Correction du TD d'application



$\mathsf{I} \mid \mathsf{Collision}$ entre deux voitures

1) Notons M_1 et M_2 les points matériels représentant chacun une des deux voitures. On se limite au mouvement unidimensionnel selon l'axe x et on notera $x_1(t)$ et $x_2(t)$ les positions respectives de M_1 et M_2 selon cet axe. Initialement, $x_1(t=0) = d = 20 \,\mathrm{m}$ et $x_2(t=0) = 0$.

La voiture M_1 de Xari subit l'accélération (qui est négative donc c'est une décélération) constante a_1 . Ainsi, par intégration successive,

$$x_1(t) = \frac{1}{2}a_1t^2 + \alpha t + \beta$$

Avec α et β deux constantes d'intégration. En considérant par ailleurs une vitesse initiale v_0 et une position initiale d, on obtient :

$$x_1(t) = \frac{1}{2}a_1t^2 + v_0t + d$$

Pour le second véhicule, il faut décomposer le mouvement en deux étapes successives :

 \diamond pour $t \in [0; 1]$ s, a = 0. La position initiale étant par ailleurs nulle et la vitesse initiale étant égale à v_0 , il vient, pour $t \in [0; 1]$ s :

$$x_2(t) = v_0 t$$

 \diamond pour t > 1, l'accélération vaut a_2 constante. Notons par ailleurs $t_2 = 1$ s. On a par intégration :

$$v_2(t) = a_2 t + \gamma$$

Avec γ une constante à déterminer. Or, par continuité de la vitesse, $v_2(t=t_2)=v_0$. Ainsi,

$$v_2(t) = a_2(t - t_2) + v_0$$

Intégrons une nouvelle fois, avec δ une nouvelle constante d'intégration :

$$x_2(t) = \frac{1}{2}a_2(t - t_2)^2 + v_0t + \delta$$

En utilisant le fait que $x(t_2) = v_0 t_2$, il vient finalement

$$x_2(t) = \frac{1}{2}a_2(t - t_2)^2 + v_0t$$

2) Il y a contact à l'instant t_c tel que

$$x_1(t_c) = x_2(t_c)$$

Supposons d'abord le contact sur l'intervalle $t \in [0; 1]$ s. Il faut alors résoudre :

$$\frac{1}{2}a_1t_c^2 + y_0t_c + d = y_0t_c$$

$$\Leftrightarrow \boxed{t_c = \sqrt{\frac{-2d}{a_1}}} \quad \text{avec} \quad \begin{cases} d = 20 \text{ m} \\ a_1 = -30,0 \text{ m} \cdot \text{s}^{-2} \end{cases}$$

$$A.N. : \boxed{t_c = 1,41 \text{ s} > 1 \text{ s}}$$

Cette solution est donc exclue puisqu'elle n'est pas en accord avec notre hypothèse initiale $t \in [0 ; 1]$ s.

Supposons maintenant $t_c > 1$ s. Il faut résoudre :

$$\frac{1}{2}a_1t_c^2 + y_0t_c + d = \frac{1}{2}a_2(t_c - t_2)^2 + y_0t_c$$

$$\Leftrightarrow \frac{1}{2}a_1t_c^2 + d = \frac{1}{2}a_2\left(t_c^2 - 2t_2t_c + t_2^2\right)$$

$$\Leftrightarrow \frac{1}{2}\left(a_1 - a_2\right)t_c^2 + a_2t_2t_c + d - \frac{1}{2}a_2t_2^2 = 0$$

C'est un polynôme de degré 2 dont le discriminant Δ est tel que

$$\Delta = (a_2 t_2)^2 - 2(a_1 - a_2) \left(d - \frac{1}{2} a_2 t_2^2 \right) \quad \text{avec} \quad \begin{cases} d = 20 \text{ m} \\ a_1 = -30,0 \text{ m} \cdot \text{s}^{-2} \\ a_2 = -20,0 \text{ m} \cdot \text{s}^{-2} \\ t_2 = 1 \text{ s} \end{cases}$$

$$A.N. : \Delta = 600 \text{ m} \cdot \text{s}^{-2}$$

$$D'où \quad t_{c,\pm} = \frac{-a_2 t_2 \pm \sqrt{\Delta}}{(a_1 - a_2)}$$

$$\Leftrightarrow t_{c,+} = -3,45 \text{ s} \quad \text{ou} \quad t_{c,-} = 1,45 \text{ s}$$

La solution négative étant exclue, on trouve finalement

$$t_c = 1.45 \,\mathrm{s}$$
 et $x_1(t_c) = 42.5 \,\mathrm{m}$

Il était donc pratiquement impossible que Pierre esquive Xari, étant donné qu'en freinant au plus tôt il n'a eu que 0,45 s avant de rentrer en collision avec lui, laissant peu de marge à un autre temps de réaction et à une autre manœuvre évasive.



I | Masse attachée à 2 ressorts

1) On étudie ici le point matériel M de masse m, dans le référentiel du laboratoire supposé galiléen avec le repère $(O, \overrightarrow{u_z})$, $\overrightarrow{u_z}$ vertical ascendant. On repère le point M par son altitude OM = z(t). On effectue le **bilan des forces**:

avec le ressort 1 celui d'en-dessous, le ressort 2 celui d'au-dessus. On notera simplement \vec{F}_1 et \vec{F}_2 dans la suite. Avec le PFD, on a

$$\begin{split} m \, \overrightarrow{a} &= \overrightarrow{P} + \overrightarrow{F}_1 + \overrightarrow{F}_2 \\ \Leftrightarrow m \ddot{z} &= -mg - k(z - \cancel{l}_0) + k(L - z - \cancel{l}_0) \\ \Leftrightarrow \left[\ddot{z} + \frac{2k}{m}z = \frac{k}{m}L - g \right] \end{split}$$

À l'équilibre, le ressort ne bouge plus ; on a donc $\dot{z}=\ddot{z}=0,$ et on trouve ainsi $z_{\rm eq}$:

$$z_{\rm eq} = \frac{L}{2} - \frac{mg}{2k}$$

Sans la pesanteur, la masse sera à l'équilibre entre les deux ressorts, en toute logique. La gravité diminue cette altitude. On remarque que cette association de ressort est équivalente à avoir un seul ressort de raideur 2k.

2) On a commencé la détermination de l'équation différentielle dans la question 2. On peut simplifier son expression en remarquant qu'à droite du signe égal, on doit trouver quelque chose homogène à $\omega_0^2 z$. On commence par identifier ω_0 avec la forme canonique :

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{2k}{m}}$$
 donc $\frac{k}{m}L - g = {\omega_0}^2 z_{\rm eq}$

et finalement,

$$\ddot{z} + \omega_0^2 z = \omega_0^2 z_{\rm eq}$$

3) ion complète z(t) et la somme de la solution particulière constante z_p et de la solution homogène z_h . La solution particulière est, par définition, z_{eq} (on l'a montré question 1). La solution homogène est celle d'un oscillateur harmonique, à savoir

$$z_h = A\cos(\omega_0 t) + B\sin(\omega_0 t)$$

Ainsi,

$$z(t) = z_{eq} + A\cos(\omega_0 t) + B\sin(\omega_0 t)$$

On trouve A et B avec les conditions initiales :

 $\diamond z(0) = z_{eq} + a$ (masse lâchée d'une hauteur a par rapport à la position d'équilibre), or $z(0) = A + z_{eq}$, donc

$$A = a$$

 $\diamond \dot{z}(0) = 0$ (masse lâchée sans vitesse initiale), or $\dot{z}(0) = B\omega_0$ donc

$$B = 0$$

Ainsi,

$$z(t) = z_{\rm eq} + a\cos(\omega_0 t)$$



${ m I}^{\parallel}$ Plan incliné et frottements solides

1) On suppose en premier lieu que le contact entre la brique et le plan incliné se fait sans frottements

 $a^- \diamondsuit$ Système : {brique}

 \diamondsuit **Référentiel** : galiléen (O, $\overrightarrow{u_x},$ $\overrightarrow{u_y})$ (voir schéma)

 $\diamondsuit \ \mathbf{Rep\acute{e}rage} : \overrightarrow{\mathrm{OM}}(t) = x(t) \, \overrightarrow{u_x} + y(t) \, \overrightarrow{u_y}, \ \overrightarrow{v}(t) = \dot{x}(t) \, \overrightarrow{u_x} + \dot{y}(t) \, \overrightarrow{u_y}, \ \overrightarrow{a}(t) = \ddot{x}(t) \, \overrightarrow{u_x} + \ddot{y}(t) \, \overrightarrow{u_y}$

 \diamond **O et** t **initial** : tels que $\overrightarrow{OM}(0) = \overrightarrow{0}$

 \diamond Vitesse initiale : $\overrightarrow{v}(0) = v_0 \overrightarrow{u_x}$

♦ Bilan des forces :

Poids
$$\overrightarrow{P} = -mg \cos \alpha \, \overrightarrow{u_y} - mg \sin \alpha \, \overrightarrow{u_x}$$

Réaction $\overrightarrow{R} = R \, \overrightarrow{u_y}$

◇ PFD :

$$m\vec{a} = \vec{P} + \vec{R} \Leftrightarrow \begin{cases} \vec{m}\ddot{x} = -mg\sin\alpha \\ \vec{m}\ddot{y} = -mg\cos\alpha + R \end{cases}$$

Il n'y a pas de mouvement sur $\overrightarrow{u_y}$ étant donné que le mouvement se fait selon $\overrightarrow{u_x}$; ainsi $y = \dot{y} = \ddot{y} = 0$, et la seconde équation donne

$$R = mq \cos \alpha$$

On intègre la première pour avoir l'équation horaire sur x(t):

$$\dot{x}(t) = -gt \sin \alpha + v_0 \Rightarrow x(t) = -\frac{1}{2}gt^2 \sin \alpha + v_0t$$

avec les conditions initiales $\dot{x}(0) = v_0$ et x(0) = 0.

b – On trouve le temps d'arrêt quand la vitesse est nulle. Soit t_s ce temps d'arrêt :

$$\dot{x}(t_s) = 0 \Leftrightarrow v_0 = gt_s \sin \alpha \Leftrightarrow t_s = \frac{v_0}{g \sin \alpha}$$

On remarque alors que si $\alpha = 0$, $t_s \to +\infty$, ce qui est logique puisque sans frottement la brique ne s'arrêterait jamais. On obtient la distance d'arrêt en injectant ce temps dans x(t):

$$x(t_s) = -\frac{1}{2}g \frac{{v_0}^2}{g^2 \sin^2 \alpha} \sin \alpha + v_0 \frac{v_0}{g \sin \alpha} \Leftrightarrow x(t_s) = \frac{1}{2} \frac{{v_0}^2}{g \sin \alpha}$$

- 2) On suppose ensuite qu'il existe des frottements solides, avec f le coefficient de frottements solides tel que f = 0.20.
 - a On reprend le même système, mais le bilan des forces change :
 - ♦ Bilan des forces :

Poids
$$\overrightarrow{P} = -mg \cos \alpha \overrightarrow{u_y} - mg \sin \alpha \overrightarrow{u_x}$$

Réaction $\overrightarrow{R} = R_N \overrightarrow{u_y} - R_T \overrightarrow{u_x}$

En effet, sur la montée de la brique, sa vitesse est dirigée vers $+\overrightarrow{u_x}$, donc la force de frottement (qui est une force de freinage et donc opposée à la vitesse) est dirigée vers $-\overrightarrow{u_x}$. De plus, avec les lois du frottement de COULOMB, sur la montée la brique glisse sur le support, on a donc

$$R_T = fR_N$$

◇ PFD :

$$m\vec{a} = \vec{P} + \vec{R} \Leftrightarrow \begin{cases} m\ddot{x} = -mg\sin\alpha - fR_N \\ m\ddot{y} = -mg\cos\alpha + R_N \end{cases}$$

Il n'y a pas de mouvement sur $\overrightarrow{u_y}$ étant donné que le mouvement se fait selon $\overrightarrow{u_x}$; ainsi $y = \dot{y} = \ddot{y} = 0$, et la seconde équation donne

$$R_N = mq \cos \alpha$$

Que l'on réinjecte dans la première :

$$\ddot{x} = -g\sin\alpha - fg\cos\alpha$$

On intègre cette dernière pour avoir l'équation horaire sur x(t):

$$\dot{x}(t) = -g(\sin\alpha + f\cos\alpha)t + v_0 \Rightarrow \boxed{x(t) = -\frac{1}{2}g(\sin\alpha + f\cos\alpha)t^2 + v_0t}$$

avec les conditions initiales $\dot{x}(0) = v_0$ et x(0) = 0. On retrouve le résultat précédent en posant f = 0.

b – On trouve le temps d'arrêt quand la vitesse est nulle. Soit t_s ce temps d'arrêt :

$$\dot{x}(t_s) = 0 \Leftrightarrow v_0 = gt_s(\sin\alpha + f\cos\alpha) \Leftrightarrow \boxed{t_s = \frac{v_0}{g(\sin\alpha + f\cos\alpha)}}$$

Ce temps est plus **court** que sans frottements. On obtient la distance d'arrêt en injectant ce temps dans x(t):

$$x(t_s) = -\frac{1}{2} \frac{g(\sin\alpha + f\cos\alpha)}{(g(\sin\alpha + f\cos\alpha))^2} + v_0 \frac{v_0}{g(\sin\alpha + f\cos\alpha)}$$

$$\Leftrightarrow x(t_s) = \frac{1}{2} \frac{v_0^2}{g(\sin\alpha + f\cos\alpha)}$$

- 3) On suppose finalement que la brique est **posée** sur le plan avec α variable.
 - a Cette fois, la brique est initialement à l'arrêt, soit $\vec{a}(0) = \vec{0}$, et la brique ne glisse pas donc $R_T < fR_N$. On aura mouvement quand il y aura glissement, c'est-à-dire quand $R_T = fR_N$. On reprend donc le système précédent avec $\vec{a} = \vec{0}$:

$$\underbrace{\overrightarrow{P} + \overrightarrow{R}} \Leftrightarrow \begin{cases}
0 = -mg \sin \alpha - fR_N \\
0 = -mg \cos \alpha + R_N
\end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases}
\sin \alpha = f \cos \alpha \\
R_N = mg \cos \alpha
\end{cases}$$

$$\Leftrightarrow f = \tan \alpha \Leftrightarrow \boxed{\alpha = \operatorname{atan}(f)}$$

$$\alpha_{\operatorname{fer/chêne}} = 14^{\circ} \qquad \text{et} \qquad \boxed{\alpha_{\operatorname{chêne/chêne}} = 19^{\circ}}$$

b - On trouve

- 4) Avec $\alpha = 0^{\circ}$, on souhaite déplacer une armoire de 100 kg en tirant dessus avec la force \vec{F} . On donne $f_{\text{armoire/sol}} = 0.25$.
 - a ♦ **Système** : {armoire}
 - \diamond **Référentiel** : $(O, \overrightarrow{u_x}, \overrightarrow{u_y})$ avec $\overrightarrow{u_y}$ vertical asendant
 - \diamond **Repère**: On suppose la force de traction dirigée vers $+\overrightarrow{u_x}$, et donc la vitesse de l'armoire selon $+\overrightarrow{u_x}$
 - \diamond Repérage: $\overrightarrow{OM} = x(t) \overrightarrow{u_x}, \overrightarrow{v} = \dot{x}(t) \overrightarrow{u_x}, \overrightarrow{a} = \ddot{x}(t) \overrightarrow{u_x}$
 - ♦ Bilan des forces :

$$\begin{array}{ll} \textbf{Poids} & \overrightarrow{P} = m \, \overrightarrow{g} = -mg \, \overrightarrow{u_y} \\ \textbf{R\'{e}action normale} & \overrightarrow{R}_N = R_N \, \overrightarrow{u_y} \\ \textbf{R\'{e}action tangentielle} & \overrightarrow{R}_T = -R_T \, \overrightarrow{u_x} \\ \textbf{Traction} & \overrightarrow{F} = F \, \overrightarrow{u_x} \\ \end{array}$$

À la limite du glissement, on a $R_T = fR_N$.

 \diamondsuit $\mathbf{PDF}:$ quand le mouvement est lancé, l'accélération est nulle.

$$\underbrace{\overrightarrow{P} + \overrightarrow{R}_N + \overrightarrow{R}_T + \overrightarrow{F}}_{=0} \Leftrightarrow \begin{cases}
0 = -mg + R_N \\
0 = F - fR_N
\end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases}
R_N = mg \\
F = fmg
\end{cases} \text{ avec } \begin{cases}
m = 100 \text{ kg} \\
g = 10 \text{ m·s}^{-2} \\
f = 0.25
\end{cases}$$

$$A.N. : F = 250 \text{ N} \Leftrightarrow \frac{F}{g} = 25 \text{ kg}$$

Ainsi, il suffit de fournir une force égale à un quart du poids.

b – Mettre des patins permet de diminuer le coefficient de frottement, et donc de diminuer la force de traction nécessaire pour déplacer le meuble.



${ m IV}^{\parallel}$ Charge soulevée par une grue

- 1) \diamond Système : {masse m} repérée par son centre d'inertie M.
 - ♦ **Référentiel** : relié au sol, galiléen.
 - \diamond Coordonnées : cartésiennes, $(O, \overrightarrow{u_x}, \overrightarrow{u_y}, \overrightarrow{u_z})$ avec $\overrightarrow{u_z}$ vertical ascendant, O au pieds de la grue.
 - ♦ **BDF** : avant qu'elle ne décolle, il y a la réaction du sol ; on s'intéresse au décollage, donc au moment où elle s'annule. On aura donc

Poids
$$\vec{P} = m\vec{g} = -mg\vec{u_z}$$

Tension $\vec{T} = T\vec{u_z}$

 \diamond **PFD**: au moment où la masse décolle, son accélération est positive et selon $\overrightarrow{u_z}$, soit $\overrightarrow{a} = \ddot{z} \, \overrightarrow{u_z}$; en supposant un décollage en douceur, $\ddot{z} \approx 0$, soit

$$m\vec{a} = \vec{P} + \vec{T} \Leftrightarrow 0 = -mg + T \Leftrightarrow \boxed{T = mg}$$

On a donc la tension égale au poids.

2) Dans ce cas, on a explicitement

$$T = m(a_v + g)$$

La tension est supérieure au poids, et fonction affine de a_v : si l'accélération est trop forte, le câble peut rompre.

3) La montée de M est stoppée à mi-hauteur mais le chariot A se met en mouvement vers la droite (figure \ref{figure}) avec une accélération a_h constante.

a – L'accélération de M est $\overrightarrow{a}_M = \frac{\mathrm{d}^2\overrightarrow{\mathrm{OM}}}{\mathrm{d}t^2}$. Or, $\overrightarrow{\mathrm{OM}} = \overrightarrow{\mathrm{OA}} + \overrightarrow{\mathrm{AM}}$ avec $\overrightarrow{\mathrm{AM}}$ constant : ainsi

$$\overrightarrow{a}_{M} = \frac{\mathrm{d}^{2}\overrightarrow{\mathrm{OM}}}{\mathrm{d}t^{2}} = \frac{\mathrm{d}^{2}\overrightarrow{\mathrm{OA}}}{\mathrm{d}t^{2}} = \overrightarrow{a}_{h}$$

On a alors le PFD:

$$m\vec{a}_h = m\vec{g} + \vec{T} \Leftrightarrow ma_h \vec{u_x} = -mg \vec{u_z} + T\cos\alpha \vec{u_z} + T\sin\alpha \vec{u_x}$$

b –

$$\begin{cases} ma_h = T \sin \alpha \\ mg = T \cos \alpha \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \tan \alpha = \frac{a_h}{g} \\ T = m\sqrt{a_h^2 + g^2} \end{cases}$$

