

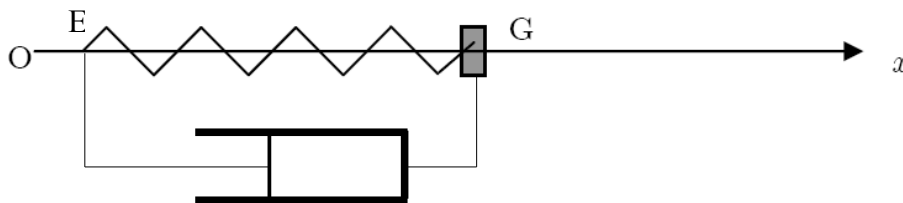
DNS

Sujet

Équations différentielles de base (oscillateurs en mécanique du point).....	1
I. Détermination des caractéristiques de l'oscillateur.....	1
II. Mesure d'une accélération.....	2

Équations différentielles de base (oscillateurs en mécanique du point)

Dans un référentiel \mathcal{R} galiléen muni du repère cartésien $(O, \vec{u}_x; \vec{u}_y, \vec{u}_z)$, on considère un corps solide (S) de masse $m=0,100\text{ kg}$ et de centre d'inertie G pouvant se déplacer sans frottement solide le long de l'axe horizontal Ox (cf. figure) ; G est relié au point E par un ressort de raideur k ; le ressort est mis en parallèle sur un amortisseur de coefficient de frottement β de sorte que (S) est soumis à une force de frottement visqueux de la forme $-\beta \vec{V}(G)$ où $\vec{V}(G)$ est la vitesse de G par rapport au référentiel \mathcal{R}' de repère cartésien associé $(E, \vec{u}_x; \vec{u}_y, \vec{u}_z)$.



On repère la position de G par $x = EG - l_0$ (l_0 longueur à vide du ressort).

I. Détermination des caractéristiques de l'oscillateur

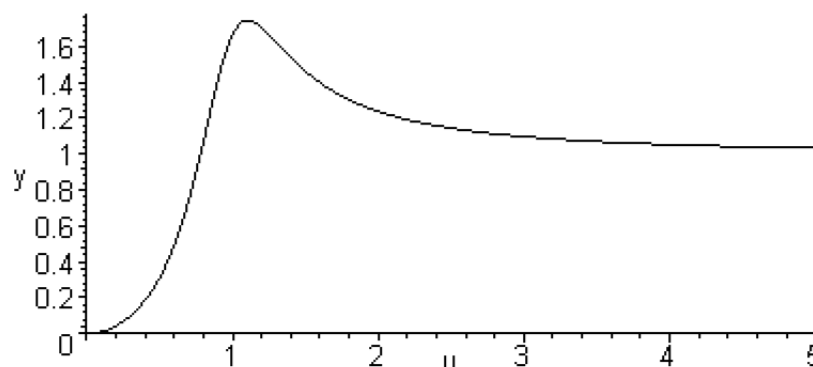
Dans un premier temps, E est fixe en O . On écarte G de sa position d'équilibre vers la droite, d'une distance $x_0 = 10,0\text{ cm}$ et on le lâche sans vitesse initiale.

1. Déterminer l'équation du mouvement; on posera $\omega_0^2 = \frac{k}{m}$ et $2\lambda = \frac{\beta}{m}$.
2. Établir l'expression de $x(t)$ dans le cas d'un régime pseudo-périodique. Préciser la pseudopulsation Ω . Que vaut l'amplitude $A(t)$. Préciser la phase.
3. La durée séparant 10 passages de G par la position d'équilibre, de droite à gauche, est $\Delta t = 12,0\text{ s}$. Par ailleurs, l'amplitude au début de la dixième oscillation est égale à $7,5\text{ cm}$. En déduire les valeurs de Ω , de β et de k .

II. Mesure d'une accélération

Dans cette question le point E est solidaire d'un solide en vibration dans \mathcal{R} . Sa position est donnée par $\overrightarrow{OE} = a \cos(\omega t) \vec{u}_x$. L'amortissement est ici réglé à une valeur nettement supérieure par rapport à la première partie.

4. Déterminer l'équation différentielle vérifiée par $x(t)$.
5. Déterminer $x(t)$ en régime forcé.
6. Le tracé de l'amplitude X_0 des oscillations en fonction de la pulsation a l'allure suivante en coordonnées réduites $y = \frac{X_0}{a}$ en fonction de $u = \frac{\omega}{\omega_0}$:



- Retrouver l'expression du maximum de cette courbe ? Cette situation avec maximum se présente-t-elle pour toute valeur du coefficient d'amortissement ? Préciser la réponse.
- Peut-on retrouver une situation analogue lors de l'étude d'un circuit RLC série ? Préciser la réponse.
- Dédurre graphiquement l'amplitude a dans le cas où, pour $\omega = 7,0 \text{ rad.s}^{-1}$, on mesure $X_0 = 0,200 \text{ m}$.

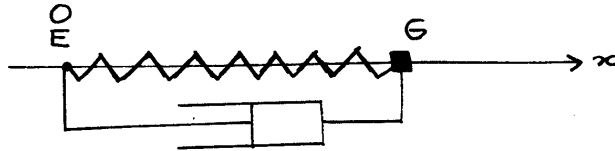
7. Exprimer puis calculer la puissance moyenne dissipée par les frottements.

Réponses

1) On travaille dans \mathcal{R} galiléen. De plus E est fixe en O

$$\vec{F}_{\text{ressort}} + \vec{R}_{\text{réaction support}} + m\vec{g} + \vec{F}_{\text{frottement fluide}} = m\vec{a}_G$$

$$-k(l-l_0)\vec{u}_x + \vec{R} + m\vec{g} - \beta\vec{v}_G = m\vec{a}_G$$



avec la longueur du ressort l telle que

$$\begin{aligned} \vec{OG} &= x_G \vec{u}_x \\ &= l \vec{u}_x \end{aligned}$$

$$\vec{OG} = (l_0 + x) \vec{u}_x$$

(x désigne ici l'allongement du ressort - par rapport à la longueur à vide - . En général, on pose $x = l - l_{\text{équilibre}}$ mais ici $l_{\text{équilibre}} = l_0$)

$$\vec{v}_G = \dot{x} \vec{u}_x$$

$$\vec{a}_G = \ddot{x} \vec{u}_x$$

On projette la relation fondamentale sur l'axe x

$$-kx - \beta\dot{x} = m\ddot{x}$$

$$\ddot{x} + \frac{\beta}{m} \dot{x} + \frac{k}{m} x = 0$$

$$\ddot{x} + 2\lambda \dot{x} + \omega_0^2 x = 0$$

2) On résout l'équation caractéristique sachant que le régime est pseudo-périodique

$$r^2 + 2\lambda r + \omega_0^2 = 0$$

$$r = -\lambda \pm \sqrt{\lambda^2 - \omega_0^2}$$

$$r = -\lambda \pm j \underbrace{\sqrt{\omega_0^2 - \lambda^2}}_{\Omega}$$

La pseudopulsation est $\Omega = \sqrt{\omega_0^2 - \lambda^2}$

Donc

$$\begin{cases} x = e^{-\lambda t} (A \cos \Omega t + B \sin \Omega t) \\ \dot{x} = -\lambda x + \Omega e^{-\lambda t} (-A \sin \Omega t + B \cos \Omega t) \end{cases}$$

On pose les conditions initiales : en $t=0$ $x = x_0$ et $\dot{x} = 0$

$$x_0 = 1 \quad (A + B \times 0)$$

$$0 = -\lambda x_0 + \Omega (-A \times 0 + B)$$

d'où

$$\begin{cases} A = x_0 \\ B = \frac{\lambda}{\Omega} x_0 \end{cases}$$

$$x = x_0 e^{-\lambda t} \left(\cos \Omega t + \frac{\lambda}{\Omega} \sin \Omega t \right)$$

on écrit le résultat sous la forme

$$\begin{aligned} x &= x_0 e^{-\lambda t} (\alpha \cos(\Omega t + \varphi)) \\ &= x_0 e^{-\lambda t} (\alpha \cos \varphi \cos \Omega t - \alpha \sin \varphi \sin \Omega t) \end{aligned}$$

par identification avec l'écriture précédente

$$\begin{aligned} \alpha \cos \varphi &= 1 \\ -\alpha \sin \varphi &= \frac{\lambda}{\Omega} \end{aligned}$$

d'où, en choisissant α positif par exemple :

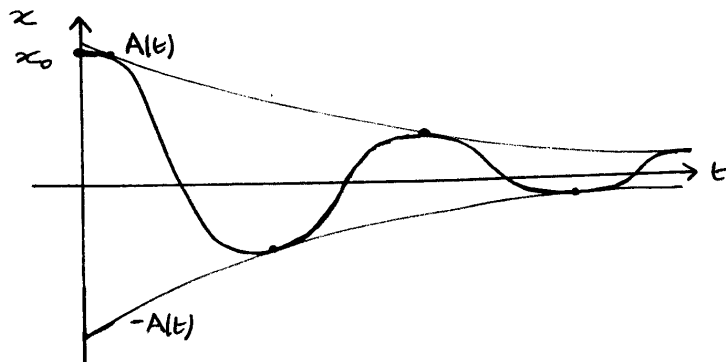
$$\begin{aligned} \alpha &= \sqrt{1 + \frac{\lambda^2}{\Omega^2}} \\ &= \frac{\omega_0}{\sqrt{\omega_0^2 - \lambda^2}} \\ \varphi &= -\arctan \frac{\lambda}{\Omega} \\ &= -\arctan \frac{\lambda}{\sqrt{\omega_0^2 - \lambda^2}} \end{aligned}$$

$$x = x_0 \frac{1}{\sqrt{1 - (\lambda/\omega_0)^2}} e^{-\lambda t} \cos \left(\Omega t - \arctan \frac{\lambda/\omega_0}{\sqrt{1 - (\lambda/\omega_0)^2}} \right)$$

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

finallement

$A(t) = x_0 \frac{1}{\sqrt{1 - \left(\frac{\lambda}{\omega_0}\right)^2}} e^{-\lambda t}$
$\varphi = -\arctan \frac{(\lambda/\omega_0)}{\sqrt{1 - \left(\frac{\lambda}{\omega_0}\right)^2}}$



3) → Entre 10 passages de G, dans le même sens, à la position d'équilibre, il s'écoule 9 pseudopériodes donc :

$$T = \frac{2\pi}{\Omega} = \frac{\Delta t}{9}$$

$T = 1,33 \text{ s}$
$\Omega = 4,71 \text{ rad s}^{-1}$

→ Au début de la 10^{ème} oscillation, on a donc

$$(1) \quad A(t=\Delta t) = x_0 \frac{1}{\sqrt{1 - \left(\frac{\lambda}{\omega_0}\right)^2}} e^{-\lambda \Delta t} \quad (\text{avec } \Delta t = 9T)$$

$\frac{A_{\Delta t}}{x_0} = \frac{1}{\sqrt{1 - \left(\frac{\lambda}{\omega_0}\right)^2}} e^{-\frac{18\pi(\lambda/\omega_0)}{\sqrt{1 - \left(\frac{\lambda}{\omega_0}\right)^2}}}$

une résolution numérique avec le solveur de la machine à calculer donne $\frac{\lambda}{\omega_0} = 0,00509$

on va choisir une méthode approchée (qui revient à supposer que $A_{t=0} = x_0$). Ceci est correct si l'amortissement est faible donc si

$\frac{\lambda}{\omega_0} \ll 1$

on a alors (à l'ordre 1 en λ/ω_0)

$$(1) \frac{A_{\Delta t}}{x_0} = e^{-\lambda \Delta t}$$

$$\lambda = \frac{1}{\Delta t} \ln \frac{x_0}{A_{\Delta t}}$$

$$\text{A.N.} = \frac{1}{12} \ln \frac{10}{7,5}$$

$$\lambda = 0,0240 \text{ s}^{-1}$$

$$\beta = 2\lambda m$$

$$\beta = 4,79 \cdot 10^{-3} \text{ kg s}^{-1}$$

$$\Omega = \omega_0 \sqrt{1 - \left(\frac{\lambda}{\omega_0}\right)^2}$$

$$\Omega = \omega_0 \quad (\text{au premier ordre en } \frac{\lambda}{\omega_0})$$

$$\omega_0 = 4,71 \text{ rad s}^{-1}$$

$$k = m \omega_0^2$$

$$\text{A.N.} = 0,1 \times (4,71)^2$$

$$k = 2,22 \text{ N m}^{-1}$$

vérification de cohérence

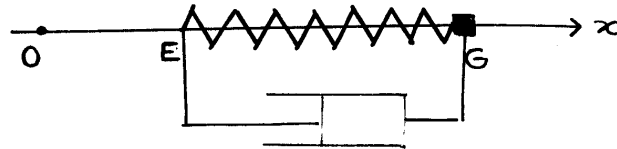
on avait supposé $\frac{\lambda}{\omega_0} \ll 1$

$$\begin{aligned} \text{A.N.} \quad \frac{\lambda}{\omega_0} &= \frac{24,0 \cdot 10^{-3}}{4,71} \\ &= 0,00510 \end{aligned}$$

satisfaisant.

- 4) On travaille dans R galiléen (dans R' non galiléen ,
il faudrait ajouter la force d'inertie d'entraînement)
Ici E n'est plus fixe .

$$-k(l-l_0)\vec{u}_x + \vec{R} + m\vec{g} - \beta\vec{v}_{G/R'} = m\vec{a}_G$$



avec

$$\begin{aligned}\vec{OG} &= x_G \vec{u}_x \\ &= (x_E + l) \vec{u}_x\end{aligned}$$

$$\vec{OG} = (x_E + l_0 + x) \vec{u}_x$$

$$\vec{v}_{G/R} = \vec{v}_{E/R} + \dot{x} \vec{u}_x$$

$$\vec{v}_{G/R'} = \dot{x} \vec{u}_x \quad (E \text{ est fixe dans } R')$$

on retrouve d'ailleurs :

$$\begin{array}{ccccc}\vec{v}_{G/R} &= & \vec{v}_{G/R'} &+ & \vec{v}_{E/R} \\ \text{"absolute"} & & \text{"relative"} & & \text{"entraînement"}\end{array}$$

$$\vec{a}_{G/R} = \vec{a}_{E/R} + \ddot{x} \vec{u}_x$$

On projette la relation fondamentale sur l'axe des x

$$-kx - \beta\dot{x} = m(\ddot{x}_E + \ddot{x})$$

(on voit apparaître $-m\ddot{x}_E$ force d'inertie
d'entraînement qui serait apparue directement
en travaillant dans R' non galiléen)

$$\begin{aligned}m\ddot{x} + \beta\dot{x} + kx &= -m\ddot{x}_E \\ &= m a \omega^2 \cos(\omega t)\end{aligned}$$

$$\ddot{x} + 2\lambda \dot{x} + \omega_0^2 x = a \omega^2 \cos(\omega t)$$

5) On étudie en régime forcé en passant aux complexes
 $-\omega^2 \underline{x} + 2j\lambda\omega \underline{x} + \omega_0^2 \underline{x} = a\omega^2 \exp(j\omega t)$

$$\underline{x} = \frac{a\omega^2 \exp(j\omega t)}{(\omega_0^2 - \omega^2) + j2\lambda\omega}$$

$$= \frac{a\omega^2 (-j) \exp(j\omega t)}{j(\omega^2 - \omega_0^2) + 2\lambda\omega}$$

$$x = \frac{a\omega^2}{\underbrace{\sqrt{(\omega^2 - \omega_0^2)^2 + 4\lambda^2\omega^2}}_{X_0}} \sin\left(\omega t - \underbrace{\arctan \frac{\omega^2 - \omega_0^2}{2\lambda\omega}}_{\varphi}\right)$$

6) L'amplitude est :

$$X_0 = \frac{a\omega^2}{\sqrt{(\omega^2 - \omega_0^2)^2 + 4\lambda^2\omega^2}}$$

$$\frac{X_0}{a} = \frac{(\omega/\omega_0)^2}{\sqrt{\left(\left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2 - 1\right)^2 + 4\frac{\lambda^2}{\omega_0^2}\left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}}$$

$$(2) \quad y = \frac{u^2}{\sqrt{(u^2 - 1)^2 + \frac{1}{Q^2} u^2}}$$

(en posant $Q = \frac{\omega_0}{2\lambda}$ cf écriture canonique

$$\ddot{x} + \frac{\omega_0}{Q} \dot{x} + \omega_0^2 x = \dots)$$

$$y = \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{1}{u^2}\right)^2 + \frac{1}{Q^2} \frac{1}{u^2}}}$$

Dans cette dernière écriture, le numérateur est indépendant de u . Pour trouver la résonance, il suffit de chercher le minimum de

$$D = \left(1 - \frac{1}{u^2}\right)^2 + \frac{1}{Q^2} \frac{1}{u^2}$$

en posant $\frac{1}{u^2} = x$

$$D(x) = (1 - x)^2 + \frac{1}{Q^2} x$$

A l'extremum, la dérivée est nulle

$$\frac{dD(x)}{dx} = -2(1-x) + \frac{1}{Q^2} = 0$$

il y a extremum pour

$$x = 1 - \frac{1}{2Q^2}$$

$u = \frac{1}{\sqrt{1 - \frac{1}{2Q^2}}}$
$\omega_{\text{Résonance}} = \omega_0 \frac{1}{\sqrt{1 - \frac{2\lambda^2}{\omega_0^2}}}$

($\omega_{\text{Résonance}}$ est donc supérieur à ω_0)

Cet extremum n'existe que si

$$1 - \frac{1}{2Q^2} > 0$$

$Q > \frac{1}{\sqrt{2}}$
$\lambda < \frac{\omega_0}{\sqrt{2}}$

(l'amortissement doit être faible)

la valeur de y est à la résonance :

$$\begin{aligned}
 y &= \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{1}{u^2}\right)^2 + \frac{1}{Q^2} \frac{1}{u^2}}} \\
 y_{\text{Résonance}} &= \frac{1}{\sqrt{\left(\frac{1}{2Q^2}\right)^2 + \frac{1}{Q^2} \left(1 - \frac{1}{2Q^2}\right)}} \\
 &= \frac{1}{\sqrt{\frac{1}{Q^2} - \frac{1}{4Q^4}}}
 \end{aligned}$$

$y_{\text{Résonance}} = \frac{Q}{\sqrt{1 - \frac{1}{4Q^2}}}$
--

(lorsque Q est "grand", $y_{\text{Résonance}} \approx Q$)

remarque : on a étudié l'extremum sans démontrer

qu'il s'agissait d'un maximum. Sur le plan mathématique, il faudrait étudier la dérivée seconde. Sur le plan physique, on peut voir que si $u \rightarrow 0 \quad y \rightarrow 0$

$$u \rightarrow \infty \quad y \rightarrow 1$$

de plus y est positif donc le seul extremum est un maximum (sinon il y a un maximum quand $u \rightarrow \infty$)

→ Le système étudié est un passe-haut (avec résonance)
C'est le filtre RLC série aux bornes de L

$$\begin{aligned} \frac{u_L(t)}{u(t)} &= \frac{jL\omega}{R + jL\omega + \frac{1}{jC\omega}} \quad (\text{diviseur de tension}) \\ &= \frac{-LC\omega^2}{jRC\omega - LC\omega^2 + 1} \end{aligned}$$

$$\text{avec } Q = \frac{L\omega_0}{R} = \frac{1}{RC\omega_0}$$

(comme pour un circuit RLC série)

$$= \frac{-\omega^2/\omega_0^2}{j\frac{1}{Q}\frac{\omega}{\omega_0} - \frac{\omega^2}{\omega_0^2} + 1}$$

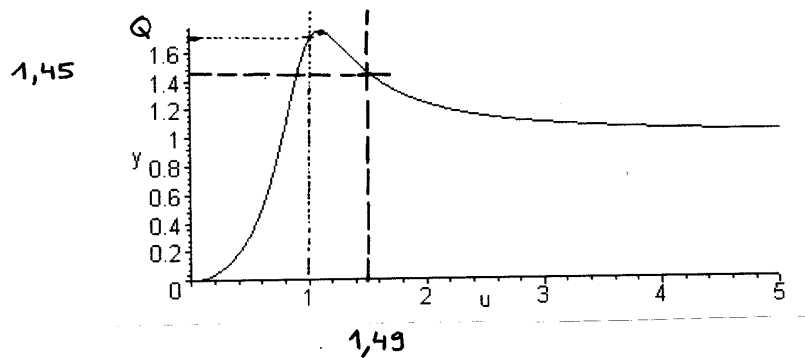
d'où pour les modules

$$y = \frac{U_L}{U} = \frac{u^2}{\sqrt{(u^2 - 1)^2 + \frac{1}{Q^2} u^2}}$$

on retrouve effectivement l'équation (2) du problème de mécanique.

→ application numérique :

$$\begin{aligned} u = \frac{\omega}{\omega_0} &= \frac{7,0}{4,71} \\ &= 1,49 \end{aligned}$$



on lit

$$y \simeq 1,45 \quad (\text{approximatif})$$

$$a = \frac{x_0}{y} = \frac{0,200}{1,45}$$

$$a = 0,138 \quad \text{m}$$

remarque

le calcul est aussi possible.

$$y = \frac{u^2}{\sqrt{(u^2-1)^2 + \frac{1}{Q^2} u^2}}$$

$$\text{avec } u = 1,49$$

$$Q \simeq 1,7$$

(lu sur la courbe en $u=1$)

$$y \simeq 1,48$$

... etc

(la valeur de Q n'est pas la même que dans la première partie où l'on avait :

$$Q = \frac{\omega_0}{2\lambda} = \frac{4,71}{2 \times 0,024} = 98 \quad)$$

$$\text{Ici } Q = 1,7 \quad \text{et} \quad \beta = 2m\lambda = m \frac{\omega_0}{Q} = 0,277$$

7]

le texte ne précise pas le référentiel pour calculer la puissance.

Puissance dissipée par les frottements dans R

- méthode 1 Puissance de la force de frottement :

$$\begin{aligned} P(t)/R &= \vec{F}_{\text{frottement}} \cdot \vec{v}_E/R \\ &= -\beta \dot{x} (\dot{x} + v_{E/R}) \\ &= -\beta \dot{x}^2 - \beta \dot{x} v_{E/R} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{avec } x &= X_0 \sin(\omega t - \varphi) \\ \dot{x} &= X_0 \omega \cos(\omega t - \varphi) \\ x_E &= a \cos \omega t \\ v_E &= -a \omega \sin \omega t \end{aligned}$$

$$P(t)/R = -\beta X_0^2 \omega^2 \cos^2(\omega t - \varphi) + \beta X_0 a \omega^2 \sin \omega t \cos(\omega t - \varphi)$$

On cherche la valeur moyenne avec

$$\begin{aligned} \langle \cos^2(\omega t - \varphi) \rangle &= \frac{1}{2} \\ \langle \sin \omega t \cos(\omega t - \varphi) \rangle &= \langle \sin \omega t (\cos \omega t \cos \varphi + \sin \omega t \sin \varphi) \rangle \\ &= \cos \varphi \underbrace{\langle \sin \omega t \cos \omega t \rangle}_{\text{nul}} + \sin \varphi \langle \sin^2 \omega t \rangle \\ &= \frac{1}{2} \sin \varphi \end{aligned}$$

$$\langle P(t)/R \rangle = -\beta X_0^2 \omega^2 \cdot \frac{1}{2} + \beta X_0 a \omega^2 \cdot \frac{1}{2} \sin \varphi$$

$$\text{avec } \varphi = \arg(2\lambda\omega + j(\omega^2 - \omega_0^2))$$

$$\begin{aligned} \sin \varphi &= \frac{\omega^2 - \omega_0^2}{\sqrt{(\omega^2 - \omega_0^2)^2 + 4\lambda^2 \omega^2}} \\ &= \frac{\omega^2 - \omega_0^2}{a \omega^2} X_0 \end{aligned}$$

$$\langle P \rangle_R = \frac{-\beta X_0^2 \omega_0^2}{2}$$

• méthode 2

Un bilan de puissance est possible. On retrouve le bilan à partir de la relation fondamentale :

$$-kx + f = m \ddot{x}_G$$

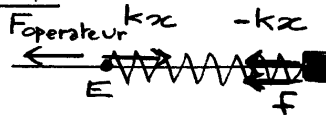
d'où

$$\begin{aligned} P(t)/R &= f \dot{x}_G \\ &= (kx + m \ddot{x}_G) \dot{x}_G \\ &\quad \downarrow \\ &\quad (\dot{x}_E + \dot{x}) \\ &= kx \dot{x} + m \ddot{x}_G \dot{x}_G + kx \dot{x}_E \\ &= \frac{d}{dt} \left(\underbrace{\frac{1}{2} kx^2 + \frac{1}{2} m v_G^2}_{E_{\text{mécanique}}/R} \right) + kx \dot{x}_E \end{aligned}$$

$E_{\text{mécanique}}$ est ici une grandeur périodique donc la valeur moyenne de $\frac{dE_{\text{méca}}}{dt}$ est nulle car $\frac{1}{T} \int_t^{t+T} \left(\frac{dE_{\text{méca}}}{dt} \right) dt = 0$

$$\boxed{\langle P \rangle / R = \langle kx \dot{x}_E \rangle}$$

En effet, en moyenne la puissance fournie par l'opérateur en E annule la puissance des frottements f.



$$\begin{aligned} \langle F_{op} v_E \rangle + \langle f v_G \rangle &= 0 \\ &\downarrow \\ &-kx \end{aligned}$$

$$\langle P \rangle / R = \langle k X_0 \sin(\omega t - \varphi) * -2\omega \sin(\omega t) \rangle$$

avec

$$\langle \sin(\omega t) \sin(\omega t - \varphi) \rangle = \langle \sin(\omega t) (\sin(\omega t) \cos \varphi - \cos(\omega t) \sin \varphi) \rangle$$

$$\begin{aligned}
&= \cos \varphi \langle \sin^2 \omega t \rangle - \sin \varphi \underbrace{\langle \sin \omega t \cos \omega t \rangle}_{\text{nul}} \\
&= \frac{1}{2} \cos \varphi \\
&= \frac{1}{2} \frac{2\lambda \omega}{\sqrt{(\omega^2 - \omega_0^2)^2 + 4\lambda^2 \omega^2}} \\
&= \frac{1}{2} \frac{2\lambda \omega}{a \omega^2} X_0
\end{aligned}$$

d'où

$$\begin{aligned}
\langle P \rangle_{/R} &= -a \omega k X_0 \frac{1}{2} \frac{2\lambda \omega}{a \omega^2} X_0 \\
&= -k X_0^2 \lambda \quad \text{or} \quad \left| \begin{array}{l} \lambda = \frac{\beta}{2m} \\ k = m \omega_0^2 \end{array} \right. \\
&= -\frac{\beta X_0^2 \omega_0^2}{2}
\end{aligned}$$

On a alors obtenu la puissance de la force de frottement. Celle-ci est négative (puissance reçue par la masse à cause des frottements négative)

La puissance dissipée est donc, en changeant le signe :

$$P_{\text{dissipée dans } R} = \frac{\beta X_0^2 \omega_0^2}{2}$$

$$\text{A.N.} = \frac{0,277 \cdot 0,2^2 \cdot 4,71^2}{2}$$

$$P_{/R} = 0,123 \text{ W}$$

Puissance dissipée par les frottements dans R'

- méthode 1 Puissance de la force de frottement :

$$\begin{aligned}
P(t)/R' &= \vec{f}_{\text{frottement}} \cdot \vec{v}_{G/R'} \\
&= -\beta \dot{x} \quad \dot{x} \\
&= -\beta \dot{x}^2 \quad (\text{cf } P_{\text{Joule}} = R i^2)
\end{aligned}$$

$$P(t)/R' = -\beta X_0^2 \omega^2 \cos^2(\omega t - \varphi)$$

$$\langle P(t)/R' \rangle = -\frac{\beta X_0^2 \omega^2}{2}$$

• méthode 2

Bilan de puissance dans R' . On retrouve

$$-kx + f \underbrace{-m\ddot{x}_E}_{\text{force d'inertie}} = m\ddot{x}$$

d'où

$$\begin{aligned} P(t)/R' &= f \dot{x} \\ &= (m\ddot{x}_E + m\ddot{x} + kx) \dot{x} \\ &= m\ddot{x}_E \dot{x} + \underbrace{\frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} kx^2 + \frac{1}{2} m\dot{x}^2 \right)}_{E_{\text{mécanique}}/R'} \end{aligned}$$

$$\langle P \rangle / R' = \langle m\ddot{x}_E \dot{x} \rangle$$

Ici E est fixe et c'est la puissance de la force d'inertie qui annule la puissance des frottements.

$$\langle -m\ddot{x}_E v \rangle + \langle f v \rangle = 0$$

$$\begin{aligned} \langle P \rangle / R' &= \langle m * -a\omega^2 \cos \omega t * X_0 \omega \cos(\omega t - \varphi) \rangle \\ &= -m a \omega^3 X_0 \frac{1}{2} \cos \varphi \\ &= -m a \omega^3 X_0 \frac{1}{2} \frac{2\lambda X_0}{a\omega} \\ &= -m \omega^2 \lambda X_0^2 \\ &= -\frac{\beta X_0^2 \omega^2}{2} \end{aligned}$$

$$P_{\text{dissipée}} \text{ dans } R' = \frac{\beta X_0^2 \omega^2}{2}$$

$$= \frac{0,277 \cdot 0,2^2 \cdot 7^2}{2}$$

$$P/R' = 0,271 \text{ W}$$