

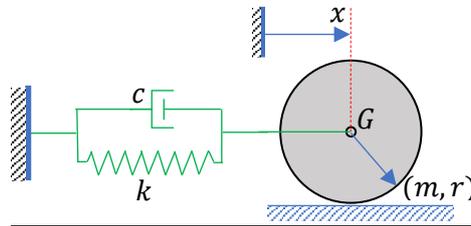


Vibration libre d'un système à un degré de liberté

Exercice 1

Un disque de masse m , de rayon r et de moment d'inertie $I_G = \frac{1}{2}mr^2$.

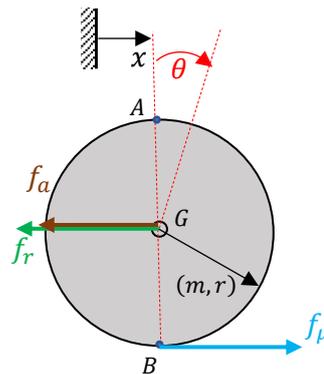
- Trouver l'équation de mouvement du système en supposant que le disque roule sans glissement.
- Quelle est la valeur de c qui correspond à l'amortissement critique ?
- L'amortissement est critique, le disque est relâché à partir de $x(0) = x_0$ sans vitesse initiale, trouver le déplacement du centre du disque.



Solution

On définit θ comme le déplacement angulaire du disque autour de son centre de gravité mesuré à partir de la position d'équilibre. Supposant que le disque roule sans glissement, le mouvement de translation et de rotation du disque sont reliés par l'équation

$$x = r\theta$$



- La force de frottement, qui est inconnue, est définie comme f_μ , tandis que les forces de rappel et d'amortissement visqueux sont :

$$f_r = kx,$$

$$f_a = c\dot{x}.$$

En utilisant les équilibres dynamiques linéaire et angulaire du disque

$$\sum F = (f_\mu - kx - c\dot{x}) = m\ddot{x}$$

$$\sum \mathcal{M}_G = (-f_\mu r) = \frac{1}{2}mr^2\ddot{\theta}$$

En éliminant la force de frottement inconnue, et en utilisant les relations cinématiques, on trouve



$$(f_{\mu r}) = -\frac{1}{2}mr^2\ddot{\theta} \Rightarrow f_{\mu} = -\frac{1}{2}mr\ddot{\theta}$$

Remplaçons l'équation des forces

$$-\frac{1}{2}mr\ddot{\theta} - kx - c\dot{x} = m\ddot{x}$$

$$\text{On a } x = r\theta \Rightarrow \dot{x} = r\dot{\theta} \text{ et } \ddot{x} = r\ddot{\theta}$$

$$\frac{1}{2}mr\ddot{\theta} + cr\dot{\theta} + kr\theta + mr\ddot{\theta} = 0$$

$$\frac{3}{2}mr\ddot{\theta} + cr\dot{\theta} + kr\theta = 0$$

$$\frac{3}{2}m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$$

b) On peut écrire l'équation différentielle sous la forme standard

$$\ddot{x} + \frac{2c}{3m}\dot{x} + \frac{2k}{3m}x = 0$$

$$\ddot{x} + 2\xi\omega_n\dot{x} + \omega_n^2x = 0$$

$$\text{avec } \omega_n = \sqrt{\frac{2k}{3m}} \text{ et } \xi = \frac{c}{\sqrt{6km}}$$

L'amortissement est critique pour $\xi = \frac{c}{\sqrt{6km}} = 1 \Rightarrow c = c_c = \sqrt{6km}$

c) Pour un amortissement critique la réponse du système est :

$$x(t) = (C_1 + C_2t)e^{-\omega_n t}$$

L'expression de la vitesse est :

$$\dot{x}(t) = ((C_2 - \omega_n C_1) - (\omega_n C_2)t)e^{-\omega_n t}$$

Si le système est relâché à partir du repos avec un déplacement initial x_0 .

En remplaçant dans la réponse

$$x_0 = x(0) \Rightarrow C_1 = x_0$$

$$\dot{x}(0) = 0 \Rightarrow C_2 - \omega_n C_1 = 0 \Rightarrow C_2 = \omega_n C_1 = \omega_n x_0$$

La solution avec des conditions initiales

$$x(t) = x_0(1 + \omega_n t)e^{-\omega_n t}$$

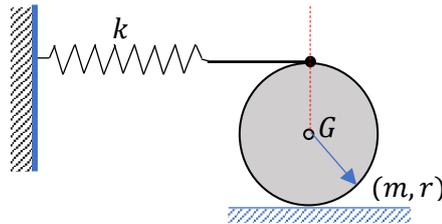


Exercice 2

Un disque de masse m , de rayon r et de moment d'inertie $I_G = \frac{1}{2}mr^2$.

On suppose que le disque roule sans glissement ($x = r\theta$), x est le déplacement du centre du disque.

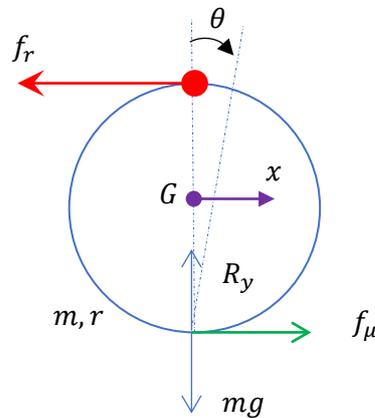
- Déterminer l'équation de mouvement du système.
- Déterminer la pulsation naturelle.



Solution

On définit θ comme le déplacement angulaire du disque autour de son centre de gravité mesuré à partir de la position d'équilibre. Supposant que le disque roule sans glissement, le mouvement de translation et de rotation du disque sont reliés par l'équation $x = r\theta$, le ressort s'allonge de $s = 2x = 2r\theta$.

Diagramme du corps libre



- La force de frottement, qui est inconnue, est définie comme f_μ , tandis que la force de est :

$$f_r = ks = 2kx,$$

En utilisant les équilibres dynamiques linéaire et angulaire du disque

$$\sum F = m\ddot{x}$$

$$f_\mu - f_r = m\ddot{x}$$

$$f_\mu - 2kx = m\ddot{x}$$

$$\sum \mathcal{M}_G = I_G\ddot{\theta} = \frac{1}{2}mr^2\ddot{\theta}$$



$$-(f_{\mu}r + f_r r) = \frac{1}{2}mr^2\ddot{\theta}$$

$$f_{\mu} = -\frac{1}{2}mr\ddot{\theta} - f_r$$

$$f_{\mu} = -\frac{1}{2}mr\ddot{\theta} - 2kx$$

En éliminant la force de frottement inconnue, et en utilisant les relations cinématiques, on trouve

$$f_{\mu} = -\frac{1}{2}mr\ddot{\theta} - 2kr\theta$$

Remplaçons l'équation des forces

$$f_{\mu} - 2kx = m\ddot{x}$$

$$-\frac{1}{2}mr\ddot{\theta} - 2kr\theta - 2kr\theta = mr\ddot{\theta}$$

$$\frac{3}{2}mr\ddot{\theta} + 4kr\theta = 0$$

Ou bien, avec $x = r\theta$ et $\ddot{x} = r\ddot{\theta}$

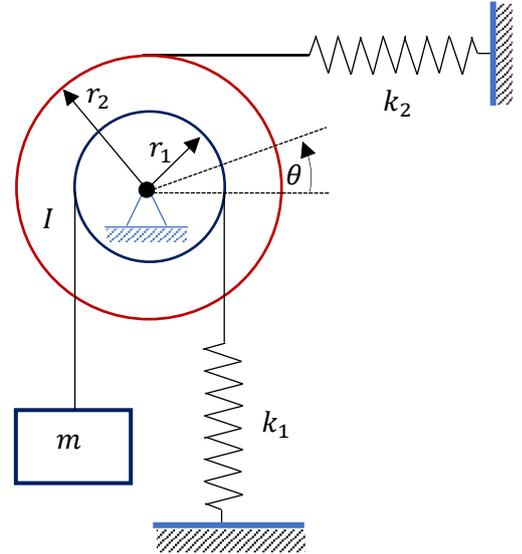
$$\frac{3}{2}m\ddot{x} + 4kx = 0$$



Exercice 3

Sur la figure ci-contre, en l'absence de gravité, les ressorts ne sont pas étirés dans la position d'équilibre.

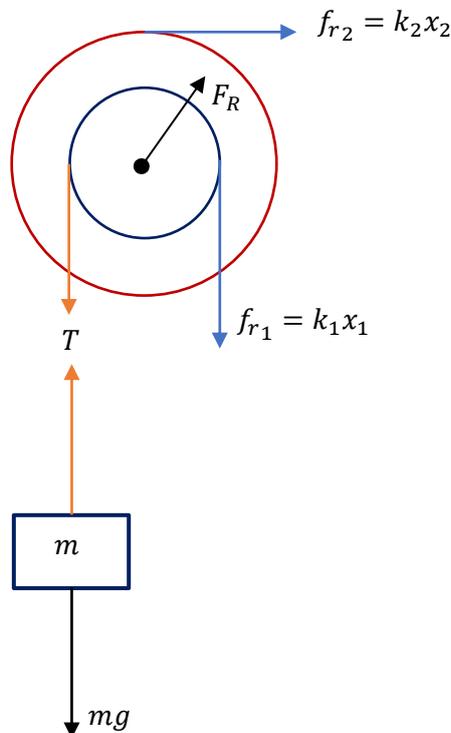
- Déterminez l'allongement de chaque ressort par rapport à sa longueur non étirée lorsque le système présenté est en équilibre statique.
- Si le système est libéré de la position non étirée des ressorts, quelle est la vitesse angulaire maximale du disque pendant le mouvement résultant ?



Solution :

- Nous définissons les coordonnées x , θ , x_1 et x_2 comme indiqué dans la figure, qui sont liées

$$x = r_1\theta, x_1 = r_1\theta, \text{ et } x_2 = r_2\theta$$



Diagrammes des corps isolés



En utilisant le DCL indiqué à droite, l'équilibre dynamique des forces sur le bloc de masse m donne

$$\sum F = ma_G$$

$$mg - T = m\ddot{x}$$

Tandis que l'équilibre des moments dans le disque donne

$$\sum M_o = I_o\alpha$$

$$Tr_1 - k_1x_1r_1 - k_2x_2r_2 = I\ddot{\theta}$$

En éliminant la tension inconnue T de ces équations et en utilisant les relations entre les coordonnées, l'équation du mouvement devient

$$(I + mr_1^2)\ddot{\theta} + (k_1r_1^2 + k_2r_2^2)\theta = mgr_1$$

Détermination de l'équation de mouvement par la méthode de conservation d'énergie

Energie cinétique

$$T = \frac{1}{2}m\dot{x}^2 + \frac{1}{2}I\dot{\theta}^2$$

L'énergie potentielle

$$V = \frac{1}{2}k_1x_1^2 + \frac{1}{2}k_2x_2^2 - mgx$$

En utilisant les relations entre les coordonnées,

$$T = \frac{1}{2}mr_1^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}I\dot{\theta}^2$$

$$V = \frac{1}{2}k_1r_1^2\theta^2 + \frac{1}{2}k_2r_2^2\theta^2 - mgr_1\theta$$

Conservation de l'énergie mécanique

$$T + V = Cte$$

$$\frac{1}{2}mr_1^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}I\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}k_1r_1^2\theta^2 + \frac{1}{2}k_2r_2^2\theta^2 - mgr_1\theta = Cte$$

$$\frac{d}{dt}(T + V) = 0$$

$$mr_1^2\dot{\theta}\ddot{\theta} + I\dot{\theta}\ddot{\theta} + k_1r_1^2\theta\dot{\theta} + k_2r_2^2\theta\dot{\theta} - mgr_1\dot{\theta} = 0$$

$$(mr_1^2\ddot{\theta} + I\ddot{\theta} + k_1r_1^2\theta + k_2r_2^2\theta - mgr_1)\dot{\theta} = 0$$

$$(mr_1^2 + I)\ddot{\theta} + (k_1r_1^2 + k_2r_2^2)\theta = mgr_1$$



L'angle de rotation à l'équilibre du disque s'avère donc être

$$\theta_{eq} = \frac{mgr_1}{(k_1r_1^2 + k_2r_2^2)}$$

Avec ceci, l'allongement à l'équilibre de chaque ressort s'avère être

$$x_1 = r_1\theta_{eq} = \frac{mgr_1^2}{(k_1r_1^2 + k_2r_2^2)}$$

$$x_2 = r_2\theta_{eq} = \frac{mgr_1r_2}{(k_1r_1^2 + k_2r_2^2)}$$

b) La réponse générale libre du disque peut être exprimée comme suit :

$$\theta(t) = \theta_{eq} + A_1 \cos \omega_n t + A_2 \sin \omega_n t$$

où θ_{eq} est donné ci-dessus, A_1 et A_2 sont des constantes arbitraires, et

$$\omega_n = \sqrt{\frac{k_1r_1^2 + k_2r_2^2}{I + mr_1^2}}$$

Le système est libéré avec les conditions initiales :

$$\theta(0) = 0$$

$$\dot{\theta}(0) = 0$$

de sorte que la résolution des constantes arbitraires

$$A_1 = -\theta_{eq}$$

$$A_2 = 0$$

Par conséquent, la solution est

$$\theta(t) = \theta_{eq}(1 - \cos \omega_n t)$$

La vitesse angulaire du disque devient

$$\dot{\theta}(t) = (\theta_{eq}\omega_n) \sin \omega_n t$$

qui a l'amplitude

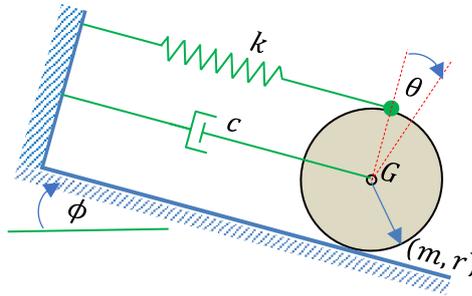
$$\dot{\theta}_{max} = \theta_{eq}\omega_n = \frac{mgr_1}{\sqrt{(k_1r_1^2 + k_2r_2^2)(I + mr_1^2)}}$$



Exercice 4

Pour le système illustré à droite, le disque de masse m roule sans glissement et x mesure le déplacement du disque à partir de la position non étirée du ressort. La surface est inclinée d'un angle ϕ de par rapport à la verticale.

- Trouver l'équation du mouvement. Ne négligez pas la gravité.
- Si le système est sous amorti, quelle est la fréquence des vibrations libres de ce système en fonction des paramètres k , c et m .
- Pour quelle valeur de la constante d'amortissement c le système est-il amorti de manière critique ?
- Quel est le déplacement statique du disque à l'équilibre ?



Solution :

a) L'équation de mouvement

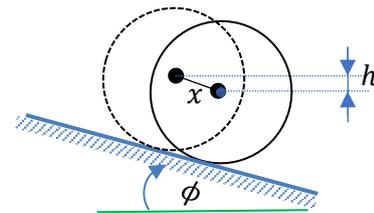
Lorsque le disque tourne d'un angle θ , il se déplace de $x = r\theta$ le ressort s'allonge de $s = 2r\theta = 2x$

L'énergie cinétique

$$T = \frac{1}{2}m\dot{x}_1^2 + \frac{1}{2}I_G\dot{\theta}^2 \quad \text{où } I_G = \frac{1}{2}mr^2$$

$$T = \frac{1}{2}mr^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{4}mr^2\dot{\theta}^2$$

$$T = \frac{3}{4}mr^2\dot{\theta}^2$$



L'énergie potentielle

$$V = \frac{1}{2}ks^2 - mgh = \frac{1}{2}k(2r)^2\theta^2 - mgr\theta \sin \phi$$

La fonction de dissipation

$$D = \frac{1}{2}c\dot{x}^2 = \frac{1}{2}c(r\dot{\theta})^2$$

L'équation de Lagrange

$$\mathcal{L} = T - V$$



$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial q} = - \frac{\partial D}{\partial \dot{q}}$$

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

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} = \frac{3}{2} mr^2 \dot{\theta}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} \right) = \frac{3}{2} mr^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial T}{\partial \theta} = 0$$

$$\frac{\partial V}{\partial \theta} = k(2r)^2 \theta - mgr \sin \phi$$

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

$$\frac{3}{2} mr^2 \ddot{\theta} + k(2r)^2 \theta - mgr \sin \phi + cr^2 \dot{\theta} = 0$$

$$\frac{3}{2} mr^2 \ddot{\theta} + cr^2 \dot{\theta} + 4kr^2 \theta = mgr \sin \phi$$

$$\frac{3}{2} m\ddot{x} + c\dot{x} + 4kx = mg \sin \phi$$

Puisque la force de gravitation a été incluse dans le développement de cette équation de mouvement, les coordonnées sont mesurées par rapport à la position non étirée du ressort.

b) En supposant que le système soit sous amorti, la fréquence des vibrations libres amorties est

$$\omega_d = \omega_n \sqrt{1 - \xi^2}, \text{ où}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{k_{eq}}{m_{eq}}} = \sqrt{\frac{8k}{3m}}, \text{ et } \xi = \frac{c_{eq}}{2\sqrt{k_{eq}m_{eq}}} = \frac{c}{2\sqrt{6km}}$$

c) Le système est amorti de manière critique lorsque $\xi = 1$, ce qui correspond à un coefficient d'amortissement critique

$$c_{cr} = 2\sqrt{6km}.$$

d) Le système est stationnaire en équilibre statique, de sorte que $x = x_0 =$ constant - x et \dot{x} disparaissent et l'équation du mouvement se réduit à

$$4kx_0 = mg \sin \phi.$$

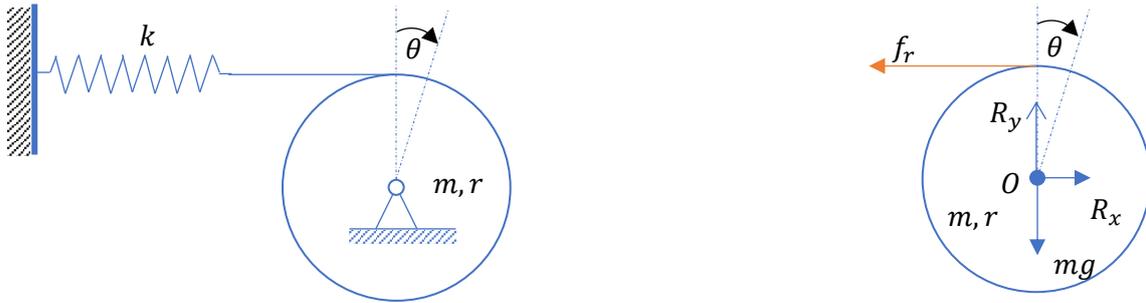
En résolvant pour x_0 , le déplacement à l'équilibre est

$$x_0 = \frac{mg \sin \phi}{4k}.$$



Exercice 5

Déterminer la pulsation propre (naturelle) du système illustré ci-dessous.



L'énergie cinétique (le disque a un mouvement de rotation)

$$T = \frac{1}{2} I_O \dot{\theta}^2$$

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

L'énergie potentielle (pour une rotation θ du disque le ressort s'allonge de $x = r\theta$)

$$V = \frac{1}{2} k (r\theta)^2$$

L'énergie mécanique (est constante pour un système conservatif)

$$E_M = T + V$$

$$E_M = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2} m r^2 \right) \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} k (r\theta)^2$$

$$\frac{dE_M}{dt} = 0$$

$$2 \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2} m r^2 \right) \dot{\theta} \ddot{\theta} + 2 \frac{1}{2} k r^2 \theta \dot{\theta} = 0$$

$$\left(\frac{1}{2} m r^2 \ddot{\theta} + k r^2 \theta \right) \dot{\theta} = 0$$

L'équation de mouvement

$$\frac{1}{2} m r^2 \ddot{\theta} + k r^2 \theta = 0$$

$$\ddot{\theta} + \frac{2k}{m} \theta = 0$$

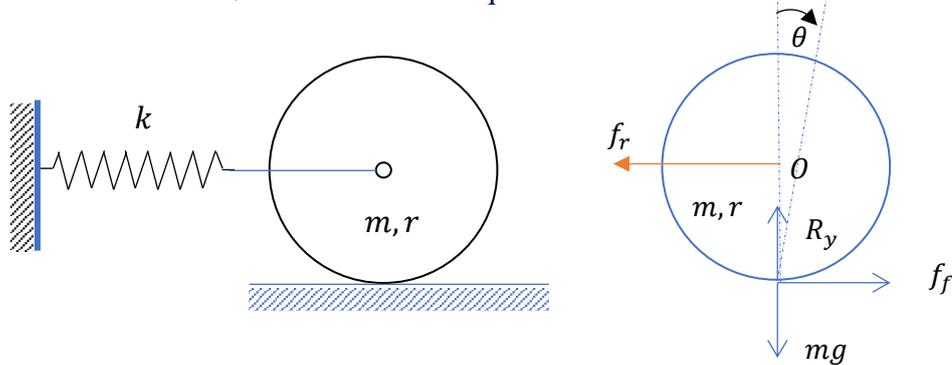
La pulsation propre

$$\omega_n = \sqrt{\frac{2k}{m}}$$



Exercice 6

Un cylindre de masse m et de rayon r peut rouler sans glissement, il est retenu par un ressort de raideur k . Déterminer la fréquence naturelle des oscillations.



L'énergie cinétique (le disque a un mouvement de rotation et un mouvement de translation)

$$T = \frac{1}{2} I_O \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}^2$$

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

$$T = \frac{3}{4} m r^2 \dot{\theta}^2$$

L'énergie potentielle (pour une rotation θ du disque le ressort s'allonge de $x = r\theta$)

$$V = \frac{1}{2} k (r\theta)^2$$

L'énergie mécanique (est constante pour un système conservatif)

$$E_M = T + V$$

$$E_M = \frac{3}{4} m r^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} k r^2 \theta^2$$

$$\frac{dE_M}{dt} = 0$$

$$\left(\frac{3}{2} m r^2 \right) \dot{\theta} \ddot{\theta} + k r^2 \theta \dot{\theta} = 0$$

$$\left(\frac{3}{2} m r^2 \ddot{\theta} + k r^2 \theta \right) \dot{\theta} = 0$$

L'équation de mouvement

$$\frac{3}{2} m r^2 \ddot{\theta} + k r^2 \theta = 0$$

$$\ddot{\theta} + \frac{2k}{3m} \theta = 0$$

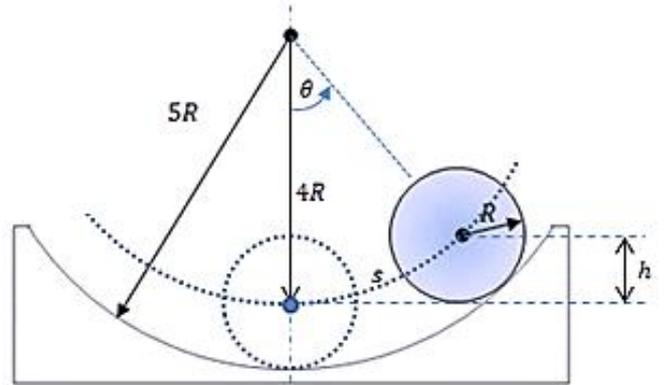
La pulsation propre

$$\omega_n = \sqrt{\frac{2k}{3m}}$$



Exercice 7

Une sphère solide de rayon R roule sans glisser dans une cuve cylindrique de rayon $5R$ comme le montre la figure ci-dessous. Montrer que, pour de petits déplacements à partir de la position d'équilibre perpendiculaires à l'axe de la cuve, la sphère exécute un mouvement harmonique simple avec une période $T = 2\pi\sqrt{28R/5g}$.



L'énergie cinétique de la sphère

$$T = \frac{1}{2}mv^2 + \frac{1}{2}I_0\Omega^2$$

où Ω est la vitesse de rotation de la sphère autour son centre de gravitation.

Comme le centre de la sphère se déplace suivant un cercle de rayon $4R$ son déplacement à partir de sa position d'équilibre est $s = (4R)\theta$ est sa vitesse $v = \frac{ds}{dt} = 4R\dot{\theta}$.

et aussi comme la sphère roule sans glissement, $v = \frac{ds}{dt} = R\Omega$ alors $\Omega = \frac{v}{R} = 4\dot{\theta}$

$$T = \frac{1}{2}m(4R\dot{\theta})^2 + \frac{1}{2}\left(\frac{2}{5}mR^2\right)(4\dot{\theta})^2 = \frac{112mR^2}{10}\dot{\theta}^2$$

Quand la sphère se déplace d'un angle θ son centre de gravité s'élève d'une hauteur $h = 4R(1 - \cos \theta)$ et son énergie potentielle de gravitation augmente de $V_g = mgh = mg \times 4R(1 - \cos \theta)$.

Pour de faibles angles $(1 - \cos \theta) \approx \frac{\theta^2}{2}$. Ainsi $V_g \approx 2mgR\theta^2$.

L'énergie mécanique totale est :

$$E = \frac{112mR^2}{10}\dot{\theta}^2 + 2mgR\theta^2$$

Comme l'énergie totale est constante pour un système conservatif

$$\frac{dE}{dt} = 0 \Rightarrow \frac{224mR^2}{10}\dot{\theta}\ddot{\theta} + 4mgR\theta\dot{\theta} = 0$$

Après simplification on obtient l'équation de mouvement

$$\frac{28mR^2}{5}\ddot{\theta} + mgR\theta = 0$$

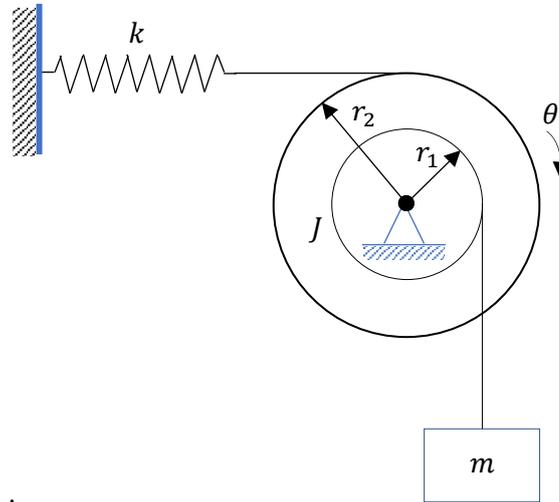
La pulsation propre est $\omega_n = \sqrt{\frac{5g}{28R}}$

et la période du mouvement harmonique simple $T = \frac{2\pi}{\omega_n} = 2\pi\sqrt{\frac{28R}{5g}}$



Exercice 8

Déterminer la pulsation propre du système masse (m) poulie (J) ressort (k).



Relations cinématiques

Lorsque la poulie J tourne d'un angle θ le ressort s'allonge de $x_2 = r_2\theta$ et la masse m descend de $x_1 = r_1\theta$.

L'énergie cinétique

$$T = \frac{1}{2}m\dot{x}_1^2 + \frac{1}{2}J\dot{\theta}^2$$

$$T = \frac{1}{2}m(r_1\dot{\theta})^2 + \frac{1}{2}J\dot{\theta}^2$$

L'énergie potentielle

$$V = \frac{1}{2}kx_2^2$$

$$V = \frac{1}{2}k(r_2\theta)^2$$

L'énergie mécanique totale

$$E = \frac{1}{2}m(r_1\dot{\theta})^2 + \frac{1}{2}J\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}k(r_2\theta)^2$$

$$\frac{dE}{dt} = 0$$

$$mr_1^2\dot{\theta}\ddot{\theta} + J\dot{\theta}\ddot{\theta} + kr_2^2\theta\dot{\theta} = 0$$

L'équation de mouvement

$$(mr_1^2 + J)\ddot{\theta} + kr_2^2\theta = 0$$

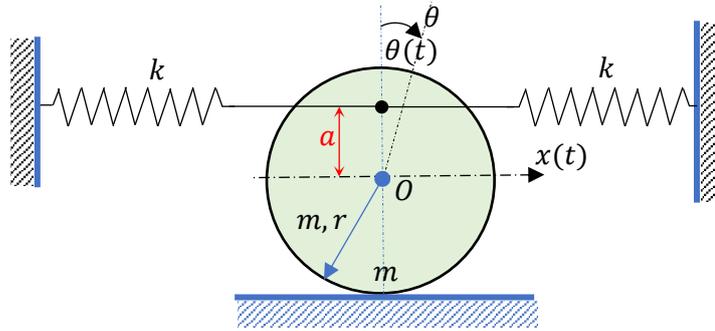
La pulsation propre

$$\omega_n = \sqrt{\frac{kr_2^2}{(mr_1^2 + J)}}$$



Exercice 9

Un disque est relié à deux ressorts. Utiliser la méthode de la conservation d'énergie pour calculer la fréquence naturelle du système pour de petits angles $\theta(t)$ d'oscillation.



Relations cinématiques

Lorsque le cylindre tourne d'un angle θ , il se déplace de $x = r\theta$ le premier ressort s'allonge de $s = (r + a)\theta$ et le second ressort se comprime de $s = (r + a)\theta$.

L'énergie cinétique

$$T = \frac{1}{2}m\dot{x}_1^2 + \frac{1}{2}I\dot{\theta}^2 \quad \text{où } I = \frac{1}{2}mr^2$$

$$T = \frac{1}{2}mr^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{4}mr^2\dot{\theta}^2$$

$$T = \frac{3}{4}mr^2\dot{\theta}^2$$

L'énergie potentielle

$$V = 2 \frac{1}{2}k(a + r)^2\theta^2$$

L'énergie mécanique totale

$$E = \frac{3}{4}mr^2\dot{\theta}^2 + k(a + r)^2\theta^2$$

$$= \dot{\theta}^2 + k(a + r)^2\theta^2 = 0$$

$$\frac{dE}{dt} = 0$$

$$\frac{3}{2}mr^2\dot{\theta}\ddot{\theta} + 2k(a + r)^2\theta\dot{\theta} = 0$$

L'équation de mouvement

$$\frac{3}{2}mr^2\ddot{\theta} + 2k(a + r)^2\theta = 0$$

La pulsation propre

$$\omega_n = \sqrt{\frac{4k(a + r)^2}{3mr^2}} = \frac{a + r}{r} \sqrt{\frac{4k}{3m}}$$

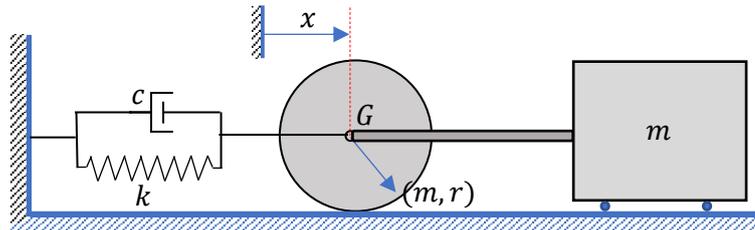


Exercice 10

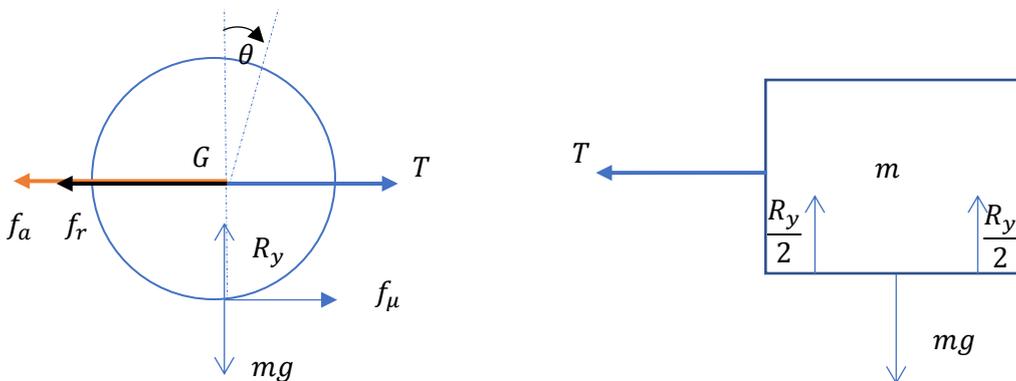
Un disque de masse m , de rayon r et de moment d'inertie $I_G = \frac{1}{2}mr^2$ est attaché à un bloc de masse m .

Le disque roule sans glissement et la masse se déplace sans frottement.

- Trouver l'équation de mouvement de de système.
- Pour $m = 2 \text{ kg}$, $c = 0.5 \text{ (N.s)/m}$ et $k = 8 \text{ N/m}$ trouver la fréquence des oscillations du système.
- Le disque est relâché à partir de $x(0) = x_0$ sans vitesse initiale, trouver le déplacement de la masse.



a) L'équation de mouvement (1^{ère} méthode)



On trace les diagrammes des corps isolés

Les forces appliquées sur le bloc m dans la direction x .

La tension T

Les forces appliquées sur le disque dans la direction x .

Force de rappel du ressort $f_r = k * x$.

Force d'amortissement $f_a = c * \dot{x}$.

La tension T

Force d'adhérence f_μ inconnue.

La relation la rotation et le déplacement du disque est $x = \theta * r$

Les relations cinématiques

$$x = r\theta ; \dot{x} = r\dot{\theta} ; \ddot{x} = r\ddot{\theta}$$

En utilisant les équilibres dynamiques linéaire du bloc



$$\sum F = ma_x$$

$$-T = ma_x$$

$$T = -m\ddot{x}$$

En utilisant les équilibres dynamiques linéaire et angulaire du disque

$$\sum F = ma_x$$

$$-f_a - f_r + f_\mu + T = ma_x$$

$$-c\dot{x} - kx + f_\mu = 2m\ddot{x}$$

$$\sum \mathcal{M}_G = I_G \ddot{\theta}$$

$$-f_\mu r = \frac{1}{2}mr^2\ddot{\theta} = \frac{1}{2}mr\ddot{x}$$

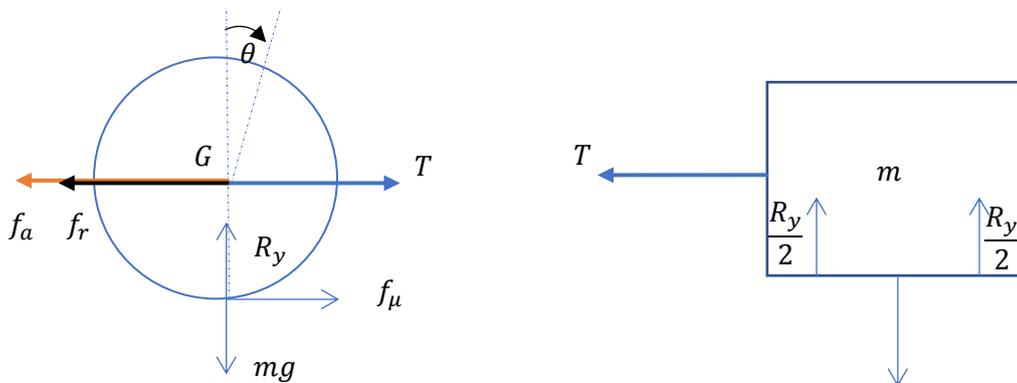
$$f_\mu = -\frac{1}{2}m\ddot{x}$$

En éliminant la force de frottement inconnue, et en utilisant les relations cinématiques,

$$-c\dot{x} - kx - \frac{1}{2}m\ddot{x} = 2m\ddot{x}$$

$$\frac{5}{2}m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$$

b) L'équation de mouvement (2^{ème} méthode)



On trace les diagrammes des corps isolés

Les forces appliquées sur le bloc m dans la direction x .

La tension T

Les forces appliquées sur le disque dans la direction x .

Force de rappel du ressort $f_r = k * x$.

Force d'amortissement $f_a = c * \dot{x}$.

La tension T

Force d'adhérence f_μ inconnue.

La relation la rotation et le déplacement du disque est $x = \theta * r$

Les relations cinématiques

$$x = r\theta ; \dot{x} = r\dot{\theta} ; \ddot{x} = r\ddot{\theta}$$



En utilisant les équilibres dynamiques linéaire du bloc

$$\sum F = ma_x$$

$$-T = ma_x$$

$$T = -m\ddot{x}$$

En utilisant les équilibres dynamiques autour du centre instantané de rotation du disque

$$\sum \mathcal{M}_P = I_P \ddot{\theta}$$

$$-f_a r - f_r r + Tr = I_P \ddot{\theta}$$

$$I_P = I_G + mr^2 = \frac{1}{2}mr^2 + mr^2 = \frac{3}{2}mr^2 \quad (\text{Relation de Huygens})$$

$$-c\dot{x}r - kxr - m\ddot{x}r = \left(\frac{3}{2}mr^2\right) \ddot{\theta}$$

$$\frac{5}{2}m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$$

c) L'équation de mouvement (3^{ème} méthode)

L'énergie cinétique

(Le disque a un mouvement de rotation et un mouvement de translation)

$$T = \frac{1}{2}I_O \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}m\dot{x}^2 + \frac{1}{2}m\dot{x}^2$$

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

$$T = \frac{1}{4}m\dot{x}^2 + m\dot{x}^2 = \frac{5}{4}m\dot{x}^2$$

L'énergie potentielle

$$V = \frac{1}{2}k(x)^2$$

La fonction de dissipation

$$D = \frac{1}{2}c\dot{x}^2$$

L'équation de Mouvement (Lagrange)

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}} \right) - \left(\frac{\partial T}{\partial x} \right) + \left(\frac{\partial V}{\partial x} \right) + \left(\frac{\partial D}{\partial \dot{x}} \right) = 0$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{x}} = \frac{5}{2}m\dot{x}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}} \right) = \frac{5}{2}m\ddot{x}$$

$$\frac{\partial T}{\partial x} = 0$$

$$\frac{\partial V}{\partial x} = kx$$

$$\frac{\partial D}{\partial \dot{x}} = c\dot{x}$$

D'où l'équation de mouvement

$$\frac{5}{2}m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$$



d) La fréquence d'oscillation du système

On transforme l'équation de mouvement sous la forme : $\ddot{x} + 2\xi\omega_n\dot{x} + \omega_n^2x = 0$

$$\frac{5}{2}m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$$

$$\ddot{x} + \frac{2c}{5m}\dot{x} + \frac{2k}{5m}x = 0$$

La pulsation propre

$$\omega_n = \sqrt{\frac{2k}{5m}}$$

Le facteur d'amortissement

$$2\xi\omega_n = \frac{2c}{5m}$$

$$\xi = \frac{2c}{5m\omega_n} = \frac{c}{5m} \sqrt{\frac{5m}{2k}} = \frac{c}{\sqrt{10km}}$$

Application numérique :

$$\omega_n = \sqrt{\frac{2k}{5m}} = \sqrt{\frac{2 * 8}{5 * 2}} = 1.265 \text{ rad/s}$$

$$\xi = \frac{0.5}{\sqrt{10 * 8 * 2}} = 3.9528 \times 10^{-2} < 1$$

$$\omega_d = \omega_n \sqrt{1 - \xi^2} = 1.265 \sqrt{1 - (3.95 \times 10^{-2})^2} = 1.264 \text{ rad/s}$$

$$f_d = \frac{\omega_d}{2\pi} = \frac{0.78995}{2\pi} = 0.2 \text{ Hz}$$

e) Le déplacement du bloc

La réponse est de la forme ($\xi < 1$)

$$x(t) = e^{-\xi\omega_n t} \{A_1 \cos \omega_d t + A_2 \sin \omega_d t\}$$

L'expression de la vitesse

$$\dot{x}(t) = -\xi\omega_n e^{-\xi\omega_n t} \{A_1 \cos \omega_d t + A_2 \sin \omega_d t\} + e^{-\xi\omega_n t} [-\omega_d A_1 \sin \omega_d t + \omega_d A_2 \cos \omega_d t]$$

Les conditions initiales

$$x(0) = x_0$$

$$e^0 \{A_1 \cos 0 + A_2 \sin 0\} = x_0 \Rightarrow A_1 = x_0$$

$$\dot{x}(0) = 0$$

$$-\xi\omega_n e^0 \{A_1 \cos 0 + A_2 \sin 0\} + e^0 [-\omega_d A_1 \sin 0 + \omega_d A_2 \cos 0] = 0$$

$$-\xi\omega_n A_1 + \omega_d A_2 = 0 \Rightarrow A_2 = \frac{\xi\omega_n x_0}{\omega_d}$$

$$x(t) = e^{-\xi\omega_n t} \left\{ x_0 \cos \omega_d t + \frac{\xi\omega_n x_0}{\omega_d} \sin \omega_d t \right\}$$

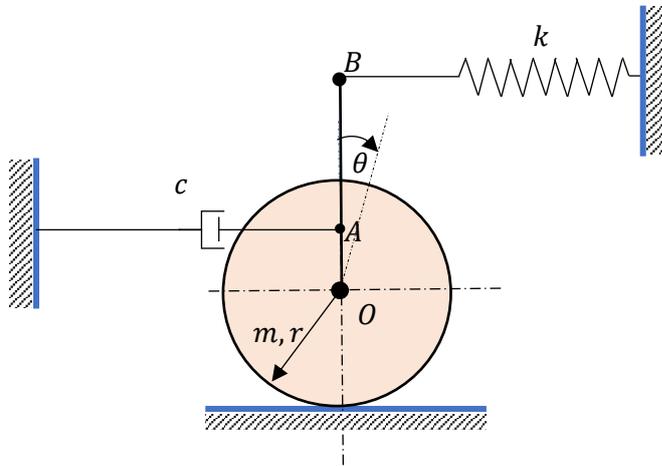


Exercice 11

Un disque de masse m , de rayon r et de moment d'inertie $I_O = \frac{1}{2}mr^2$.

Une tige de masse négligeable est liée rigidement au disque de dimensions $OB = 2r$, le point où est fixé l'amortisseur se trouve à $OA = r/2$.

- Déterminer l'équation de mouvement du système en supposant que le disque roule sans glissement en fonction de x .
- Déterminer la pulsation propre et le facteur d'amortissement.
- Si le coefficient d'amortissement est $c = \sqrt{km}$, le disque est relâché à partir de θ_0 et une vitesse initiale $\dot{\theta}_0$, trouver le déplacement $x(t)$ du centre du disque.



Solution

On trace le diagramme du corps isolé

Les forces appliquées sur le disque dans la direction x .

Force de rappel du ressort $f_r = k * x_B$.

Force d'amortissement $f_a = c * \dot{x}_A$.

Force d'adhérence f_μ inconnue.

Le déplacement du centre de disque est $x = r\theta$

$$x_A = \left(x + \frac{r}{2}\theta\right) = \frac{3}{2}x$$

$$x_B = (x + 2r\theta) = 3x$$

Les relations cinématiques

$$\dot{x} = r\dot{\theta}$$

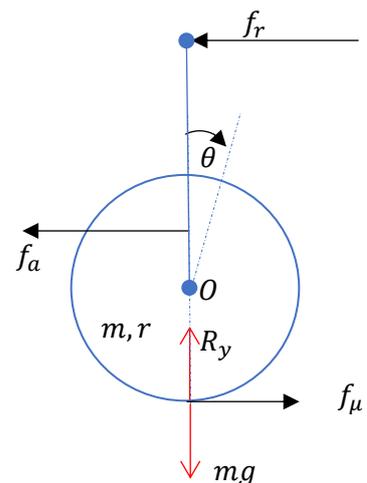
$$\ddot{x} = r\ddot{\theta}$$

D'où les forces

$$f_r = k * x_B = k * (x + 2r\theta) = 3kx$$

$$f_a = c * \dot{x}_A = c \left(\dot{x} + \frac{r}{2}\dot{\theta}\right) = \frac{3}{2}c\dot{x}$$

Diagramme du Corps Libre





1^{ère} Méthode

En utilisant les équilibres dynamiques linéaire et angulaire du disque

$$\begin{aligned}\sum F &= ma_x \\ -f_a - f_r + f_\mu &= ma_x \\ -\frac{3}{2}c\dot{x} - 3kx + f_\mu &= m\ddot{x} \\ \sum \mathcal{M}_O &= I_O \ddot{\theta} \\ -\left(f_r 2r + f_\mu r + f_a \frac{r}{2}\right) &= \frac{1}{2}mr^2 \ddot{\theta} = \frac{1}{2}mr\ddot{x} \\ -\left(2f_r + f_\mu + \frac{1}{2}f_a\right) &= \frac{1}{2}m\ddot{x} \\ f_\mu &= -\frac{1}{2}m\ddot{x} - 2f_r - \frac{1}{2}f_a\end{aligned}$$

En éliminant la force de frottement inconnue, et en utilisant les relations cinématiques, on trouve

$$f_\mu = -\frac{1}{2}m\ddot{x} - 6kx - \frac{3}{4}c\dot{x}$$

Remplaçons l'équation des forces

$$-\frac{3}{2}c\dot{x} - 3kx - \frac{1}{2}m\ddot{x} - 6kx - \frac{3}{4}c\dot{x} = m\ddot{x}$$

$$\frac{3}{2}m\ddot{x} + \frac{9}{4}c\dot{x} + 9kx = 0$$

2^{ème} Méthode

En utilisant les équilibres dynamiques autour du *centre instantané de rotation* du disque

$$\begin{aligned}\sum \mathcal{M}_P &= I_P \ddot{\theta} \\ -f_a \times \frac{3}{2}r - f_r \times 3r &= I_P \ddot{\theta} \\ I_P &= I_O + mr^2 \quad (\text{Relation de Huygens}) \\ -\frac{3}{2}c\dot{x} \times \frac{3}{2}r - 3kx \times 3r &= \left(\frac{1}{2}mr^2 + mr^2\right) \ddot{\theta} \\ -\frac{9}{4}c\dot{x} - 3kx \times 3r &= \left(\frac{1}{2}mr^2 + mr^2\right) \ddot{\theta}\end{aligned}$$

$$\frac{3}{2}m\ddot{x} + \frac{9}{4}c\dot{x} + 9kx = 0$$



3^{ème} Méthode

L'énergie cinétique (le disque a un mouvement de rotation et un mouvement de translation)

$$T = \frac{1}{2} I_0 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}^2$$

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

$$T = \frac{3}{4} m r^2 \dot{\theta}^2 = \frac{3}{4} m \dot{x}^2$$

L'énergie potentielle (pour une rotation θ du disque le ressort s'allonge de $3r\theta = 3x$)

$$V = \frac{1}{2} k (3x)^2 = \frac{9}{2} k x^2$$

La fonction de dissipation

$$D = \frac{1}{2} c \left(\frac{3}{2} \dot{x} \right)^2$$

Equation de Lagrange

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}} \right) - \left(\frac{\partial T}{\partial x} \right) + \left(\frac{\partial V}{\partial x} \right) + \left(\frac{\partial D}{\partial \dot{x}} \right) = 0 \quad \frac{\partial T}{\partial x} = \frac{3}{2} m \dot{x} \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}} \right) = \frac{3}{2} m \ddot{x}$$

$$\frac{\partial T}{\partial x} = 0$$

$$\frac{\partial V}{\partial x} = 9kx$$

$$\frac{\partial D}{\partial \dot{x}} = \frac{9}{4} c \dot{x}$$

D'où l'équation de mouvement

$$\frac{3}{2} m \ddot{x} + \frac{9}{4} c \dot{x} + 9kx = 0$$

On transforme l'équation de mouvement sous la forme

$$\ddot{x} + 2\xi\omega_n \dot{x} + \omega_n^2 x = 0$$

$$\frac{3}{2} m \ddot{x} + \frac{9}{4} c \dot{x} + 9kx = 0$$

$$\ddot{x} + \frac{2 * 9 c}{3 * 4 m} \dot{x} + \frac{2 * 9 k}{3 m} x = 0$$

$$\ddot{x} + \frac{3 c}{2 m} \dot{x} + 6 \frac{k}{m} x = 0$$



La pulsation propre

$$\omega_n = \sqrt{\frac{6k}{m}}$$

Le facteur d'amortissement

$$2\xi\omega_n = \frac{3c}{2m}$$
$$\xi = \frac{3c}{2m} \frac{1}{2\sqrt{\frac{6k}{m}}} = \frac{3c}{4\sqrt{6km}}$$

Si $c = \sqrt{km}$

$$\xi = \frac{3\sqrt{km}}{4\sqrt{6km}} = \frac{3}{4\sqrt{6}} < 1$$

La réponse est de la forme

$$x(t) = e^{-\xi\omega_n t} \{A_1 \cos \omega_d t + A_2 \sin \omega_d t\}$$

L'expression de la vitesse

$$\dot{x}(t) = -\xi\omega_n e^{-\xi\omega_n t} \{A_1 \cos \omega_d t + A_2 \sin \omega_d t\}$$
$$+ e^{-\xi\omega_n t} [-\omega_d A_1 \sin \omega_d t + \omega_d A_2 \cos \omega_d t]$$

Les conditions initiales

$$\theta(0) = \theta_0 \Rightarrow x(0) = r\theta_0$$

$$e^0 \{A_1 \cos 0 + A_2 \sin 0\} = r\theta_0$$

$$A_1 = r\theta_0$$

$$\dot{x}(0) = r\dot{\theta}_0$$

$$-\xi\omega_n e^0 \{A_1 \cos 0 + A_2 \sin 0\} + e^0 [-\omega_d A_1 \sin 0 + \omega_d A_2 \cos 0] = r\dot{\theta}_0$$

$$-\xi\omega_n A_1 + \omega_d A_2 = r\dot{\theta}_0$$

$$A_2 = \frac{r\dot{\theta}_0 + \xi\omega_n r\theta_0}{\omega_d}$$

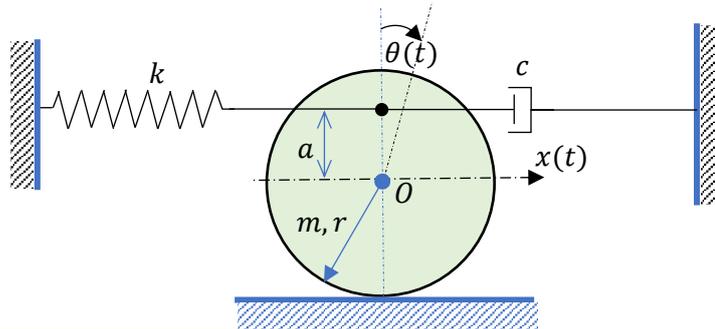
$$x(t) = e^{-\xi\omega_n t} \left\{ r\theta_0 \cos \omega_d t + \frac{r\dot{\theta}_0 + \xi\omega_n r\theta_0}{\omega_d} \sin \omega_d t \right\}$$



Exercice 12

Un disque de masse m , de rayon r et de moment d'inertie $I_O = \frac{1}{2}mr^2$, roule sans glissement. Le disque est relié à un ressort et un amortisseur à une distance a du centre O .

- Calculer l'énergie cinétique T , l'énergie potentielle V et la fonction de dissipation D .
- Utiliser la méthode de Lagrange pour déterminer l'équation de mouvement ;
- Calculer la fréquence naturelle du système pour de petits angles $\theta(t)$ d'oscillation.



L'équation de mouvement (méthode de Lagrange)

La relation entre la rotation et le déplacement du centre de gravité du disque est

$$x = \theta * r$$

Les relations cinématiques

$$\dot{x} = r\dot{\theta}$$

L'allongement du ressort

$$e = x + a\theta = (r + a)\theta ;$$

La vitesse de déplacement de l'amortisseur

$$\dot{e} = (r + a)\dot{\theta}$$

L'énergie cinétique

(Le disque a un mouvement de rotation et un mouvement de translation)

$$T = \frac{1}{2} I_O \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}^2$$

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

$$T = \frac{1}{4} mr^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}^2$$

$$T = \frac{1}{4} mr^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} mr^2 \dot{\theta}^2$$

$$T = \frac{3}{4} mr^2 \dot{\theta}^2 = \frac{3}{4} m \dot{x}^2$$

L'énergie potentielle

$$V = \frac{1}{2} k(e)^2 = \frac{1}{2} k(r + a)^2 \theta^2$$

La fonction de dissipation

$$D = \frac{1}{2} c(\dot{e})^2 = \frac{1}{2} c(r + a)^2 \dot{\theta}^2$$



Equation de mouvement

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

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} = \frac{3}{2} mr^2 \dot{\theta}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} \right) = \frac{3}{2} mr^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial T}{\partial \theta} = 0$$

$$\frac{\partial V}{\partial \theta} = k(r+a)^2 \theta$$

$$\frac{\partial D}{\partial \dot{\theta}} = c(r+a)^2 \dot{\theta}$$

D'où l'équation de mouvement

$$\frac{3}{2} mr^2 \ddot{\theta} + c(r+a)^2 \dot{\theta} + k(r+a)^2 \theta = 0$$

$$a = \frac{a}{r} r \Rightarrow (r+a)\theta = \left(1 + \frac{a}{r}\right) r\theta = \left(1 + \frac{a}{r}\right) x$$

$$\frac{3}{2} mr\ddot{x} + c \left(1 + \frac{a}{r}\right)^2 r\dot{x} + k \left(1 + \frac{a}{r}\right)^2 rx = 0$$

$$\frac{3}{2} m\ddot{x} + c \left(1 + \frac{a}{r}\right)^2 \dot{x} + k \left(1 + \frac{a}{r}\right)^2 x = 0$$

La pulsation propre

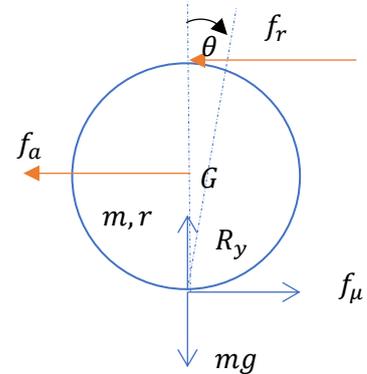
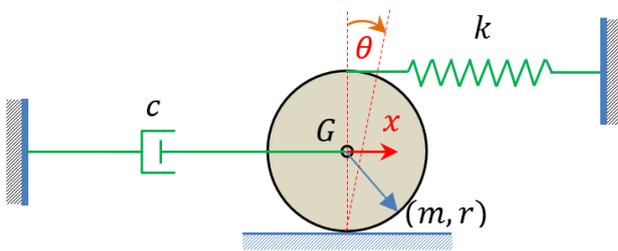
$$\omega_n = \sqrt{\frac{2k(r+a)^2}{3mr^2}} = \frac{(r+a)}{r} \sqrt{\frac{2k}{3m}} = \left(1 + \frac{a}{r}\right) \sqrt{\frac{2k}{3m}}$$



Exercice 12

Un disque de masse m , de rayon r et de moment d'inertie $I_G = \frac{1}{2}mr^2$.

- Déterminer l'équation de mouvement du système en supposant que le disque roule sans glissement en fonction de x .
- Déterminer la pulsation propre et le facteur d'amortissement.
- Si le coefficient d'amortissement est $c = \frac{1}{2}\sqrt{km}$, le disque est relâché à partir de $\theta(0) = \theta_0 = 9^\circ$ sans vitesse initiale, trouver le déplacement du centre du disque.



On trace le diagramme du corps isolé

Les forces appliquées sur le disque dans la direction x .

Force de rappel du ressort $f_r = k * x_r$.

Force d'amortissement $f_a = c * \dot{x}_G$.

Force d'adhérence f_μ inconnue.

La relation la rotation et le déplacement du disque est $x = \theta * r$

Les relations cinématiques

$$x = r\theta$$

$$\dot{x} = r\dot{\theta}$$

$$\ddot{x} = r\ddot{\theta}$$

D'où les forces

$$f_r = k * x_r = k * 2x = 2kx$$

$$f_a = c * \dot{x}_G = c\dot{x}$$

1^{ère} Méthode

En utilisant les équilibres dynamiques linéaire et angulaire du disque

$$\sum F = ma_x$$

$$-f_a - f_r + f_\mu = ma_x$$

$$-c\dot{x} - 2kx + f_\mu = m\ddot{x}$$

$$\sum \mathcal{M}_G = I_G \ddot{\theta}$$

$$f_r r + f_\mu r = \frac{1}{2}mr^2 \ddot{\theta} = \frac{1}{2}mr \ddot{x}$$

$$2kx + f_\mu = \frac{1}{2}m\ddot{x}$$



En éliminant la force de frottement inconnue, et en utilisant les relations cinématiques, on trouve

$$f_{\mu} = -\frac{1}{2}m\ddot{x} - 2kx$$

Remplaçons l'équation des forces

$$-c\dot{x} - 2kx - \frac{1}{2}m\ddot{x} - 2kx = m\ddot{x}$$

$$\frac{3}{2}m\ddot{x} + c\dot{x} + 4kx = 0$$

2^{ème} Méthode

En utilisant les équilibres dynamiques autour du centre instantané de rotation du disque

$$\sum \mathcal{M}_P = I_P \ddot{\theta}$$

$$-f_a r - f_r \times 2r = I_P \ddot{\theta}$$

$$I_P = I_G + mr^2 \quad (\text{Relation de Huygens})$$

$$-c\dot{x}r - 4kxr = \left(\frac{1}{2}mr^2 + mr^2\right)\ddot{\theta}$$

$$\frac{3}{2}m\ddot{x} + c\dot{x} + 4kx = 0$$

3^{ème} Méthode

L'énergie cinétique (le disque a un mouvement de rotation et un mouvement de translation)

$$T = \frac{1}{2}I_O \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}m\dot{x}^2$$

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

$$T = \frac{3}{4}mr^2\dot{\theta}^2 = \frac{3}{4}m\dot{x}^2$$

L'énergie potentielle (pour une rotation θ du disque le ressort s'allonge de $2r\theta = 2x$)

$$V = \frac{1}{2}k(2x)^2 = 2kx^2$$

La fonction de dissipation

$$D = \frac{1}{2}c\dot{x}^2$$

Equation de mouvement (Lagrange)

$$\frac{d}{dt}\left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}}\right) - \left(\frac{\partial T}{\partial x}\right) + \left(\frac{\partial V}{\partial x}\right) + \left(\frac{\partial D}{\partial \dot{x}}\right) = 0$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{x}} = \frac{3}{2}m\dot{x}$$

$$\frac{d}{dt}\left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}}\right) = \frac{3}{2}m\ddot{x}$$

$$\frac{\partial T}{\partial x} = 0$$



$$\frac{\partial V}{\partial x} = 4kx$$

$$\frac{\partial D}{\partial \dot{x}} = c\dot{x}$$

D'où l'équation de mouvement

$$\frac{3}{2}m\ddot{x} + c\dot{x} + 4kx = 0$$

On transforme l'équation de mouvement sous la forme

$$\ddot{x} + 2\xi\omega_n\dot{x} + \omega_n^2x = 0$$

$$\ddot{x} + \frac{2c}{3m}\dot{x} + \frac{8k}{3m}x = 0$$

La pulsation propre

$$\omega_n = \sqrt{\frac{8k}{3m}} = 2\sqrt{\frac{2k}{3m}}$$

Le facteur d'amortissement

$$2\xi\omega_n = \frac{2c}{3m}$$

$$\xi = \frac{c}{3m\omega_n} = \frac{c}{3m \times 2\sqrt{\frac{2k}{3m}}} = \frac{c}{2\sqrt{6km}}$$

Si $c = \frac{\sqrt{km}}{2}$

$$\xi = \frac{\frac{\sqrt{km}}{2}}{2\sqrt{6km}} = \frac{1}{4\sqrt{6}} < 1$$

La réponse est de la forme

$$x(t) = e^{-\xi\omega_n t} \{A_1 \cos \omega_d t + A_2 \sin \omega_d t\}$$

L'expression de la vitesse

$$\dot{x}(t) = -\xi\omega_n e^{-\xi\omega_n t} \{A_1 \cos \omega_d t + A_2 \sin \omega_d t\} + e^{-\xi\omega_n t} [-\omega_d A_1 \sin \omega_d t + \omega_d A_2 \cos \omega_d t]$$

Les conditions initiales

$$\theta(0) = \theta_0 \Rightarrow x(0) = r\theta_0$$

$$e^0 \{A_1 \cos 0 + A_2 \sin 0\} = r\theta_0$$

$$A_1 = r\theta_0$$

$$\dot{x}(0) = 0$$

$$-\xi\omega_n e^0 \{A_1 \cos 0 + A_2 \sin 0\} + e^0 [-\omega_d A_1 \sin 0 + \omega_d A_2 \cos 0] = 0$$

$$-\xi\omega_n A_1 + \omega_d A_2 = 0$$

$$A_2 = \frac{\xi\omega_n r\theta_0}{\omega_d}$$

$$x(t) = e^{-\xi\omega_n t} \left\{ r\theta_0 \cos \omega_d t + \frac{\xi\omega_n r\theta_0}{\omega_d} \sin \omega_d t \right\}$$