

Travaux dirigés de Mécanique n°4

Oscillations libres :

Exercice 1 : Mesure d'un coefficient de viscosité

Une sphère de rayon R est animée d'une vitesse \vec{v} , plongée dans un liquide de viscosité η , est soumise à une force de frottement qui, lorsque la vitesse est faible (régime laminaire), a pour expression : $\vec{F}_s = -6\pi\eta R\vec{v}$.

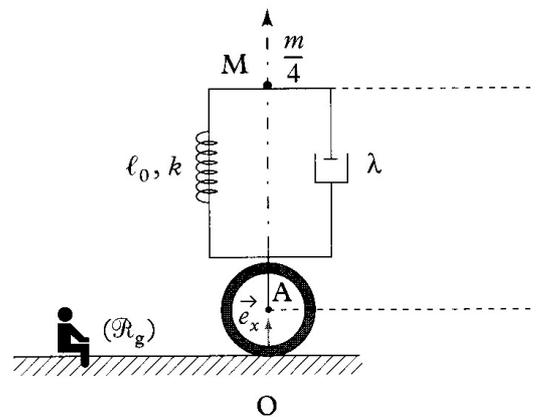
Une telle sphère de masse m est suspendue à un ressort de raideur k . Sa période d'oscillation dans l'air, où le frottement est négligeable est T_0 .

On la plonge dans un liquide de coefficient de frottement η ; sa pseudo-période est alors T . Donner l'expression de η en fonction des caractéristiques de la sphère, de T et T_0 .

Note : on posera $2\alpha = \frac{6\pi\eta R}{m}$ et on négligera la poussée d'Archimède.

Exercice 2 : Amortisseur de voiture.

On modélise l'amortisseur d'une roue de voiture à l'aide d'un ressort de raideur k et de longueur à vide l_0 , en parallèle avec un amortisseur de coefficient de frottement λ . Une masse $m/4$ est posée sur ce dispositif et peut se déplacer verticalement le long de l'axe $(0; \vec{e}_x)$ lié au référentiel terrestre supposé galiléen. Donnée : $m=1200\text{kg}$.



1. Lors du changement d'une roue, on soulève d'une hauteur $h=25\text{cm}$ la masse $m/4$, ce qui correspond au moment où la roue (de masse négligeable) ne touche plus le sol : AM vaut alors 40cm . En déduire la valeur de l_0 , l_{eq} et k .
2. Déterminer et calculer λ afin que le dispositif fonctionne en régime critique (roue sur le sol à l'arrêt et masse $m/4$ en mouvement vertical).
3. On enfonce la masse $m/4$ d'une hauteur $d=5\text{cm}$ et on lâche le système à $t=0$ sans vitesse initiale. Déterminer l'évolution de l'altitude x de la masse $m/4$.
4. On charge maintenant l'amortisseur au maximum : la masse totale du véhicule vaut $m=2200\text{kg}$. Déterminer les paramètres de l'amortisseur Q et ω_0 . Tracer l'allure de la réponse lorsqu'on enfonce de $x_0=5\text{cm}$ la masse $m/4$ et qu'on la lâche sans vitesse initiale à $t=0$. Conclure.

Oscillations forcées :

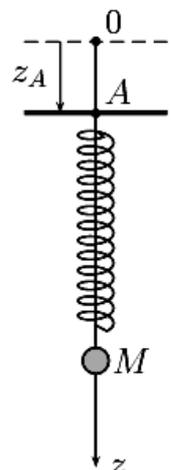
Exercice 3 : Ressort vertical

On considère le système représenté ci-contre : une bille M , quasi ponctuelle, de masse m est suspendue à un ressort de longueur à vide l_0 et de constante de raideur k .

L'autre extrémité du ressort (notée A) est liée à un système qui lui assure un mouvement vertical d'amplitude D et de pulsation ω .

On tiendra compte d'une force de frottement $\vec{f} = -\alpha\vec{v}$ s'exerçant sur M .

1. Déterminer la position z_{eq} de M à l'équilibre de M et A .
2. Etablir l'équation différentielle dont z est la solution.
3. Donner l'expression de l'amplitude des oscillations de M en régime forcé.



Exercice 4 : Modélisation d'un haut-parleur.

On modélise la partie mécanique d'un haut-parleur à l'aide d'une masse m , se déplaçant horizontalement sans frottement le long de l'axe (O,x) ; cette masse m , assimilée à un point matériel $M(m)$ est reliée à un ressort de longueur à vide l_0 et de raideur k et à un amortisseur fluide de constante f ; elle est soumise à une force $\vec{F}(t)$, imposée par le courant $i(t)$ entrant dans le haut-parleur; on a :

$$\vec{F}(t) = Ki(t)\vec{e}_x \text{ avec } K \text{ une constante.}$$

On travaille dans le référentiel terrestre supposé galiléen. On suppose que le courant $i(t)$ est sinusoïdal :

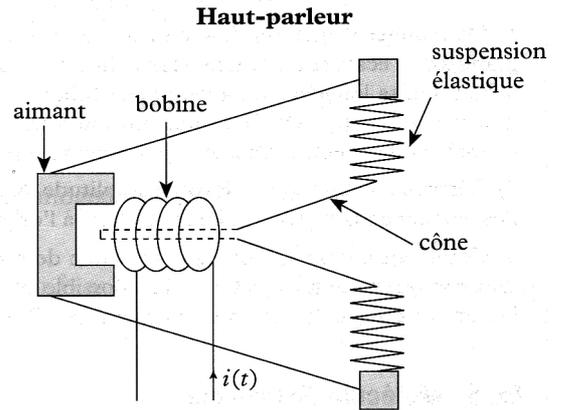
$$i(t) = I_m \cos(\omega t).$$

Données : $m=10\text{g}$; $k=15000\text{N/m}$; 200N/A ; $I_m=1\text{A}$.

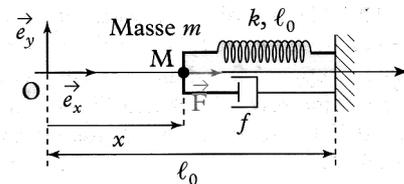
1. Ecrire l'équation différentielle vérifiée par la position de la masse m .
2. La mettre sous la forme canonique.
3. On veut $Q = 1/\sqrt{2}$. Justifier. Calculer la valeur du coefficient f .
4. Déterminer l'expression de la réponse forcée $x(t)$; la mettre sous la forme $X_m \cos(\omega t + \varphi)$.

Donnée : $\omega=6280\text{rad/s}$

5. Tracer l'allure de la courbe donnant $\omega \rightarrow X_m(\omega)$. En déduire la bande passante du système.



Modèle mécanique



Exercice 5 : Sismographe

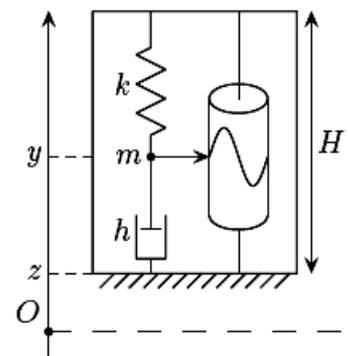
Un sismographe est constitué d'un ressort de raideur k et de longueur naturelle l_0 , d'un amortisseur de coefficient de frottement h et d'une masse $M(m)$ considérée comme ponctuelle.

Le ressort et l'amortisseur sont fixés à un cadre rigide. L'amortisseur exerce sur la masse M une force de frottement fluide proportionnelle à la vitesse relative de M par rapport au cadre.

Un stylet reproduisant les déplacements verticaux de la masse m par rapport au cadre est fixé au niveau de la masse m (voir figure).

Le cadre est mis en mouvement vertical sinusoïdal : $z(t) = Z \cos(\omega t)$. Le référentiel $\mathcal{R}(O, \vec{u}_z)$ est supposé galiléen.

1. Déterminer l'équation d'évolution de $y(t)$, cote de la masse M dans le référentiel \mathcal{R} .
2. En déduire l'équation d'évolution de $x(t)$, écart entre la longueur $l(t)$ du ressort à un instant t et sa longueur l_{eq} à l'équilibre.
3. Déterminer l'amplitude réelle X des oscillations de la masse et tracer l'allure pour quelques valeurs du facteur de qualité.
4. Comment choisir Q pour que X vaille Z à 5% près sur la plus grande plage de pulsations possible ?



Exercice 6 : Suspension automobile.

On étudie le mouvement vertical d'un véhicule de masse $M=10^3\text{kg}$. Sa suspension est modélisée par un ressort de raideur $k=10^5\text{N.m}^{-1}$ et de longueur à vide l_0 , associé à un amortisseur de constante d'amortissement $k'=4.10^3\text{N.m}^{-1}\text{s}$.

La force exercée par l'amortissement est de la forme $-k'\vec{u}$ où \vec{u} est la vitesse relative des deux extrémités.

Le véhicule se déplace à vitesse constante $V_a=50\text{km.h}^{-1}$ sur un sol ondulé horizontal. L'ondulation est assimilée à une sinusoïde de période spatiale $L=2\text{m}$ et d'amplitude $z_{s0}=5\text{cm}$ comptée à partir de la ligne moyenne.

Pour des raisons de simplicité, on supposera ici que le rayon de la roue est nul, c'est à dire que le centre O de la roue suit exactement l'ondulation du sol.

1. Donner l'expression de la pulsation d'excitation ω de la suspension en fonction de la vitesse V_a du véhicule et de la période spatiale L .
2. Faire un schéma pour la mise en équation du système où seront explicitées les forces agissant sur celui-ci.
3. Exprimer l'équation différentielle vérifiée par la coordonnée $z = z_V - z_{V,eq}$ liant cette dernière à la coordonnée z_s avec $z_{V,eq}$ la valeur de z_V à l'équilibre et pour $z_s=0$.
4. Donner les expressions de la réponse complexe $\underline{Z}/\underline{Z}_s$ ainsi que son module $|\underline{Z}/\underline{Z}_s|$ où \underline{Z} est l'amplitude complexe de la grandeur complexe z associée à $z(t)$ et \underline{Z}_s l'amplitude complexe de celle associée à $z_s(t)$. On posera $x = \frac{\omega}{\omega_0}$ avec $\omega_0^2 = \frac{k}{M}$ et $Q = \frac{M\omega_0}{k'}$.
5. Représenter la courbe de Bode pour $|\underline{Z}/\underline{Z}_s|$. Préciser les points particuliers (origines, asymptotes, extrema) et donner leurs valeurs numériques.
6. Calculer l'amplitude des oscillations du véhicule. Préciser la fréquence des oscillations que ressentirait un passager.
7. A quelle(s) allure(s) ne faudrait-il surtout pas rouler sur ce sol ondulé ? Pour quelles raisons ?
8. A la lueur des résultats obtenus, proposer un moyen de ralentissement des véhicules à l'entrée des zones urbaines.

