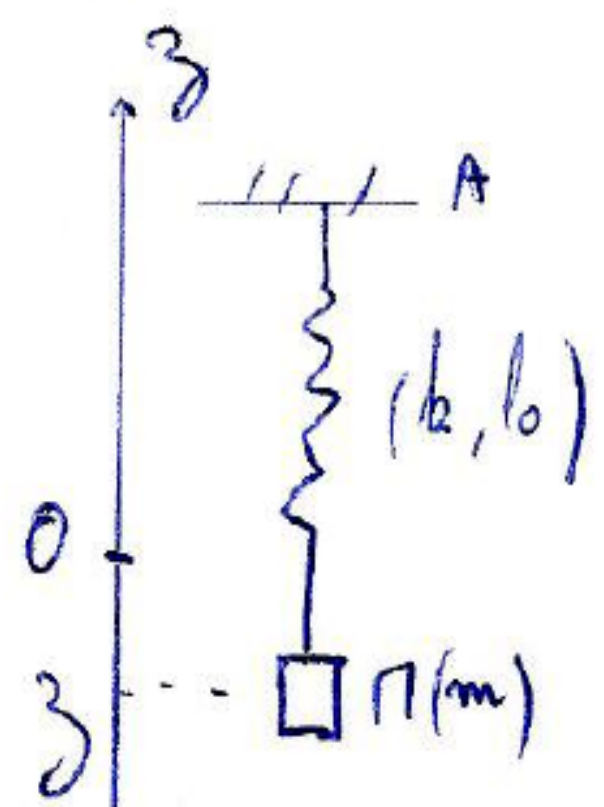


FdS

TD 5 - Correction

Ex 1 : Ressort vertical



a. $dE_{pp} = - \delta W(\vec{P})$
 $= - \vec{P} \cdot d\vec{O}T$

$\vec{P} = -mg\vec{e}_z$ et $d\vec{O}T = dz\vec{e}_z$

$\rightarrow dE_{pp} = mgdz \rightarrow \underline{E_p = mgz + C_1}$

b. Energie potentielle elastique

$dE_{pk} = - \delta W(\vec{F}) = - \vec{F} \cdot d\vec{O}T$

Avec $\vec{F} = -k(l-l_0)(-\vec{e}_z)$, $d\vec{O}T = dz\vec{e}_z = dl(-\vec{e}_z)$

Si le ressort est étiré ($dl > 0$) c'est que $d\vec{O}T$ est orienté selon $-\vec{e}_z$. On peut aussi voir que $l = z_A - z_m$ d'où $dl = -dz$

$\rightarrow dE_{pk} = k(l-l_0)(-\vec{e}_z) \cdot dl(-\vec{e}_z)$
 $= k(l-l_0)dl$

$E_{pk} = \frac{1}{2} k (l-l_0)^2 + C_2$

c. Lorsque le ressort est à l'équilibre $\vec{P} + \vec{F} = \vec{0}$

$$\text{Soit } -mg + k(l_{eq} - l_0) = 0$$

$$\text{D'où } \underline{l_{eq} = l_0 + \frac{mg}{k}} \quad (\text{ressort étiré})$$

d. On pose $u = l - l_{eq}$ soit $l = u + l_{eq} = z_A - z$
soit $z = z_A - u - l_{eq}$

$$E_{pk} = \frac{1}{2} k (u + l_{eq} - l_0)^2 + C_2$$

$$E_{pp} = mg (z_A - u - l_{eq}) + C_1$$

$$E_{ptot} = E_{pk} + E_{pp} = \frac{1}{2} k u^2 + k u (l_{eq} - l_0) + \frac{1}{2} k (l_{eq} - l_0)^2 + C_2 - mg u + mg (z_A - l_{eq}) + C_1$$

$$E_{ptot} = \frac{1}{2} k u^2 + k u \frac{mg}{k} - mg u + C_3$$

$$E_{ptot} = \frac{1}{2} k u^2 + C_3$$

la constante est nulle si on prend la référence à la position d'équilibre de la masse

$$\therefore \underline{E_{ptot} = \frac{1}{2} k u^2}$$

Ex 2 : Cycliste du Tour de France

1) On applique le théorème de la puissance cinétique au système "cycliste + vélo" dans le référentiel terrestre supposé galiléen.

Bilan des forces : • $\vec{P} = m\vec{g} \rightarrow \mathcal{P}(\vec{P}) = -mg \vec{e}_z \cdot v \vec{e}_x = 0$

• Frottement de l'air : $\vec{F} = -\lambda v \vec{v}$
↳ $\mathcal{P}(\vec{F}) = -\lambda v \vec{v} \cdot \vec{v} = -\lambda v^3$

• Reaction du support : \vec{R}
↳ $\mathcal{P}(\vec{R}) = R \vec{e}_z \cdot v \vec{e}_x = 0$

• Force motrice $\rightarrow \mathcal{P}$

$$\frac{dE_c}{dt} = \mathcal{P}(\vec{P}) + \mathcal{P}(\vec{F}) + \mathcal{P}(\vec{R}) + \mathcal{P}$$

Avec $E_c = \frac{1}{2} m v^2$ on a $\frac{dE_c}{dt} = m v \frac{dv}{dt}$ donc :

$$m v \frac{dv}{dt} = -\lambda v^3 + \mathcal{P}$$

On ne sait pas résoudre cette équation différentielle

2) On remplace $\frac{dv}{dt}$ par $\frac{dv}{dx} \frac{dx}{dt} = v \frac{dv}{dx}$

On a alors $m v^2 \frac{dv}{dx} = \mathcal{P} - \lambda v^3 = \lambda (v_l^3 - v^3)$

en posant $v_l = \left(\frac{\mathcal{P}}{\lambda}\right)^{1/3}$

En régime permanent $\frac{dv}{dt} = 0$ donc $\frac{dv}{dx} = 0$ et $v_l = v$

v_l est la vitesse limite en régime permanent.

3) v_l est une constante donc $\frac{df}{dx} = -3\lambda v^2 \frac{dv}{dx}$

Ainsi $v^2 \frac{dv}{dx} = -\frac{1}{3\lambda} \frac{df}{dx}$ et l'équation devient

$$\frac{df}{dx} + \frac{3\lambda}{m} f = 0$$

4) On pose $L = \frac{m}{3\lambda}$, on a alors $f(x) = A e^{-x/L}$

à $t=0$, $x=0$ et $v=v_0$ donc $f(0) = \lambda (v_l^3 - v_0^3) = A$

Ainsi $f(x) = \lambda (v_l^3 - v_0^3) e^{-x/L}$

$$\lambda (v_l^3 - v(x)^3) = \lambda (v_l^3 - v_0^3) e^{-x/L}$$

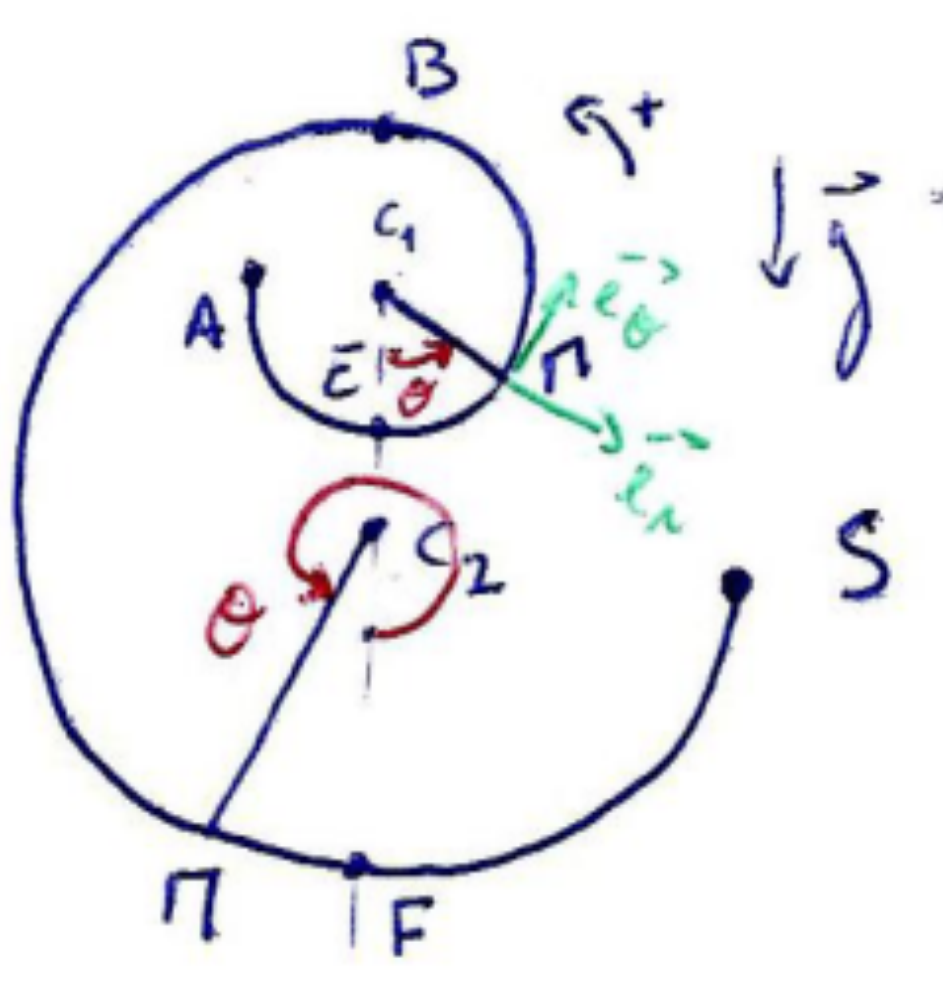
$$\text{D'où } v(x) = \left(v_l^3 - (v_l^3 - v_0^3) e^{-x/L} \right)^{1/3}$$

$$5) \quad \lambda = \frac{\rho}{V_l^3} = 0,25 \text{ kg} \cdot \text{m}^{-3}$$

$$L = \frac{m}{3\lambda} = 110 \text{ m}$$

V_e est atteint après quelques L , c'est donc assez long d'atteindre la vitesse limite.

Ex 3 : Mouvement d'un anneau sur une piste circulaire



a. Système $\Pi(m)$ dans R_g

Partie 1 : $\vec{C}_1\Pi = R_1 \vec{e}_n$
 $\vec{V}_1 = R_1 \dot{\theta} \vec{e}_\theta$ $d\vec{C}_1\Pi = R_1 d\theta \vec{e}_\theta$

Partie 2 : $\vec{C}_2\Pi = R_2 \vec{e}_n$
 $\vec{V}_2 = R_2 \dot{\theta} \vec{e}_\theta$ $d\vec{C}_2\Pi = R_2 d\theta \vec{e}_\theta$

Poids : $\vec{P} = mg \vec{e}_z = mg \cos\theta \vec{e}_n - mg \sin\theta \vec{e}_\theta$

Travail : $SW(\vec{P}) = \vec{P} \cdot d\vec{O}\Pi$ → Partie 1 : $SW_1(\vec{P}) = -mg R_1 \sin\theta d\theta$
 Partie 2 : $SW_2(\vec{P}) = -mg R_2 \sin\theta d\theta$

$$\text{Énergie potentielle : } dE_p = -\delta W(\vec{P})$$

(6)

* Partie 1 : $dE_p = mgR_1 \sin\theta d\theta$

$$E_{p_1} = -mgR_1 \cos\theta + C_1$$

Ref de E_p en $\theta = \pi \rightarrow E_p(\theta = \pi) = mgR_1 + C_1 = 0$

$$\rightarrow C_1 = -mgR_1$$

$$\underline{E_{p_1} = -mgR_1(1 + \cos\theta)}$$

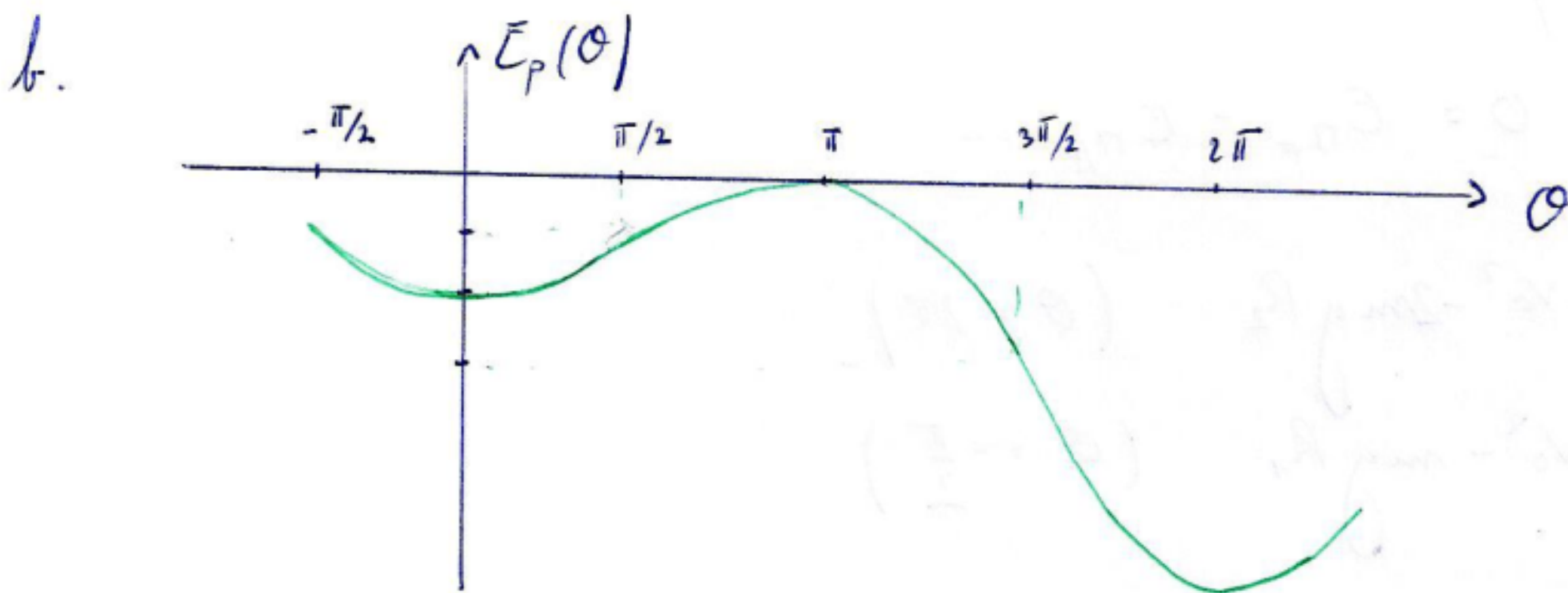
* Partie 2 : $dE_p = mgR_2 \sin\theta d\theta$

$$E_{p_2} = -mgR_2 \cos\theta + C_2$$

Ref de E_p en $\theta = \pi \rightarrow E_p(\theta = \pi) = mgR_2 + C_2 = 0$

$$\rightarrow C_2 = -mgR_2$$

$$\underline{E_{p_2} = -mgR_2(1 + \cos\theta)}$$



c. Il y a 3 positions d'équilibre \rightarrow

$$\theta = 0$$

$$\theta = \pi$$

$$\theta = 2\pi$$

$$\frac{dE_{p_1}}{d\theta} = mgR_1 \sin\theta$$

$$\frac{dE_{p_2}}{d\theta} = mgR_2 \sin\theta$$

$$\frac{d^2E_{p_1}}{d\theta^2} = mgR_1 \cos\theta$$

$$\frac{d^2E_{p_2}}{d\theta^2} = mgR_2 \cos\theta$$

- $\theta_1 = 0$: stable
 $\theta_2 = \pi$: instable
 $\theta_3 = 2\pi$: stable

(7)

d. i) l'anneau peut atteindre F s'il a suffisamment d'énergie pour franchir la barrière d' E_p en B ($\theta = \pi$)

A la limite : $E_c(B) = 0$

D'après le TEC : $E_c(B) - E_c(A) = \vec{P} \cdot \vec{AB}$

A la limite : $-\frac{1}{2} m v_0^2 = -mgR_1$

il faut donc $v_0 \geq \sqrt{2gR_1}$

ii) On applique le TEM

$$\Delta E_m = 0 = E_{\pi F} - E_{\pi A}$$

$$E_{\pi F} = \frac{1}{2} m v_F^2 - 2mgR_2 \quad (\theta = 2\pi)$$

$$E_{\pi A} = \frac{1}{2} m v_0^2 - mgR_1 \quad (\theta = -\frac{\pi}{2})$$

$$\rightarrow \frac{1}{2} m v_F^2 - 2mgR_2 - \frac{1}{2} m v_0^2 + mgR_1 = 0$$

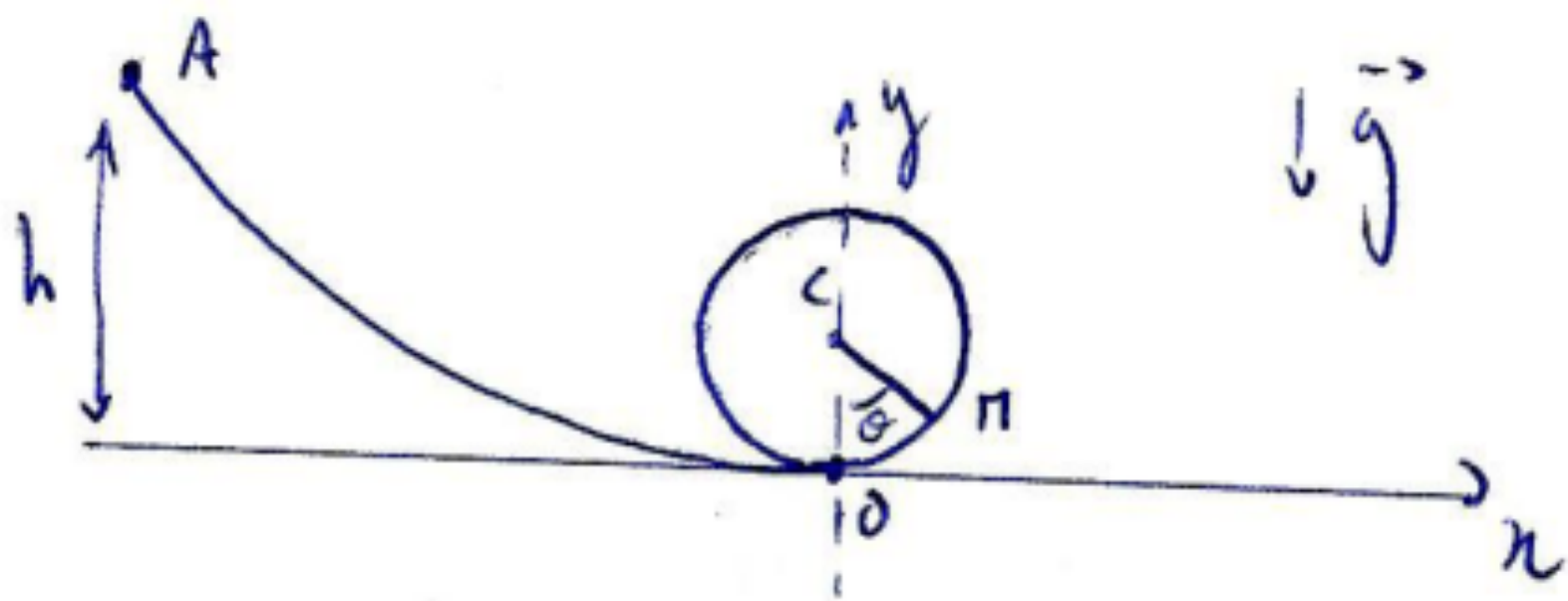
$$\underline{v_F^2 = v_0^2 + 2g(2R_2 - R_1)}$$

iii / l'anneau sort de la piste s'il arrive en S avec une vitesse non nulle.

(8)

Si le mobile arrive en B il a assez d'énergie pour dépasser S, il suffit donc que $v_0 \geq \sqrt{2gR_1}$

Ex 4 : Acrobaties



a. Système m dans R_g

Première partie du mouvement (entre A et O)

$$\text{TEC : } \frac{1}{2} m v_0^2 - \frac{1}{2} m v_A^2 = \vec{P} \cdot \vec{AO} = mgh$$

S'il part de A sans vitesse initiale ($v_A = 0$) alors $v_0 = \sqrt{2gh}$

b. Appliquons le TEC entre O et P

$$\frac{1}{2} m v^2 - \frac{1}{2} m v_0^2 = \vec{P} \cdot \vec{OP} = -mga(1 - \cos \theta)$$

$$\left(\begin{array}{l} \vec{OP} = \vec{OC} + \vec{CP} = a\vec{y} - a\cos\theta\vec{e}_y + a\sin\theta\vec{e}_x \\ \vec{P} = -mg\vec{e}_y \end{array} \right)$$

Par conséquent $v^2 = v_0^2 - 2ga(1 - \cos \theta)$

$$\underline{v = \sqrt{2gh - 2ga(1 - \cos \theta)}}$$

(9)

$$c. \begin{cases} \vec{OM} = \vec{OC} + \vec{CM} = a\vec{e}_y + a\vec{e}_n \\ \vec{v} = a\dot{\theta}\vec{e}_\theta \\ \vec{a} = -a\dot{\theta}^2\vec{e}_n + a\ddot{\theta}\vec{e}_\theta = -\frac{v^2}{a}\vec{e}_n + a\ddot{\theta}\vec{e}_\theta \end{cases}$$

3) État des forces

$$\vec{P} = -mg\vec{e}_y = mg\cos\theta\vec{e}_n - mg\sin\theta\vec{e}_\theta$$

$$\vec{R} = -R\vec{e}_n$$

PFD : $\vec{P} + \vec{R} = m\vec{a}$

$$/ \vec{e}_n : -R + mg\cos\theta = -\frac{v^2}{a}m$$

$$/ \vec{e}_\theta : -mg\sin\theta = ma\ddot{\theta}$$

On a donc $R = \frac{mv^2}{a} + mg\cos\theta$

$$R = m \left(\frac{2gh}{a} + \frac{2ga}{a} (\cos\theta - 1) + g\cos\theta \right)$$

D'où $R = mg \left(3\cos\theta - 2 + \frac{2h}{a} \right)$

d. Si v s'annule avec \vec{R} non nul, le patineur rebrousse chemin sans perte de contact avec le cylindre

Si \vec{R} s'annule avec v non nulle, le patineur décolle du cylindre.

e. Pour pouvoir faire le tour du cylindre, il faut :

1) que v soit non nul pour $\theta = \pi$

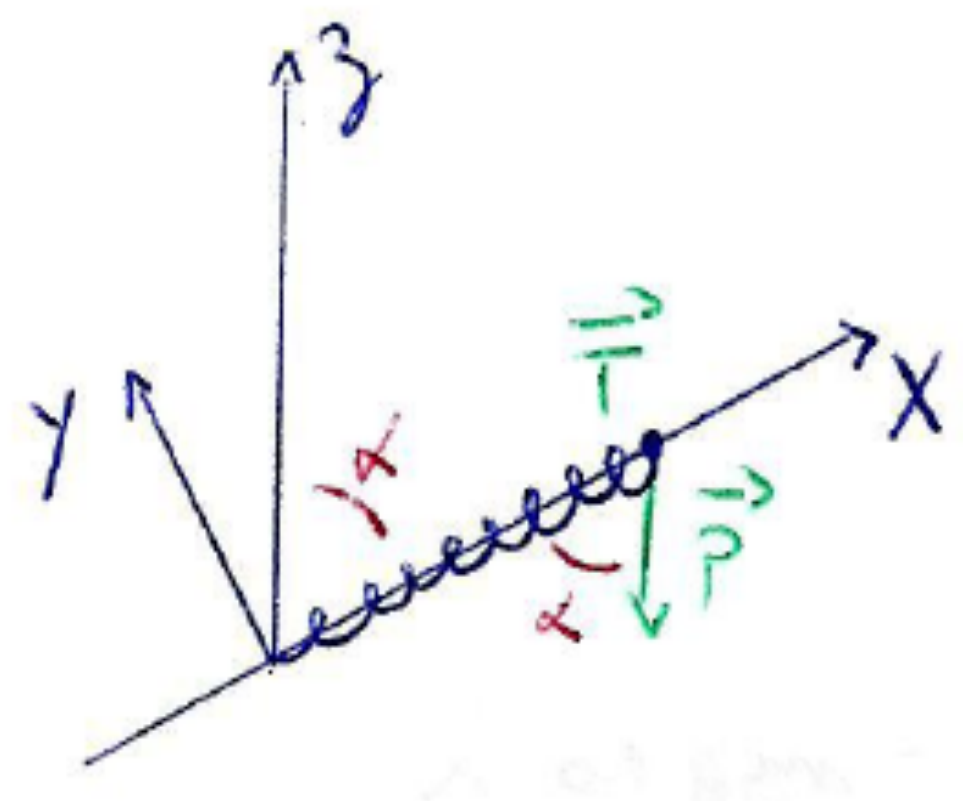
2) que \vec{R}

Condition 1: $v(\theta = \pi) = \sqrt{2gh + 2ga(\cos \pi - 1)}$ doit exister
 $\rightarrow h_{\min} = 2a$

Condition 2: $R(\theta = \pi) = mg(3\cos \pi - 2 + \frac{2h}{a}) > 0$
 $\rightarrow h'_{\min} = \frac{5}{2}a$

La condition 2 est plus contraignante, il faut donc $h > \frac{5}{2}a$

Ex 5 : Tige avec ressort



\rightarrow Systeme $\Pi(m)$ dans R_3
 $\rightarrow \vec{O\Pi} = X\vec{e}_x$
 $\vec{v}(\Pi) = \dot{X}\vec{e}_x$
 $\vec{a}(\Pi) = \ddot{X}\vec{e}_x$
 $d\vec{O\Pi} = dX\vec{e}_x$
 $E_c = \frac{1}{2}m\dot{X}^2$

Bilan des forces

$\vec{P} = -mg \cos \alpha \vec{e}_x - mg \sin \alpha \vec{e}_y$
 $\vec{T} = -k(l - l_v)\vec{e}_x = -k(X - l_v)\vec{e}_x$
 $\vec{R} = R_T \vec{e}_x + R_N \vec{e}_y = R_N \vec{e}_y$ (pas de frottements: $R_T = 0$)

a. Forces conservatives: \vec{P} et \vec{T}

E_{pp} : $dE_{pp} = -\delta W(\vec{P}) = -\vec{P} \cdot d\vec{O\Pi} = mg \cos \alpha dX$
 $E_{pp} = mg \cos \alpha X + C_1$

$$dE_{pk} = -SW(\vec{r}) = -\vec{T} \cdot d\vec{O\vec{r}} = k(l-l_v)dx$$

Avec $l = x$ on a $dl = dx$

$$E_{pk} = \frac{1}{2}k(x-l_v)^2 + C_2$$

b. TEM

$\Delta E_m = 0$ (que des forces conservatives)

$$E_m = E_c + E_{pp} + E_{pk} = E_{m0}$$

$$\frac{1}{2}m\dot{x}^2 + mg \cos \alpha x + C_1 + \frac{1}{2}k(x-l_v)^2 + C_2 = E_{m0}$$

En dérivant par rapport à t :

$$m\dot{x}\ddot{x} + mg \cos \alpha \dot{x} + k\dot{x}(x-l_v) = 0$$

En dérivant par rapport à t :

$$m\ddot{x}\dot{x} + mg \cos \alpha \dot{x} + k\dot{x}(x-l_v) = 0$$

en simplifiant par \dot{x} : $\ddot{x} + \frac{k}{m}x = kl_v - g \cos \alpha$

c. i) $E_p(x) = mg \cos \alpha x + \frac{1}{2}k(x-l_v)^2 + C_3$

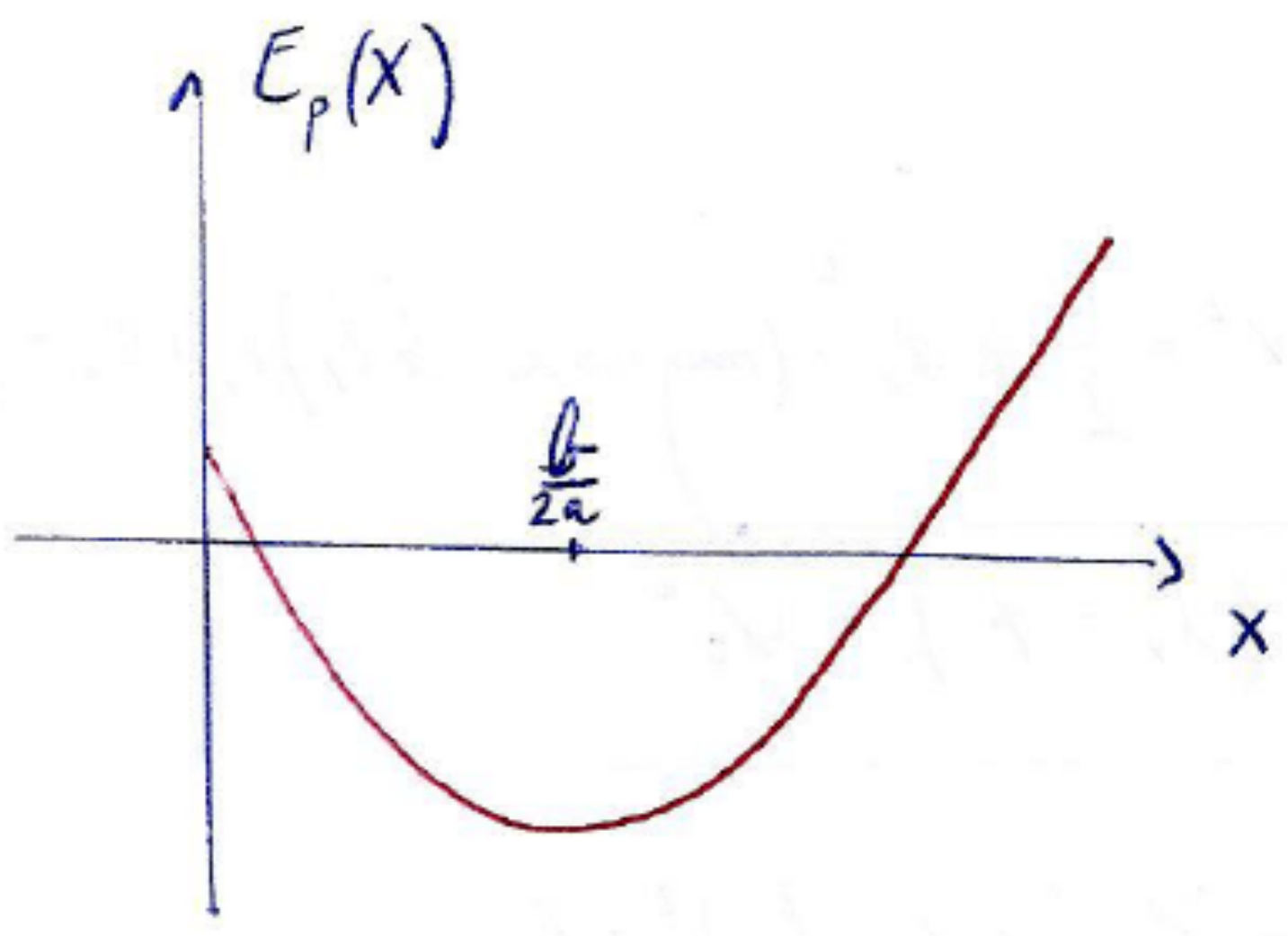
$$E_p(x) = \frac{1}{2}kx^2 + (mg \cos \alpha - kl_v)x + C_4$$

Si $mg \cos \alpha < kl_v$ alors $E_p(x) = ax^2 - bx + c$
avec $(a, b, c) > 0$

$$\frac{dE_p}{dx} = 2ax - b$$

$$\frac{d^2E_p}{dx^2} = 2a$$

x	0	$+\frac{b}{2a}$	$+\infty$
$\frac{d^2E_p}{dx^2}$		+	
$\frac{dE_p}{dx}$	-	0	+
E_p		$-\frac{b^2}{4a} + c$	



la fonction $E_p(x)$ admet un min pour $x_e = \frac{b}{2a} > 0$

$$x_e = \frac{kl_v - mg \cos \alpha}{k} = l_v - \frac{mg \cos \alpha}{k}$$

ii) On choisit $x_0 = l_v$ et $\dot{x}(t=0) = v_0$

Pour que le mouvement puisse être une oscillation entre $x_1 > 0$ et $x_2 > 0$, il faut $E_m = E_p(x_1) = E_p(x_0) + E_c(v_0) = E_p(x_2)$ car E_c nulle en x_1 et x_2

à la limite $x_1 = 0$ et $E_p(x_1) = C_4$

$$C_4 = \frac{1}{2} k x_0^2 + (mg \cos \alpha - kl_v) x_0 + C_4 + \frac{1}{2} m v_{0, \max}^2$$

$$\rightarrow v_{0, \max}^2 = -\frac{k}{m} x_0^2 - \frac{2}{m} (mg \cos \alpha - kl_v) x_0 \text{ avec } x_0 = l_v$$

$$v_{0, \max}^2 = -\frac{k}{m} l_v^2 - 2g \cos \alpha l_v + \frac{2kl_v}{m}$$

$$v_{0, \max}^2 = \frac{k}{m} l_v \left(l_v - \frac{2mg}{k} \cos \alpha \right)$$

$$v_{0, \max} = \sqrt{\frac{k}{m} l_v \left(l_v - \frac{2mg}{k} \cos \alpha \right)}$$

iii) Pour déterminer $v(x)$ on utilise l'intégrale première du mouvement

$$E_m = E_{m_0}$$

13

$$\frac{1}{2} k X^2 + (mg \cos \alpha - k l_v) X + C_1 + \frac{1}{2} m v^2 = \frac{1}{2} k l_v^2 + (mg \cos \alpha - k l_v) l_v + C_1 + \frac{1}{2} m v_0^2$$

$$v = \sqrt{\frac{k}{m} (l_v^2 - X^2) + 2 \left(g \cos \alpha - \frac{k l_v}{m} \right) (l_v - X) + v_0^2}$$

Si on utilise $E_p(X) = mg \cos \alpha X + \frac{1}{2} k (X - l_v)^2 + C_3$

$$v = \sqrt{v_0^2 - 2 g \cos \alpha (X - l_v) - \frac{k}{m} (X - l_v)^2}$$

On a établi précédemment que : $\ddot{x} + \frac{k}{m} x = \frac{k}{m} l_v - g \cos \alpha$

La solution recherchée est du type :

$$X(t) = l_v - \frac{mg \cos \alpha}{\sqrt{k}} + A \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + B \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t$$

$$\text{à } t=0, X(0) = l_v = l_v - \frac{mg \cos \alpha}{\sqrt{k}} + A$$

$$\hookrightarrow A = \frac{mg \cos \alpha}{\sqrt{k}}$$

$$\dot{X}(0) = v_0 = B \sqrt{\frac{k}{m}} \rightarrow B = \sqrt{\frac{m}{k}} v_0$$

$$\text{Finalement : } X(t) = l_v - \frac{mg \cos \alpha}{\sqrt{k}} + \frac{mg \cos \alpha}{\sqrt{k}} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + \sqrt{\frac{m}{k}} v_0 \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t$$