

Les indispensables

Exercice 1 - Applications directes du cours :

☞☞☞ **Attention !** Petites applications rapides pour voir si on a bien compris les notions

1. Notion : puissance

(a) On fait ☞☞☞ **Attention !** aux projections et aux unités !!

$$\mathcal{P} = \vec{v} \cdot m\vec{g} = -mv g \sin \alpha = 160W < 0 : \text{le poids est résistif.}$$

(b) C'est trois fois moins que ce que produit le cycliste pour rouler à vitesse constante.

2. Notion TEM et système conservatif

On applique le TEM entre le point A (altitude z_A , vitesse nulle) et le point B (altitude $z_B = z_A - h$, vitesse v_B).

$$mgz_B + \frac{1}{2}mv_B^2 - mgz_A = 0 \Rightarrow v_B = \sqrt{2gh} = 17\text{m/s}$$

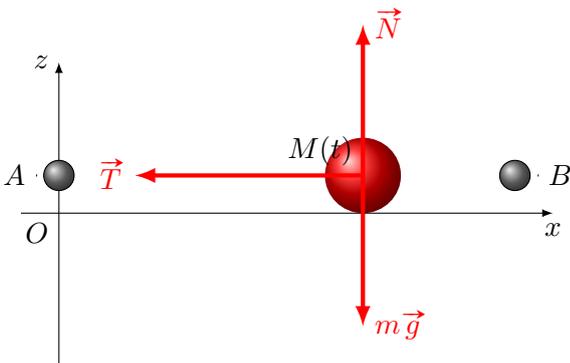
3. Notion : TEM et travail des forces de frottement

On applique le TEM entre le point A (altitude z_A , vitesse nulle) et le point B (altitude $z_B = z_A - h$, vitesse $v_B = 16\text{m/s}$).

$$mgz_B + \frac{1}{2}mv_B^2 - mgz_A = W_{A \rightarrow B}(\vec{T}); \Rightarrow W_{A \rightarrow B}(\vec{T}) = \frac{1}{2}mv_B^2 - mgh < 0$$

Les frottements sont résistifs

Exercice 2 - Distance de freinage :



▷ Vecteurs cinématiques

$$\vec{OM} = x\vec{e}_x; \vec{v} = \dot{x}\vec{e}_x \text{ et } v(t) = \dot{x}.$$

▷ Bilan des forces

▷ $m\vec{g}$ ne travaille pas

▷ \vec{N} ne travaille pas

$$\text{▷ } \vec{T} = -T\vec{e}_x$$

1. ▷ **Travail élémentaire** : $\delta W = \vec{T} \cdot d\vec{l} = -T\vec{e}_x \cdot dx\vec{e}_x = -Tdx$.

▷ **Trajectoire** de A $x_A = 0$ à B $x_B = d$

▷ **calcul du travail** :

$$W_{A \rightarrow B}(\vec{T}) = \int_{A \rightarrow B} \delta W = \int_{x_A}^{x_B} -Tdx = -Td$$

2. On applique le TEM pour estimer T

▷ Trajet et bilan d'énergie

▷ point de départ A :

$$x_A = 0 \text{ et } v_A = 50\text{km/h} = 14\text{m/s}$$

$$\text{Energie : } E_c = \frac{1}{2}mv_A^2 \text{ et } E_p = 0$$

▷ point d'arrivée B :

$$x_B = d \text{ et } v_B = 0$$

$$\text{Energie : } E_c = 0 \text{ et } E_p = 0$$

▷ **Travail des forces NC**

on a montré que $W = \int_{x_A}^{x_B} -T dx = -Td$

▷ **TEM**

$$0 - \left(\frac{1}{2}mv_A^2\right) = -Td \Rightarrow T = \frac{mv_A^2}{2d}$$

On trouve $T = 9600\text{N}$.

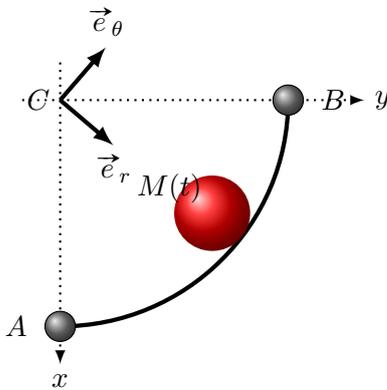
Avec cette valeur, on peut de nouveau appliquer le TEM pour une vitesse initiale de 90km/h et trouver $d = mv_A^2/2T$ soit 49m.

Exercice 3 - Théorème de l'Ec/Em :

☛☛☛ **Attention !** Exercice important à bien maîtriser : beaucoup de situation ressemble à ces deux là !!

Cas circulaire

On choisit un repère cylindrique de centre C suivant le point M . On note θ l'angle entre \vec{e}_x et \vec{e}_θ .



▷ **Vecteurs cinématiques**

$$\vec{OM} = R_0 \vec{e}_r; \vec{v} = R_0 \dot{\theta} \vec{e}_\theta \text{ et } v(t) = R\dot{\theta}$$

▷ **Bilan des \vec{F} et des E_p**

- ▷ Réaction du support \vec{N} : ne travaille pas
- ▷ poids $m\vec{g} \rightarrow E_p = -mgx = -mgR_0 \cos \theta$
- ▷ force de frottement $\vec{T} = -T\vec{e}_\theta$

On applique le **TEM** pour trouver la vitesse en B .

▷ **Trajet et bilan d'énergie**

- ▷ point de départ A : $\theta = 0$ et $v_A = v_0$
Energie : $E_c = \frac{1}{2}mv_0^2$ et $E_p = -mgR_0$

- ▷ point d'arrivée B : $\theta = \pi/2$ et v_B
Energie : $E_c = \frac{1}{2}mv_B^2$ et $E_p = 0$

▷ **Travail des forces NC**

- ▷ travail élémentaire $\delta W = \vec{T} \cdot d\vec{l}$ avec $d\vec{l} = \vec{v} dt = R_0 \dot{\theta} \vec{e}_\theta = R_0 d\theta \vec{e}_\theta$
Donc $\delta W = -TR_0 d\theta$.

- ▷ trajectoire A $\theta_A = 0$ à B $\theta_B = \pi/2$
- ▷ calcul du travail

$$W_{A \rightarrow B}(\vec{T}) = \int_{A \rightarrow B} \delta W = \int_0^{\pi/2} -TR_0 d\theta = -TR_0 \pi/2$$

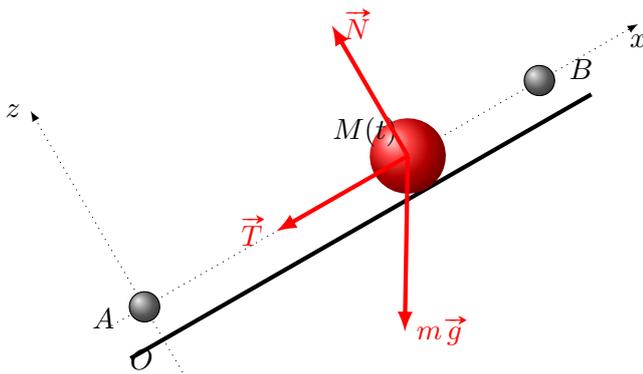
▷ **TEM**

$\left(\frac{1}{2}mv_B^2 + 0\right) - \left(\frac{1}{2}mv_0^2 - mgR_0\right) = -TR_0 \pi/2 \Rightarrow v_B^2 = v_0^2 - 2R_0g - \frac{TR_0 \pi}{2m}$
Pour que cela soit possible, il faut que $v_B^2 > 0$ donc :

$$v_0^2 > 2R_0g + \frac{TR_0 \pi}{2m} \Rightarrow v_0 > \sqrt{2R_0g + \frac{TR_0 \pi}{2m}}$$

On remarque que si $T = 0$ (pas de frottement) $v_0 > \sqrt{2gR_0}$: c'est le "classique" $\sqrt{2gh}$.

Rampe inclinée



▷ **Vecteurs cinématiques**

$\overrightarrow{OM} = x \vec{e}_x$; $\vec{v} = \dot{x} \vec{e}_x$ et $v(t) = \dot{x}$

▷ **Bilan des \vec{F} et des E_p**

- ▷ Réaction du support \vec{N} : ne travaille pas
- ▷ poids $m\vec{g} \rightarrow E_p = mg \sin \alpha x$
- ▷ force de frottement $\vec{T} = -T \vec{e}_x$ avec $T = fN$

On applique le **TEM** pour trouver la vitesse en B.

▷ **Trajet et bilan d'énergie**

- ▷ point de départ A : $x = 0$ et $v_A = v_0$
Energie : $E_c = \frac{1}{2}mv_0^2$ et $E_p = 0$

- ▷ point d'arrivée B : $x = h/\sin \alpha$ et v_B
Energie : $E_c = \frac{1}{2}mv_B^2$ et $E_p = mgh$

▷ **Travail des forces NC**

- ▷ travail élémentaire $\delta W = \vec{T} \cdot d\vec{l}$ avec $d\vec{l} = dx \vec{e}_x$ et $T = fN = fmg \cos \alpha$ (*PFD projeté sur \vec{e}_y*)
Donc $\delta W = -fmg \cos \alpha dx$.
- ▷ trajectoire A $x_A = 0$ à B $x_B = h/\sin \alpha$
- ▷ calcul du travail

$$W_{A \rightarrow B}(\vec{T}) = \int_{A \rightarrow B} \delta W = \int_0^{h/\sin \alpha} -fmg \cos \alpha dx = -\frac{fmg h}{\tan \alpha}$$

▷ **TEM**

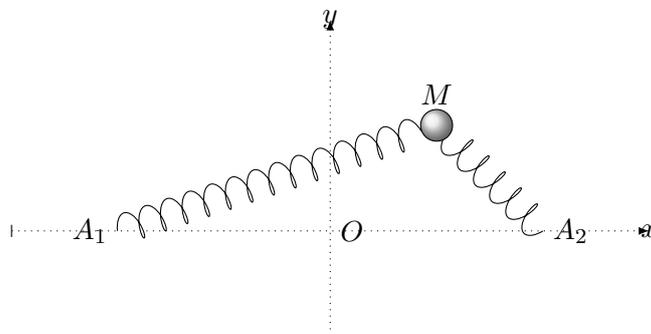
$$\left(\frac{1}{2}mv_B^2 + mgh\right) - \left(\frac{1}{2}mv_0^2 + 0\right) = -\frac{fmg h}{\tan \alpha} \Rightarrow v_B^2 = v_0^2 - 2gh - \frac{2fgh}{\tan \alpha}$$

Pour que cela soit possible, il faut que $v_B^2 > 0$ donc :

$$v_0^2 > 2gh + \frac{2fgh}{\tan \alpha} \Rightarrow v_0 > \sqrt{2gh + \frac{2fgh}{\tan \alpha}}$$

On remarque que si $f = 0$ (*pas de frottement*) on retrouve le "classique" $\sqrt{2gh}$.

Exercice 4 - Stabilité d'une position d'équilibre :



1. ▷ Energie potentielle du ressort 1 : $E_{p,1} = \frac{k}{2} (l_1 - l_0)^2$ avec $l_1 = A_1M = \sqrt{(x - (-a))^2 + (y - 0)^2}$.

⚠ ⚠ ⚠ **Attention !** on cherche une longueur, on a un système à deux coordonnées \Rightarrow on écrit les coordonnées de M : (x, y) et $A_1 : (-a, 0)$!!!

▷ Energie potentielle du ressort 2 : $E_{p,1} = \frac{k}{2} (l_2 - l_0)^2$ avec $l_2 = A_2M = \sqrt{(x-a)^2 + (y-0)^2}$.

$$\text{Donc } E_p = \frac{k}{2} \left(\left(\sqrt{(x+a)^2 + y^2} - l_0 \right)^2 + \left(\sqrt{(x-a)^2 + y^2} - l_0 \right)^2 \right).$$

2. Cf avant

3. **Attention !** Lien $\vec{F} \leftrightarrow E_p : \vec{F} = -\overrightarrow{\text{grad}} E_p$ donne E_p si on connaît \vec{F} mais sert aussi dans l'autre sens : donne \vec{F} si on connaît E_p !!

$$\vec{F}_1 = -\overrightarrow{\text{grad}} E_{p,1} = -\frac{\partial E_{p,1}}{\partial x} \vec{e}_x - \frac{\partial E_{p,1}}{\partial y} \vec{e}_y$$

Un peu de calcul donc ... à faire avec **méthode** !!

$$\frac{\partial E_{p,1}}{\partial x} = \frac{k}{2} \frac{\partial}{\partial x} \left[\left(\sqrt{(x+a)^2 + y^2} - l_0 \right)^2 \right] \quad (\text{dérivée d'une fonction au carrée})$$

$$= k \left(\sqrt{(x+a)^2 + y^2} - l_0 \right) \times \frac{\partial}{\partial x} \left[\sqrt{(x+a)^2 + y^2} - l_0 \right] \quad (\text{dérivée d'une racine carrée (le } l_0 \text{ dégage)})$$

$$= k \left(\sqrt{(x+a)^2 + y^2} - l_0 \right) \times \frac{1}{2\sqrt{(x+a)^2 + y^2}} \times \frac{\partial}{\partial x} [(x+a)^2 + y^2] \quad (\text{dérivée de } (x+a)^2)$$

Finalement : $\frac{\partial}{\partial x} [(x+a)^2 + y^2] = 2(x+a)$ et donc :

$$\frac{\partial E_{p,1}}{\partial x} = 2k(x-a) \frac{\sqrt{(x+a)^2 + y^2} - l_0}{2\sqrt{(x+a)^2 + y^2}}$$

De la même façon on trouve : $\frac{\partial E_{p,1}}{\partial y} = 2ky \frac{\sqrt{(x+a)^2 + y^2} - l_0}{2\sqrt{(x+a)^2 + y^2}}$.

Finalement :

$$\vec{F}_1 = 2k(x-a) \frac{\sqrt{(x+a)^2 + y^2} - l_0}{2\sqrt{(x+a)^2 + y^2}} \vec{e}_x + 2ky \frac{\sqrt{(x+a)^2 + y^2} - l_0}{2\sqrt{(x+a)^2 + y^2}} \vec{e}_y$$

Pour trouver \vec{F}_2 , il suffit de remarque qu'il faut transformer $+a \rightarrow -a$.

4. Pour $x = 0$, les longueurs A_1M et A_2M sont les mêmes et l'énergie potentielle s'écrit alors :

$$E_p = k \left(\sqrt{a^2 + y^2} - l_0 \right)^2$$

L'énergie potentielle n'est plus qu'à une seule variable : $\partial \rightarrow d$

▷ **position d'équilibre** : $\frac{dE_p}{dy} = 0$

▷ **stabilité** : $\frac{d^2E_p}{dy^2} > 0$

$$\frac{dE_p}{dy} = 2k \left(\sqrt{a^2 + y^2} - l_0 \right) \frac{y}{\sqrt{a^2 + y^2}}$$

On a plusieurs position d'équilibre potentielle :

▷ $y = 0$

▷ $\sqrt{a^2 + y^2} - l_0 = 0$ donc $y^2 = l_0^2 - a^2$ donc $y = \pm \sqrt{l_0^2 - a^2}$

Pour que les deux dernières position existent il faut que $l_0 > a$.

5. Soit on calcule $\frac{d^2E_p}{dy^2} > 0$ et on évalue en $y = a$ et $y = \pm \sqrt{l_0^2 - a^2}$ (très calculatoire) soit on est malin et

on trace $E_p[y]$ sur sa calculette! (on peut prendre $a = 1/l_0 = 2$ et $a = 2/l_0 = 1$)

On cherche alors les maxima et minima d'énergie potentielle.

Exercice complet

Exercice 5 - Saut à l'élastique :

1. **Phase 1** Au cours de cette phase, l'élastique n'est pas tendu : il n'y a pas de force de rappel élastique et donc pas d'énergie potentielle élastique.

On peut alors écrire rapidement le TEM entre le point de saut et un point d'altitude z quelconque, avec un axe (Oz) orienté vers le bas dont l'origine coïncide avec la position initiale.

$$\frac{1}{2}mv[z]^2 - mgz = 0$$

On obtient alors $v[z] = \sqrt{2gz}$ et donc en fin de mouvement, $z = l_0$, $v[l_0] = \sqrt{2gl_0}$.

2. Phase 2

Il faut alors prendre en compte l'élastique via son énergie potentielle élastique : $E_k = \frac{k}{2}(z - l_0)^2$.

On applique le TEM entre un point $z = l_0$ et un point d'altitude quelconque z .

🚫🚫🚫 **Attention !** pas le droit de prendre comme point de départ O !

$$\frac{1}{2}mv[z]^2 + \frac{k}{2}(z - l_0)^2 - mgz - \underbrace{\frac{1}{2}mv[l_0]^2}_{=mgl_0} = 0$$

Donc $v[z] = \sqrt{2g(z + l_0) - \frac{k}{m}(z - l_0)^2}$.

On écrit le TEM avec les coordonnées $v = \dot{z}$: $\frac{1}{2}m\dot{z}^2 + \frac{k}{2}(z - l_0)^2 - mgz = 0$

$$\frac{1}{2}m \times 2\dot{z}\ddot{z} + \frac{k}{2} \times \dot{z}(z - l_0)^2 - mg\dot{z} = 0$$

En simplifiant par \dot{z} on trouve : $m\ddot{z} + k(z - l_0)^2 - mg = 0$ ce qui est équivalent au PFD projeté sur l'axe (Oz).

A l'étirement maximale, la vitesse est nulle (le sauteur fait demi tour) donc :

$$\frac{k}{2}(z_{max} - l_0)^2 - mgz_{max} - mgl_0 = 0 \Rightarrow z_{max}^2 - \left(l_0 + \frac{mg}{k}\right)z_{max} - 2\frac{mgl_0}{k} + l_0^2 = 0$$

On trouve $z_{max} = \dots$ et on peut évaluer la force de rappel du ressort via $F = k(z_{max} - l_0)$.

Exercice 6 - Mouvement dans le champ de pesanteur terrestre :

Exercice difficile jusqu'au chapitre sur les mouvements à force centrale. A travailler une fois ce chapitre fini.

Exercice 7 - Travail d'une force non conservative (*) :

*A travailler en dernière approche, venir me voir si question. La partie **Chemin 1** est facilement abordable.*