitué d'un ressort à spires non jointives, de masse négligeable et de constante de raideur K auquel est attaché un solide (S) de masse m (voir figure). L'oscillateur est excité par une force $\vec{F} = (F_m \sin \omega t) \cdot \vec{i}$ et est soumis à une force de frottement $\vec{f} = -h \cdot \vec{v}$ par un dispositif approprié non schématisé.

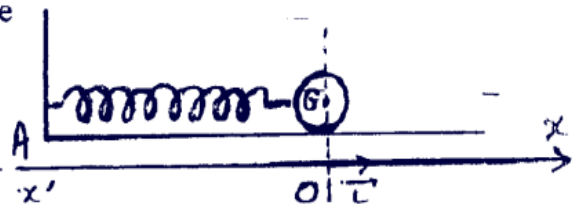


On donne : $K = 20 \text{ N.m}^{-1}$; $m = 0,2 \text{ kg}$; $F_m = 0,8 \text{ N}$ et $h = 0,35 \text{ N.m s}^{-1}$.

1. Donner l'équation différentielle de l'oscillateur.
2. Pour une pulsation $\omega = 8 \text{ rad.s}^{-1}$; déduire de la construction de Fresnel l'expression de la valeur maximale de la vitesse. Calculer V_m .
3. Déterminer l'expression de la vitesse en fonction du temps.
- 4) Donner l'expression de la puissance mécanique moyenne, et calculer l'énergie absorbée par l'oscillateur pendant une période d'oscillation.
- 5) Trouver l'expression de l'impédance mécanique de l'oscillateur ; puis déduire l'impédance de l'analogie électrique.

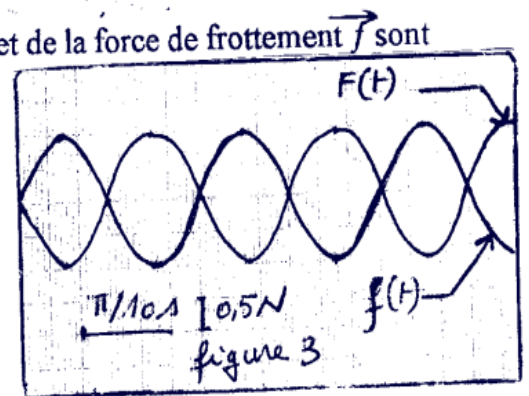
EXERCICE : 5

On considère un ressort R de constante de raideur K ; l'une de ses extrémités A est fixée à un support et l'autre à une sphère d'acier de masse $m = 0,1 \text{ kg}$. Le solide effectue un mouvement de translation horizontal. L'origine du repère sera confondue avec le centre d'inertie G de la sphère à l'équilibre ; son sens sera de A vers G. Les frottements sont équivalents à une force $\vec{f} = -h \vec{v}$ avec $h = 2 \text{ N.m s}^{-1}$. Un électro-aimant parcouru par un courant alternatif exerce sur la sphère une force



$\vec{F} = F \cdot \vec{i}$ avec $F = F_m \sin(\omega t)$
 varie selon $x(t) = X_m \sin(\omega t + \varphi)$.

- 1) Etablir l'équation différentielle du mouvement.
- 2) Les variations en fonction du temps de la force excitatrice \vec{F} et de la force de frottement \vec{f} sont représentés sur la figure 3.
 - a- Déterminer la valeur de la pulsation ω .
 - b- Montrer que l'oscillateur est en résonance de vitesse.
 - c- En exploitant le digramme de Fresnel déterminer :
 - La vitesse maximale
 - la constante de raideur K du ressort.
 - d- En déduire l'amplitude du mouvement.
 - e- Calculer la puissance moyenne absorbée par l'oscillateur.
- 3) On fait augmenter la pulsation ω de l'excitateur à une autre valeur ω_1 .
 - a- Faire la représentation de Fresnel.
 - b- Déterminer l'expression de la phase φ de la vitesse en fonction ω_1 .
 - c- Etablir l'expression de V_{max} .
 - d- Montrer qu'à la résonance de vitesse ω ne dépend pas de h .



Exercice n° 5 :

Un pendule élastique, constitué d'un ressort de constante de raideur $k = 400 \text{ N.m}^{-1}$ et d'un solide (C) de masse $M = 20 \text{ g}$, mis en oscillations forcées sinusoïdales par un moteur dont l'arbre tourne à fréquence réglable N

Les forces de frottement visqueux agissant sur le solide (C) sont équivalentes à $\vec{f} = -h\vec{v}$ où h est une constante positive ;

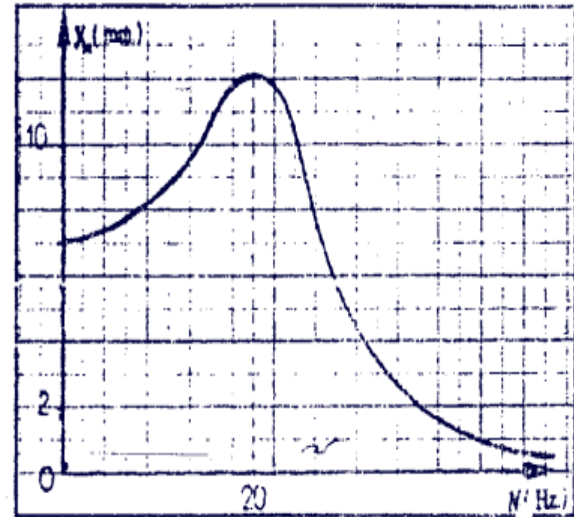
La force excitatrice exercée par le moteur est $F(t) = F_m \sin(\omega t) \vec{x}$

Le solide prend alors un mouvement de translation rectiligne sinusoïdal d'élongation $\chi(t)$ tel la fig 2 donne les variations de l'amplitude χ_m des oscillations en fonction de la fréquence N de la force excitatrice. dans le cas $\omega > \omega_0$.

1°) Montrer que :
$$\chi_m = \frac{F_m}{\sqrt{\omega^2 h^2 + (\omega^2 M - K)^2}}$$

2°) Déterminer à partir de la représentation graphique de $\chi_m = f(N)$:

- La fréquence N_r de résonance d'élongation de l'oscillateur.
- L'amplitude des oscillations de (C) pour : $N = N_r$.



3°) Montrer que la fréquence de résonance N_r est liée à la fréquence

propre de l'oscillateur par la relation :
$$N_r^2 = N_0^2 - \frac{h^2}{8\pi^2 M^2}$$

4°) Dédire de tout ce qui précède ;

- La valeur de F_m .
- La valeur de h .
- L'expression numérique de $\chi(t)$ à la résonance d'élongation.

5°) Montrer qu'il existe une valeur du coefficient de frottement noté h_0 au delà de laquelle il n'existe plus de résonance d'élongation. Déterminer h_0 .

CorrectionEXERCICE 1

$$1/R.F.D : \vec{P} + \vec{R} + \vec{f} + \vec{T} + \vec{F} = m\vec{a}$$

On projette cette égalité sur l'axe (ox) : $T + f + F = m.a$

$$-Kx - hv + F = m.a \Rightarrow Kx + hv + m.a = F \text{ or } v = \frac{dx}{dt} \text{ et } a = \frac{d^2x}{dt^2} \Rightarrow$$

L'équation différentielle du mouvement est :

$$m \frac{d^2x}{dt^2} + h \frac{dx}{dt} + kx = F_m \sin \omega t$$

2/ a)

1^{ère} méthode ; La force excitatrice $F(t)$ est toujours en avance de phase par rapport à l'élongation $x(t)$ et T est en opposition de phase avec x car $T = -K.x \Rightarrow \varphi_T = \varphi_x + \pi$ donc T est toujours en avance de phase par rapport $F(t) \Rightarrow$ la courbe (\mathcal{C}_2) est celle de $F(t)$.

2^{ème} méthode

$\vec{F} = F_m \cdot \sin(\omega t) \cdot \vec{i} \Rightarrow \varphi_F = 0$ donc la courbe de F passe par l'origine \Rightarrow la courbe (\mathcal{C}_2) est celle de $F(t)$.

b) Les valeurs maximales de $F(t)$ et de $T(t)$. sont $F_{\max} = 8,4 \text{ N}$ et $T_{\max} = 6 \text{ N}$

c) La période des oscillations du solide (s) est $T_1 = 6 \cdot \frac{\pi}{39} \text{ s} = \frac{6\pi}{39} \text{ s}$ et la pulsation $\omega_1 = \frac{2\pi}{T_1} = 13 \text{ rad.s}^{-1}$

d) On a $T_{\max} = K X_{\max} \Rightarrow X_{\max} = \frac{T_{\max}}{K} = \frac{6}{20} = 0,3 \text{ m}$

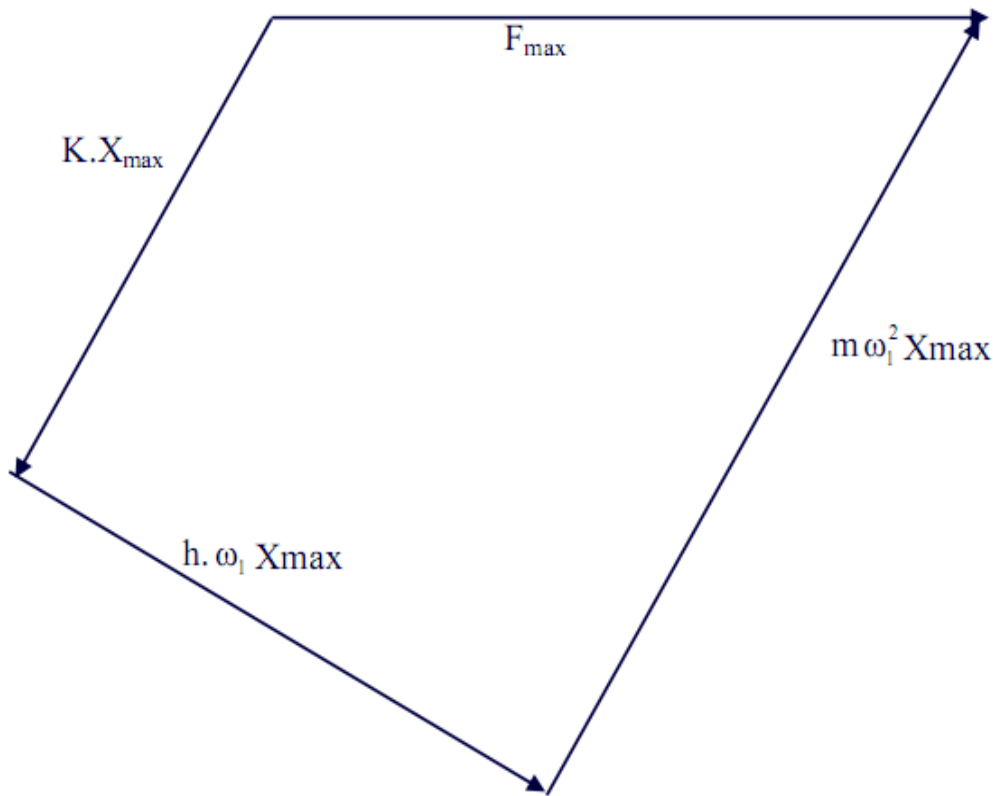
e) On a T est en avance de phase sur F $\Rightarrow \varphi_T - \varphi_F = \omega_1 \cdot \Delta t = \frac{2\pi}{T_1} \cdot \Delta t = \frac{2\pi}{T_1} \frac{T_1}{6} = \frac{\pi}{3}$ rad

f) On a $x(t) = X_{\max} \sin(\omega_1 \cdot t + \varphi_x)$ avec $X_{\max} = 0,3$ m ; $\omega_1 = 13$ rad.s⁻¹ et $\varphi_x = \varphi_T - \pi$ avec $\varphi_T = \frac{\pi}{3}$ rad

car $\varphi_F = 0 \Rightarrow \varphi_x = \frac{\pi}{3} - \pi = -\frac{2\pi}{3}$ rad donc $x(t) = 0,3 \cdot \sin(13 \cdot t - \frac{2\pi}{3})$ (x en m et t en s)

g) *La construction de Fresnel pour $\omega = \omega_1$ échelle 1 cm \rightarrow 1N

$T_{\max} = K X_{\max} = 6$ N \rightarrow 6 cm et $F_{\max} = 8,4$ N \rightarrow 8,4 cm



$$h) m \omega_1^2 X_{\max} \rightarrow 10,2 \text{ cm} \Rightarrow m \omega_1^2 X_{\max} = 10,2 \text{ N} \Rightarrow m = \frac{m \cdot \omega_1^2 \cdot X_{\max}}{\omega_1^2 \cdot X_{\max}} = \frac{10,2}{13^2 \cdot 0,3} = 0,2 \text{ kg}$$

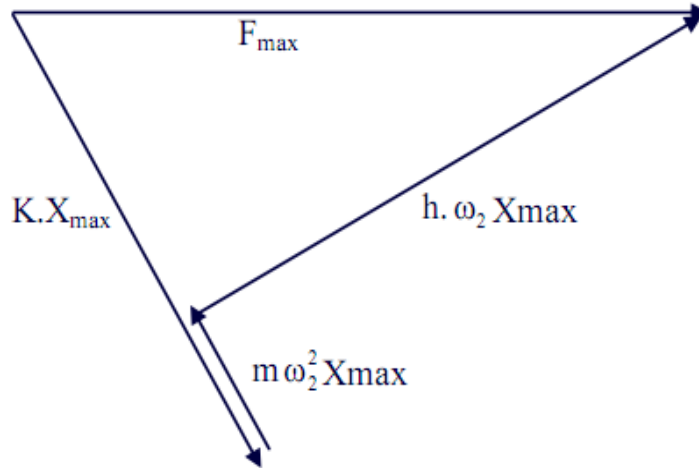
$$h \omega_1 X_{\max} \rightarrow 7,3 \text{ cm} \Rightarrow h \omega_1 X_{\max} = 10,2 \text{ N} \Rightarrow h = \frac{h \cdot \omega_1 \cdot X_{\max}}{\omega_1 \cdot X_{\max}} = \frac{7,3}{13 \cdot 0,3} = 1,87 \text{ kg} \cdot \text{s}^{-1}$$

$$* \text{ On a : } m \omega_1^2 X_{\max} > K \cdot X_{\max} \Rightarrow \omega_1^2 > \frac{K}{m} = \omega_0^2 \Rightarrow \omega_1 > \omega_0$$

3) a) Lorsque $\omega = \omega_2$, l'oscillateur est en état de résonance d'élongation

b) Il faut diminuer la pulsation de l'excitateur à partir de ω_1 , pour atteindre ω_2 car à résonance d'élongation $\omega_r = \omega_2 < \omega_0$ et $\omega_1 > \omega_0$

c)



*Théorème de Pythagore

$$F_{\max}^2 = (K \cdot X_{\max} - m \omega_2^2 X_{\max})^2 + (h \omega_2 X_{\max})^2 = X_{\max}^2 [(h \omega_2)^2 + (K - m \omega_2^2)^2] \Rightarrow X_{\max}^2 = \frac{F_{\max}^2}{(h \omega_2)^2 + (K - m \omega_2^2)^2}$$

$$\Rightarrow X_{\max} = \frac{F_{\max}}{\sqrt{(h \omega_2)^2 + (K - m \omega_2^2)^2}}$$

$$X_{\max}(\omega) = \frac{F_{\max}}{\sqrt{(h \omega)^2 + (K - m \omega^2)^2}} \text{ à la résonance d'élongation } X_{\max} \text{ est maximale} \Rightarrow$$

$$\frac{d[(h \omega)^2 + (K - m \omega^2)^2]}{d\omega} = 0 \text{ pour } \omega = \omega_2$$

$$\Rightarrow 2h^2 \cdot \omega_2 - 4m \cdot \omega_2 (K - m \omega_2^2) = 0 \Rightarrow h^2 - 2m (K - m \omega_2^2) = 0 \Rightarrow h^2 = 2m (K - m \omega_2^2) \Rightarrow K - m \omega_2^2 = \frac{h^2}{2m}$$

$$\Rightarrow m \omega_2^2 = K - \frac{h^2}{2m} \Rightarrow \omega_2^2 = \frac{K}{m} - \frac{h^2}{2m^2} = \omega_0^2 - \frac{h^2}{2m^2}$$

$$\text{tg}(\varphi_F - \varphi_X) = \frac{h \omega_2 \cdot X_{\max}}{(K - m \omega_2^2) \cdot X_{\max}} = \frac{h \omega_2}{K - m \omega_2^2}$$

$$\text{On a } -\frac{\pi}{2} < \varphi_X - \varphi_F < 0 \text{ et } \varphi_X = \varphi_V - \frac{\pi}{2} \Rightarrow -\frac{\pi}{2} < \varphi_V - \varphi_F - \frac{\pi}{2} < 0 \Rightarrow 0 < \varphi_V - \varphi_F$$

$$\text{c) } \omega_2 = \sqrt{\frac{K}{m} - \frac{h^2}{2m^2}} = \sqrt{\frac{20}{0,2} - \frac{1,87^2}{2 \cdot 0,2^2}} = 7,5 \text{ rad} \cdot \text{s}^{-1}$$

4/ a) La courbe de $\omega_r^2 = f(h^2)$ est une droite affine d'équation $\omega_r^2 = A \cdot h^2 + B$

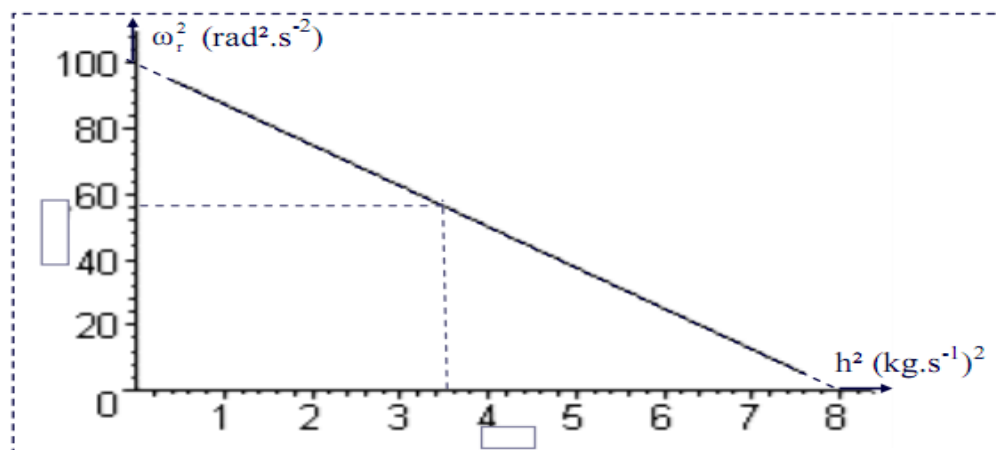
$$\text{D'autre part } \omega_2^2 = \omega_0^2 - \frac{h^2}{2m^2} = -\frac{1}{2m^2} h^2 + \omega_0^2 \Rightarrow A = -\frac{1}{2m^2} \text{ et } B = \omega_0^2$$

b)* L'intersection du prolongement de ma courbe de $\omega_r^2 = f(h^2)$ nous donne $\omega_0^2 = 100 \text{ rad}^2 \cdot \text{s}^{-2}$
 $\Rightarrow \omega_0 = 10 \text{ rad} \cdot \text{s}^{-1}$.

$$\text{*La pente de la droite } A = -\frac{1}{2m^2} = \frac{\omega_{r2}^2 - \omega_{r1}^2}{h_2^2 - h_1^2} = \frac{100 - 0}{0 - 8} = -12,5 \text{ kg}^{-2}$$

$$m^2 = -\frac{1}{2 \cdot A} \Rightarrow m = \sqrt{-\frac{1}{2 \cdot A}} = \sqrt{\frac{1}{25}} = 0,2 \text{ kg}$$

*Pour $h = 1,87 \text{ kg} \cdot \text{s}^{-1}$. On a $h^2 = 3,5 \text{ kg}^2 \cdot \text{s}^{-2} \Rightarrow \omega_2^2 = 56 \text{ rad}^2 \cdot \text{s}^{-2} \Rightarrow \omega_2 = 7,48 \text{ rad} \cdot \text{s}^{-1}$



Exercice N°1 (3,5 points)

I -
1°) Précisons la nature des oscillations du pendule.

Le pendule est abandonnée à lui-même et le solide est soumis une de frottement donc les oscillations sont libre amortis. **(0,5 pt)**

2°) Etablissons l'équation différentielle vérifiée par l'élongation x du solide.

On applique la R.F.D au système $\{C\}$

$$\sum \vec{F}_{\text{ext}} = m\vec{a}$$

Bilan des forces

\vec{T} , \vec{P} , \vec{R} et \vec{f} : forces extérieures.

\vec{f} est la force de frottement $\vec{f} = -h\vec{v}$

$$\vec{f} + \vec{R} + \vec{P} + \vec{T} = m\vec{a} \text{ après projection } T + f = ma \Leftrightarrow -Kx - hv = ma$$

$$\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{h}{m} \frac{dx}{dt} + \frac{K}{m} x = 0 \text{ Equation différentielle d'un oscillateur mécanique libre amorti.}$$

(0,5 pt)

3°) a- D'après le tableau :

- L'amplitude des oscillations diminue au cours du temps alors le régime est pseudopériodique.

(0,5 pt)

- La pseudo période $T = 0,5 \text{ s}$

(0,5 pt)

b- Donnons l'expression de l'énergie mécanique du système (solide + ressort).

$$E = E_c + E_{pe} = \frac{mv^2}{2} + \frac{Kx^2}{2} \text{ (0,25 pt)}$$

c- Déterminons les valeurs E_1 et E_2 de l'énergie mécanique respectivement aux instants $t_1 = 0,5 \text{ s}$ et $t_2 = 0,75 \text{ s}$.

Aux instants $t_1 = 0,5 \text{ s}$ et $t_2 = 0,75 \text{ s}$, la vitesse du solide est nulle et $x = X_m$ alors l'énergie mécanique s'écrit : $E = \frac{1}{2} KX_m^2$

$$\text{Alors } E_1 = \frac{1}{2} KX_{1m}^2 \approx 0,47 \cdot 10^{-2} \text{ J} \text{ et } E_2 = \frac{1}{2} KX_{2m}^2 \approx 0,28 \cdot 10^{-2} \text{ J. (0,75 pt)}$$

d- Comparons E_1 et E_2 et interprétons.

$E_1 > E_2$ il y a perte d'énergie. Une partie de l'énergie E_1 se transforme en chaleur a cause des frottements. **(0,5 pt)**

II-

1°) a - Le dispositif qu'exerce la force \vec{F} est appelé exciteur, son rôle est d'entretenir le mouvement en compensant l'énergie perdue par les frottements. **(0,25 pt)**

b- L'oscillateur est forcé à osciller avec une fréquence imposée par l'excitateur c'est pour cela $N = N_e$ ou $w = w_e$. **(0,25 pt)**

2°) a- Complétons, à l'échelle, la construction de Fresnel.

$F_m = 0,4 \text{ N}$ est la valeur d'un vecteur représentée de 4 cm.

(0,5 pt)

Echelle : $0,1 \text{ N} \rightarrow 1 \text{ cm}$

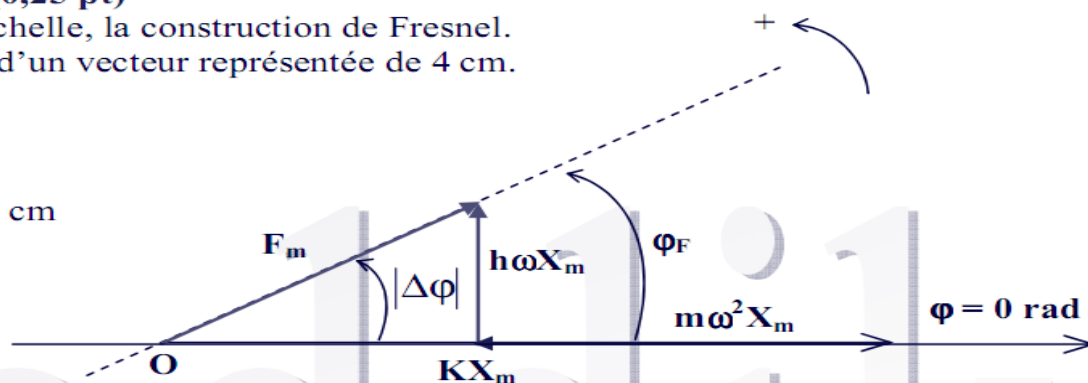


Figure 2

b- Déterminons la valeur de h et m

- $h\omega X_m$ est représentée par 2 cm donc $h\omega X_m = 0,2 \text{ N}$ d'où $h = \frac{0,2}{\omega X_m} = 0,2 \text{ Kg.s}^{-1}$

(0,5 pt)

- $m\omega^2 X_m$ est représentée par $\approx 4,55 \text{ cm}$ donc $m\omega^2 X_m = 0,45 \text{ N}$ d'où $m = \frac{0,45}{\omega^2 X_m} \approx 0,27 \text{ g}$.

c- Etablissons les expressions de l'amplitude X_m et de $\text{tg}(\varphi_F)$ en fonction de h , m , K et w .
D'après la propriété du triangle rectangle (Pythagore), on a :

$$F_m^2 = (K - mw_e^2) \cdot X_m^2 + h^2 w_e^2 X_m^2 \quad \text{d'où} \quad X_m = \frac{F_m}{\sqrt{h^2 w^2 + (K - mw^2)^2}}$$

$$\text{et } \text{tg}(\varphi_{F_e} - \varphi_x) = \text{tg}(\varphi_{F_e}) \frac{hw_e}{K - mw_e^2} = \frac{hw_e}{m(w_0^2 - w_e^2)} \quad \text{puisque } \varphi_x = 0 \text{ rad (0,75 pt)}$$

3°) a- Calculons la fréquence de résonance d'élongation N_r .

$$N_r = \sqrt{N_0^2 - \frac{h^2}{8\pi^2 m^2}} = 4,1 \text{ Hz (0,25 pt)}$$

b- Déduire la valeur X_{mr} de l'amplitude de l'élongation à la résonance.

$$\text{En remplaçant la valeur de } N_r \text{ dans celle de } X_m \cdot X_m = \frac{F_m}{\sqrt{h^2 (2\pi N_r)^2 + (K - m(2\pi N_r)^2)^2}}$$

On trouve $X_m = 7,64 \text{ cm. (0,25 pt)}$

c- Déterminons $\|\vec{T}\| = K \cdot X_m = 1,22 \text{ N} > \|\vec{T}\|_m$ Alors le ressort risque d'être endommagé.

(0,5 pt)

d- Pour éviter ce risque, on peut ou bien augmenter les frottements ou s'éloigner de la fréquence de résonance. (0,5 pt)

4°) a- Tableau d'analogie mécanique-électrique

	Oscillateur mécanique	Oscillateur électrique
Grandeurs	x	q
	v	i
	m	L
	K	$\frac{1}{C}$
	h	R+r
	F	u

Par analogie mécanique électrique, donnons les expressions de :

- la charge maximale $Q_m = \frac{U_m}{\sqrt{(R+r)^2 w_e^2 + (\frac{1}{C} - Lw_e^2)^2}}$

- $N_e = \sqrt{N_0^2 - \frac{(R+r)^2}{8\pi^2 L^2}}$

(0,25 pt)

b- Déduire le rapport $\frac{U_m}{I_m}$ en fonction de R, L, C et N

Le rapport

$$\frac{U_m}{I_m} = \frac{U_m}{\omega Q_m} = \frac{U_m \sqrt{(R+r)^2 w_e^2 + (\frac{1}{C} - Lw_e^2)^2}}{\omega U_m} = \frac{U_m \omega \sqrt{(R+r)^2 + (\frac{1}{C2\pi N_e} - L2\pi N_e)^2}}{U_m \omega} =$$

Donc $\frac{U_m}{I_m} = \frac{U_m}{\omega Q_m} = \sqrt{(R+r)^2 + \left(\frac{1}{C2\pi N_e} - L2\pi N_e\right)^2}$ appelé impédance électrique.

(0,5 pt)

c- Donnons, par analogie, l'expression de l'impédance mécanique et déterminons sa valeur pour $N = \frac{10}{\pi}$ Hz.

$$Z_m = \sqrt{h^2 + \left(\frac{K}{2\pi N_e} - m2\pi N_e\right)^2} = \frac{F_m}{V_m} = \frac{F_m}{\omega X_m} = 0,4 \text{ Kg.s}^{-1}$$

(0,5 pt)

5°) a- Montrons que la puissance mécanique moyenne s'écrit $P_m = \frac{h}{2} \cdot V_m^2$

La puissance électrique moyenne consommée par un circuit électrique R,L,C série est

$$P_m = U \cdot I \cdot \cos(\varphi_u - \varphi_i) = Z \cdot I \cdot I \cdot \frac{(R+r)}{Z} = (R+r) \cdot I^2 = (R+r) \frac{I_m^2}{2}$$

En utilisant le tableau d'analogie précédent, on peut écrire $P_m = \frac{h}{2} \cdot V_m^2$

b- Calculer P_m si : $N = \frac{10}{\pi}$ Hz

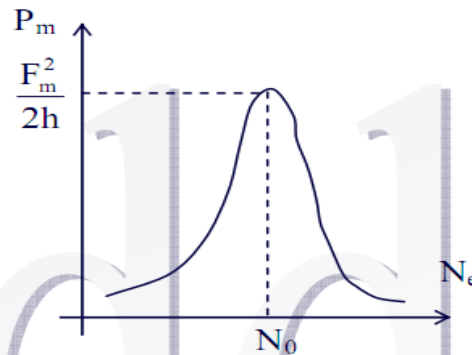
On trouve $P_m = 0,1 \text{ w}$. (0,25 pt)

c- Montrer qu'il y a résonance de puissance pour $N = N_0$. avec N_0 la fréquence propre des oscillations.

En s'inspirant de la résonance d'intensité qui se produit pour $N = N_0$ avec N_0 la fréquence propre des oscillations, Alors par analogie la résonance de vitesse se produit pour $N = N_0$. Alors à cette fréquence, la puissance mécanique est maximale. On parle alors de résonance de puissance. (0,25 pt)

d- Traçons l'allure de la courbe : $P = g(N)$.

(0,25 pt)



Exercice N°2

Exercice N°1

I – (3,5 points)

1°) a- Précisons la nature des oscillations du pendule.

L'enregistrement mécanique donne une sinusoïde alors les oscillations sont de type sinusoïdale. (0,5 pt)

b- Donnons l'équation différentielle des oscillations en x.

$$\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{K}{m} x = 0 \Leftrightarrow \frac{d^2x}{dt^2} + \omega^2 x = 0 \quad (0,25 \text{ pt})$$

2°) Déterminons graphiquement

a- L'amplitude $X_m = 4 \text{ cm}$ (0,25 pt)

b- La période propre $T_0 = 0,75 \text{ s}$ (0,25 pt) on peut déduire $K = 4\pi^2 \frac{m}{T_0^2} = 28,5 \text{ N.m}^{-1}$. (0,5 pt)

3°) a- Donner l'expression de l'énergie mécanique E du système $S = \{(C), (R)\}$ à un instant de date t .

$$E = E_c + E_{pe} = \frac{mv^2}{2} + \frac{Kx^2}{2} \quad (0,25 \text{ pt})$$

b- Justifier que le système S est conservatif.

$\frac{dE}{dt} = \frac{dx}{dt} \left(\frac{d^2x}{dt^2} + \omega^2 x \right) = 0$ car $\left(\frac{d^2x}{dt^2} + \omega^2 x \right) = 0 \Leftrightarrow$ l'énergie est constante le système est dit conservatif. (0,25 pt)

c- Dédouons que l'expression de l'énergie cinétique peut s'écrire

$$E_c = A - \frac{1}{2} K x^2,$$

$$E = \frac{mv^2}{2} + \frac{Kx^2}{2} \Leftrightarrow E_c = E - \frac{Kx^2}{2} \quad (0,25 \text{ pt}) \text{ par identification } A = E \text{ l'énergie du système } (0,25 \text{ pt})$$

d-

▪ Retrouvons la valeur de K

La courbe représente une fonction affine de la forme $E_c = a.x^2 + b$. par identification la pente

$$a = -\frac{228}{16} = -\frac{1}{2} K \Leftrightarrow K = 28,5 \text{ K.N}^{-1} \quad (0,5 \text{ pt})$$

▪ On déduit aussi $A = E_c(0) = 228.10^{-4} \text{ J}$ (0,25 pt)

II-(5,5 points)

1°) L'excitateur fournit de l'énergie à l'oscillateur pour entretenir son mouvement. (0,5 pt)

2°) Etablissons l'équation différentielle vérifiée par l'élongation x du solide.

On applique la R.F.D au système $\{C\}$

$$\sum \vec{F}_{\text{ext}} = m\vec{a}$$

Bilan des forces

\vec{T} , \vec{P} , \vec{R} , \vec{f} , \vec{F} : forces extérieures.

$$\vec{R} + \vec{P} + \vec{f} + \vec{F} + \vec{T} = m\vec{a} \text{ après projection } T + F + f = ma$$

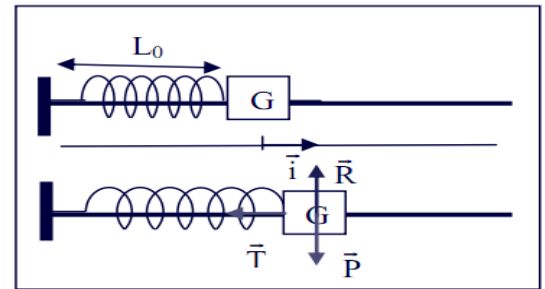
$$\Leftrightarrow -Kx -hv + F = ma$$

$$m \frac{d^2x}{dt^2} + h \frac{dx}{dt} + Kx = F \quad \text{Equation différentielle d'un oscillateur mécanique forcé. (0,5 pt)}$$

3°) a- Précisons la désignation du vecteur \vec{AB}

Le vecteur \vec{AB} représente la fonction $m \frac{d^2x}{dt^2}$ car \vec{OA} et \vec{AB} deux vecteurs opposés puisque

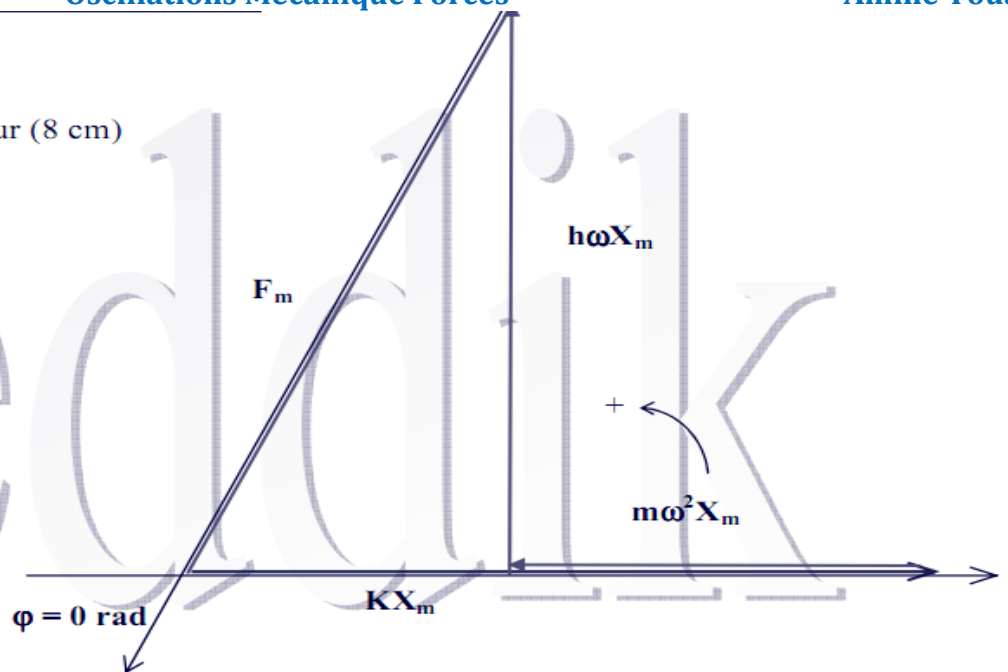
$m \frac{d^2x}{dt^2}$ et Kx sont deux fonctions en opposition de phase. (0,5 pt)



b- Construction de Fresnel

F_m est représentée par un vecteur (8 cm)

(0,75 pt)



c- Déterminons X_m et h

Le vecteur de valeur KX_m est représenté par 9,1 cm donc $KX_m = \frac{9,1}{4} = 2,275 \text{ N} \Leftrightarrow X_m = \frac{2,275}{28,5} = 8 \text{ cm}$

Le vecteur de valeur $h\omega X_m$ est représenté par 6,9 cm donc

$$h\omega X_m \frac{6,9}{4} = 1,725 \text{ N} \Leftrightarrow h = \frac{1,725}{2\pi \cdot 8 \cdot 10^{-2}} = 3,43 \text{ Kg.s}^{-1} \text{ (0,5 pt)}$$

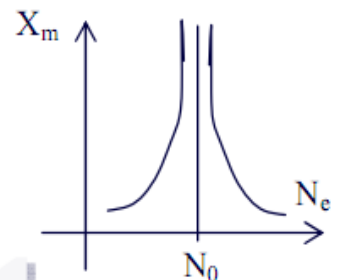
4°) a- Pour $N = N_a$ et $N = N_b$, X_m prend une valeur une valeur maximale. Donc l'oscillateur est en résonance d'élongation. (0,25 pt)

b- Attribuant à chaque courbe une valeur de h .

$h_2 < h_1 \Leftrightarrow X_{1m} < X_{2m}$ alors h_1 correspond la courbe (b) et h_2 correspond la courbe (a). (0,5 pt)

c- La valeur N_r fréquence représente la fréquence de résonance. (0,25 pt)

Lorsque $h \rightarrow 0$; $N_r \lim_{N_0} X_m = \infty$ (0,25 pt)



5°) a- Déterminer l'expression de la puissance.

$$P_m = \frac{hV_m^2}{2} = \frac{hF_m^2}{2Z_m} = \text{Donc } P_m = \frac{hF_m^2}{2[h^2 + (m\omega - \frac{K}{\omega})^2]} \text{ (0,5 pt)}$$

b- La puissance est maximale si $\omega = \omega_0 = \sqrt{\frac{K}{m}} = 8,44 \text{ rad.s}^{-1}$ (0,25 pt)

c- Pour $\omega = \omega_0$; $P_m = \frac{F_m^2}{2h} = 0,58 \text{ J}$ (0,25 pt)

Exercice N°1 (7 points)I- Etude expérimentale

1°) Expérience 1 :

a- Précisons l'état du système pour $N_e = N_1$ L'élongation atteint une valeur maximale pour une valeur N_1 de N_e alors le système en état de résonance d'élongation. (0,5 pt)b- Comparons, en justifiant et sans calcul, N_1 à N_0 .A la résonance l'élongation la fréquence de résonance $N_r < N_0$ fréquence propre d'où $N_1 < N_0$. (0,5 pt)

2°) Expérience 2 :

Déterminons la période des oscillations.

La période du cylindre $T' = 2.T$ alors $T = \frac{T'}{2} = \frac{1}{2N'} = \frac{2\pi}{35} = 0,179 \text{ s}$ (0,5 pt)

3°) Expérience 3 :

a- Justifions que la courbe (b) correspond à $x(t)$.L'élongation $x(t)$ est toujours en retard par rapport à la force excitatrice alors la courbe (b) correspond à $x(t)$. (0,5 pt)b- Déduisons, en justifiant, la période des oscillations T est la fréquence N .Les oscillations sont forcées alors $T = T_e = 2\pi/35 \text{ s}$. (0,5 pt)c- Déterminons le déphasage $\Delta\phi = (\phi_F - \phi_x)$. $\Delta\phi >$ alors $\Delta\phi = \omega\Delta t = \frac{2\pi}{T} \cdot \frac{\pi}{210} = \frac{35\pi}{210} = \frac{\pi}{6} \text{ rad}$ (0,5 pt)d- Déterminons l'expression de $x(t)$. $\Delta\phi = \frac{\pi}{6} \text{ rad}$ alors $\phi = -\frac{\pi}{6} \text{ rad}$ d'où $x = 4 \cdot 10^{-2} \sin(35t - \frac{\pi}{6})$ (0,5 pt)

II- Etude théorique

1°) Equation différentielle

Un système non représenté exerce sur le solide S une force $\vec{F} = F_m \sin(\omega t + \varphi_F) \cdot \vec{i}$

On applique la R.F.D au système {S}

$$\sum \vec{F}_{\text{ext}} = m\vec{a}$$

Bilan des forces

 \vec{T} , \vec{P} , \vec{R} , \vec{f} et \vec{F} : forces extérieures. \vec{F} est la force de frottement $\vec{f} = -h\vec{v}$; \vec{F} force excitatrice

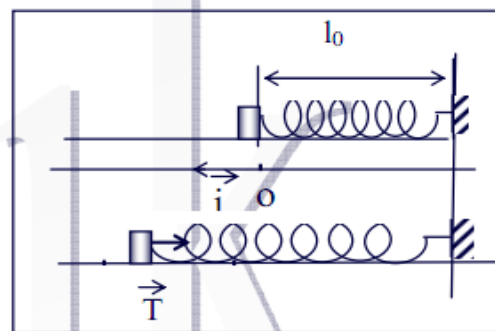
$$\vec{f} + \vec{R} + \vec{P} + \vec{T} + \vec{F} = m\vec{a} \text{ après projection } T + f + F = ma$$

$$\Leftrightarrow -Kx - hv + F = ma \Leftrightarrow ma + hv + Kx = F$$

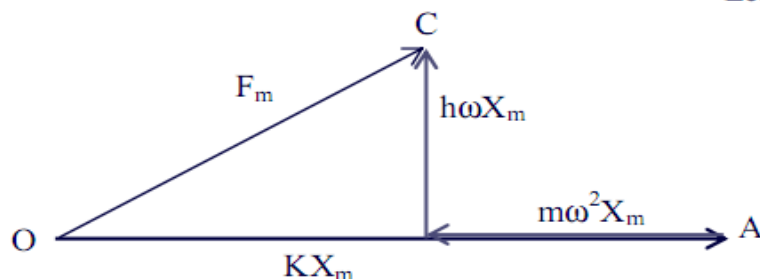
$$m \frac{d^2x}{dt^2} + h \frac{dx}{dt} + Kx = F \text{ équation différentielle d'un oscillateur mécanique en oscillations forcées.}$$

(0,5 pt)

2°) a- Complétons la construction de Fresnel

Echelle 2 cm \rightarrow 1 N

(0,5 pt)



a- Déduisons à partir de cette construction :

- la valeur F_m de F ;

Le vecteur de valeur F_m associé à F est représenté par \vec{V} (5 cm) donc $F_m = \frac{5}{2} = 2,5 \text{ N}$ (0,5 pt)

- la valeur du coefficient du frottement h ;

Le vecteur de valeur $h\omega X_m$ associé à $h \frac{dx}{dt}$ est représenté par \vec{V}_2 (2,5 cm) donc

$$h = \frac{1,25}{35 \cdot 4 \cdot 10^{-2}} = 0,9 \text{ Kg.s}^{-1} \text{ (0,5 pt)}$$

- La valeur de la masse m .

Le vecteur de valeur $m\omega^2 X_m$ associé à $m \frac{d^2x}{dt^2}$ est représenté par \vec{V}_3 (3,5 cm) donc

$$m = \frac{1,75}{35^2 \cdot 4 \cdot 10^{-2}} = 36 \text{ g. (0,5 pt)}$$

3°) * Par analogie électrique mécanique, montrons que l'oscillateur est en résonance de vitesse

Lorsque le déphasage $\Delta\varphi = (\varphi_u - \varphi_q) = \frac{\pi}{2} \text{ rad}$ or $\varphi_q = \varphi_i - \frac{\pi}{2}$ donc $\varphi_u - \varphi_i + \frac{\pi}{2} = \frac{\pi}{2} \Leftrightarrow \varphi_u - \varphi_i = 0 \text{ rad}$

Alors l'oscillateur électrique en résonance d'intensité.

Par analogie électrique mécanique on peut dire que si $\Delta\varphi = (\varphi_f - \varphi_x) = \frac{\pi}{2} \text{ rad}$ alors le système est en résonance de vitesse. (0,5 pt)

- * Déduisons la valeur de N_2 .