

## 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 !!

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

(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  $v_B$ ).

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

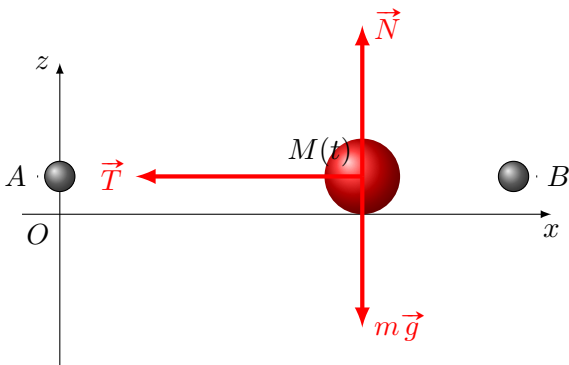
#### 3. Notion : TEM et travail des forces de frottement

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

▷  $\vec{T} = -T\vec{e}_x$

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  $T = 9600\text{N}$ .

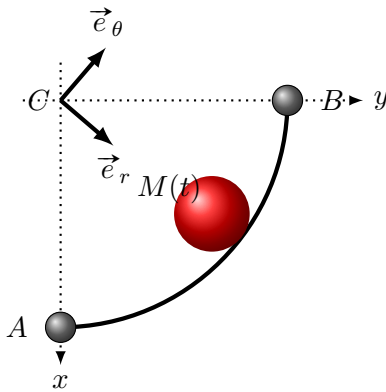
Avec cette valeur, on peut de nouveau appliquer le TEM pour une vitesse initiale de 90km/h et trouver  $d = mv_A^2/2T$  soit 49m.

**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  $\theta$  l'angle entre  $\vec{e}_x$  et  $\vec{e}_\theta$ .



▷ **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**

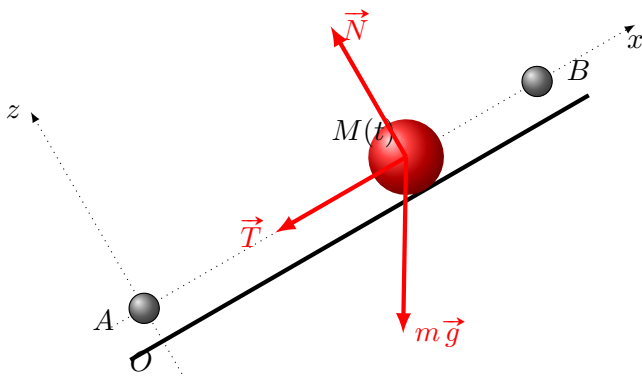
$$\left(\frac{1}{2}mv_B^2 + 0\right) - \left(\frac{1}{2}mv_0^2 - mgR_0\right) = -TR_0 \pi/2 \Rightarrow v_B^2 = v_0^2 - 2R_0g - \frac{TR_0 \pi}{m}$$

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

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

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**

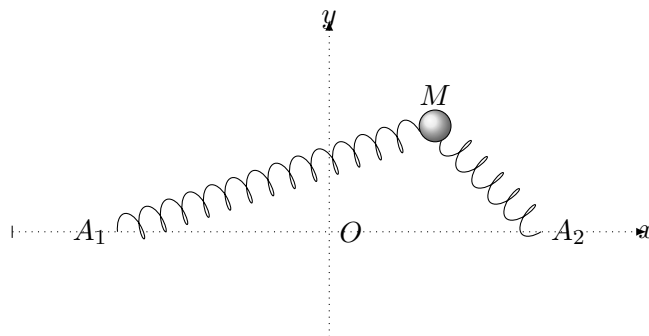
$$\left(\frac{1}{2}mv_B^2 + mgh\right) - \left(\frac{1}{2}mv_0^2 + 0\right) = -\frac{fmg h}{\tan \alpha} \Rightarrow v_B^2 = v_0^2 - 2gh - \frac{2fgh}{\tan \alpha}$$

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.*