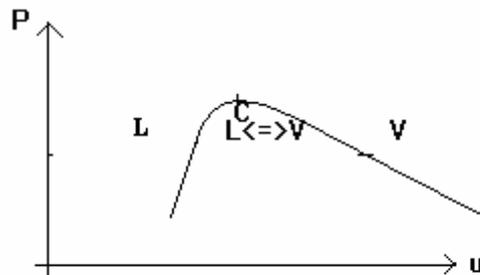


THERMODYNAMIQUE :

ÉTUDE DU SYSTÈME LIQUIDE - VAPEUR

A. Diagramme de Clapeyron du système liquide – vapeur (p,v) de l'eau :

A-1



A.II cf cours

Isotherme critique :

$$\left(\frac{\partial p}{\partial v} \right)_{T=T_c, v=v_c} = 0$$

$$\left(\frac{\partial^2 p}{\partial v^2} \right)_{T=T_c, v=v_c} = 0$$

A.III

$$\begin{aligned} \frac{v_m - v_L}{v_G - v_L} &= \frac{\frac{V_L + V_G}{m_L + m_G} - v_L}{v_G - v_L} = \frac{V_L + V_G - (m_L + m_G)v_L}{(v_G - v_L)(m_L + m_G)} = \frac{V_G - (m_G)v_L}{(v_G - v_L)(m_L + m_G)} \\ &= \frac{V_G - m_G v_L}{(v_G - v_L)(m_L + m_G)} = \frac{m_G v_G - m_G v_L}{(v_G - v_L)(m_L + m_G)} = \frac{m_G (v_G - v_L)}{(v_G - v_L)(m_L + m_G)} \\ &= \frac{m_G}{(m_L + m_G)} = x \end{aligned}$$

La même démonstration conduit au même résultat avec l'enthalpie : $\frac{h_m - h_L}{h_G - h_L} = x$

A.IV $l_v(T) = h_G(T) - h_L(T)$

B. Détente adiabatique réversible d'un système liquide-vapeur :

B-I En négligeant le volume du liquide, on peut écrire l'équation d'état de la vapeur, gaz parfait : $P_s V = \frac{m_v}{M} RT$; donc : $m_v = \frac{P_s VM}{RT} = 5,88g$

D'où : $x = \frac{m_v}{m} = \frac{P_s VM}{mRT} = 58,8\%$

B-II le système subit une détente adiabatique réversible donc isentropique ; donc :

$$c_L \ln T' + l_v(T') \frac{x'}{T'} = c_L \ln T + l_v(T) \frac{x}{T}$$

D'où : $x' = \frac{T'}{l_v(T')} \left(c_L \ln \frac{T}{T'} + l_v(T) \frac{x}{T} \right) = 0,659$

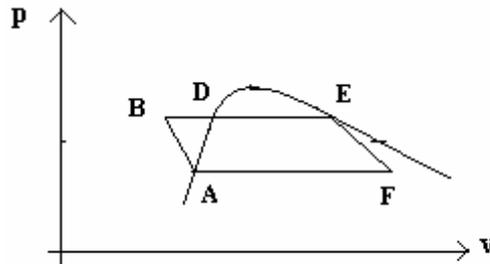
B.III pour que le titre reste constant dans la transformation précédente, il aurait fallu avoir au départ un titre x'' tel que :

$$c_L \ln T' + l_v(T') \frac{x''}{T'} = c_L \ln T + l_v(T) \frac{x''}{T}$$

D'où : $x'' = \frac{c_L \ln \frac{T}{T'}}{\frac{l_v(T')}{T'} - \frac{l_v(T)}{T}} = 0,453$

C. Modèle de fonctionnement d'une turbine à vapeur. Cycle de Rankine :

C.1



C.II dans la pompe d'alimentation, de A à B, la compression est adiabatique réversible, donc isentropique. Donc :

$$ds = c_L \frac{dT}{T} - \alpha v_L dp = 0$$

Qui s'intègre en : $c_L \ln \frac{T_1 + \Delta T}{T_1} = \alpha v_L (p_2 - p_1)$

Et, puisque $\Delta T \ll T_1$, donc : $\ln \frac{T_1 + \Delta T}{T_1} \approx \frac{\Delta T}{T_1}$

On obtient, avec $T_1 = 35^\circ\text{C}$: $\Delta T = \frac{\alpha T_1 v_L (p_2 - p_1)}{c_L} = 7,6 \cdot 10^{-2} \text{ K}$

C.III dans la turbine, de E à F, la détente est adiabatique réversible, donc isentropique, avec un système diphasé. Donc, en utilisant l'expression de l'entropie d'un système diphasé (début de la partie B) :

$$c_L \ln T_2 + l_v(T_2) \frac{1}{T_2} = c_L \ln T_1 + l_v(T_1) \frac{x_F}{T_1}$$

D'où : $x_F = \frac{T_1}{l_v(T_1)} \left(c_L \ln \frac{T_2}{T_1} + \frac{l_v(T_2)}{T_2} \right) = \frac{T_1}{h_{G1} - h_{L1}} \left(c_L \ln \frac{T_2}{T_1} + \frac{h_{G2} - h_{L2}}{T_2} \right) = 0,66$

Et : $h_{mF} = (1 - x_F) h_{L1} + x_F h_{G1} = 1740 \text{ kJ.kg}^{-1}$

C.IV dans le condenseur :

$$Q_1 = h_{L1} - h_{mF} = h_{L1} - [(1 - x_F) h_{L1} + x_F h_{G1}] = x_F (h_{L1} - h_{G1}) = -1593 \text{ kJ.kg}^{-1}$$

dans le générateur de vapeur : on peut décomposer, pour calculer $Q = \Delta h$, la transformation en un échauffement isobare puis une vaporisation isobare et isotherme :

pour l'échauffement isobare : $dh = Tds = T.c_L \frac{dT}{T} = c_L dT$

donc : $\Delta h' = c_L (T_2 - T_1)$

pour la vaporisation : $\Delta h'' = h_{v2} - h_{L2}$

donc : $Q_2 = \Delta h' + \Delta h'' = c_L (T_2 - T_1) + h_{v2} - h_{L2} = 2553 \text{kJ.kg}^{-1}$

C.V d'après le premier principe : $W = -Q_1 - Q_2 = -960 \text{kJ.kg}^{-1}$

C.6 $\rho = \frac{-W}{Q_2} = 0,376$

Et : $\rho_C = 1 - \frac{T_1}{T_2} = 0,448$

C.VII

$$\Delta h_{AB} = \int_A^B dh = \int_A^B (Tds + vdp) = \int_A^B \left(T \left(c_L \frac{dT}{T} - \alpha v_L dp \right) + v_L dp \right) = \int_A^B (c_L dT + (v_L (1 - \alpha T)) dp)$$

Mais, puisque la variation de T est négligeable (cf question C.II) :

$$\Delta h_{AB} \approx \int_A^B ((v_L (1 - \alpha T_1)) dp) = v_L (1 - \alpha T_1) (p_2 - p_1) = 6595 \text{kJ.kg}^{-1}$$

C.VIII sur le cycle :

$$\Delta h_{AA} = 0 = \Delta h_{AB} + \Delta h_{BD} + \Delta h_{DE} + \Delta h_{EF} + \Delta h_{FA}$$

Or : Δh_{AB} est négligeable

$$\Delta h_{BD} + \Delta h_{DE} = Q_2$$

$$\Delta h_{EF} = W$$

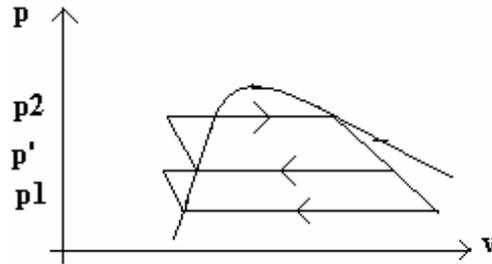
$$\Delta h_{FA} = Q_1$$

Donc :

$$W = -\Delta h_{BE} - \Delta h_{FA} = -(h_E - h_B) - (h_A - h_F) = (h_F - h_E) + (h_B - h_A) \approx (h_{\text{sortie}} - h_{\text{entrée}}) + 0$$

D. Cycle de Rankine avec soutirage

D.I



D.II dans le réchauffeur : $\Delta h = 0 = -m' l_v(T') + (m - m') c_L (T' - T_1)$

Donc :

$$m' = \frac{m c_L (T' - T_1)}{c_L (T' - T_1) + l_v(T')} = \frac{1}{1 + \frac{l_v(T')}{m c_L (T' - T_1)}} = 0,239 \text{ kg}$$

D.III

D.III.1 le calcul est le même qu'à la question C.III :

$$x'_1 = \frac{T'}{l_v(T')} \left(c_L \cdot \ln \frac{T_2}{T'} + \frac{l_v(T_2)}{T_2} \right) = \frac{T'}{h'_G - h'_L} \left(c_L \cdot \ln \frac{T_2}{T'} + \frac{h_{G2} - h_{L2}}{T_2} \right) = 0,809$$

puis :

$$h'_1 = (1 - x'_1) \cdot h'_L + x'_1 \cdot h'_G = 2397 \text{ kJ.kg}^{-1}$$

D.III.2 de même :

$$x_2 = \frac{T_2}{l_v(T_1)} \left(c_L \cdot \ln \frac{T'}{T_1} + \frac{l_v(T')}{T'} \right) = \frac{T_1}{h_{G1} - h_{L1}} \left(c_L \cdot \ln \frac{T'}{T_1} + \frac{h'_G - h'_L}{T'} \right) = 0,767$$

puis :

$$H_2 = (m - m') \left((1 - x_2) h_{L1} + x_2 h_{G1} \right) = 381 \text{ kJ.kg}^{-1}$$

D.IV avec des notations évidentes, si on néglige, selon la même idée qu'à la question C.VIII :

$$W_s = W_1 + W_2 = (h'_1 - h_{G2}) + (H_2 - (m - m') h'_1) = -1814 \text{ kJ.kg}^{-1}$$

De plus : $Q_{\text{reçue}} = G_{\text{générateur-vapeur}} = Q_2$ calculé à la question C.IV

D.V alors : $\rho_s = \frac{-W}{Q_2} = 0,71$

Le rendement du cycle de Rankine avec soutirage st supérieur à celui du cycle de Rankine sans soutirage car on récupère un travail plus grand pour une même quantité de chaleur fournie

MÉCANIQUE

I. Préliminaire :

1. avec des notations classiques :

$$\left(\frac{d\vec{L}_R(O)}{dt} \right)_R = \vec{\Gamma}(O)$$

2. a) $\vec{F}_{i,ent/R} = -m\vec{a}(A)_R$

b) R' étant en translation par rapport à R, il n'y a pas lieu de considérer de forces d'inertie de Coriolis ; donc :

$$\begin{aligned} \left(\frac{d\vec{L}_{R'}(O')}{dt} \right)_{R'} &= \vec{\Gamma}(O') + \vec{\Gamma}_{i,ent(R'/R)}(O') = \vec{\Gamma}(O') + \iiint \overrightarrow{O'M} \wedge (-dm(M)\vec{a}_{ent(R'/R)}(M)) \\ &= \vec{\Gamma}(O') + \iiint \overrightarrow{O'M} \wedge (-dm(M)\vec{a}_R(A)) = \vec{\Gamma}(O') - \iiint \overrightarrow{O'M} dm(M) \wedge \vec{a}_R(A) \\ &= \vec{\Gamma}(O') + m\overrightarrow{O'G} \wedge (-\vec{a}_R(A)) = \vec{\Gamma}(O') + \overrightarrow{O'G} \wedge \vec{F}_{i,ent(R'/R)} \end{aligned}$$

c) si $R' = R^*$ et si on choisit : $O' = G$, alors le terme $+\overrightarrow{O'G} \wedge \vec{F}_{i,ent(R'/R)}$ est nul et on

obtient le résultat connu : $\left(\frac{d\vec{L}_{R'}(G)}{dt} \right)_{R^*} = \vec{\Gamma}(O')$

II. Oscillations de la benne :

1. a) théorème du moment cinétique par rapport à l'axe Δ :

$$J_{\Delta} \cdot \ddot{\theta} = -(m_B + m_T)ga \sin \theta$$

Pour de petites oscillations :

$$J_{\Delta} \cdot \ddot{\theta} + (m_B + m_T)ga\theta = 0$$

Pulsation des oscillations : $\omega = \frac{2\pi}{T_i} = \sqrt{\frac{(m_B + m_T)ga}{J_\Delta}}$

Donc : $J_\Delta = \frac{(m_B + m_T)gaT_i^2}{4\pi^2} = 5,44 \cdot 10^4 \text{ kg.m}^2$

b) $J_\Delta = J_{T\Delta} + J_{B\Delta} = \frac{m_T L^2}{3} + J_{B\Delta}$

donc : $J_{B\Delta} = J_\Delta - \frac{m_T L^2}{3} = 5,35 \cdot 10^4 \text{ kg.m}^2$

2. a) théorème du moment cinétique appliqué à la roue 1 dans son référentiel barycentrique, en projection sur l'axe de rotation : $J_{R1} \frac{d\omega_1}{dt} = (\vec{C}_1 I_1 \wedge \vec{T}_1) \vec{e}_y = r.T_1$,

où : $J_{R1} = \frac{1}{2} m_r r^2$

de plus, on écrit la condition de roulement sans glissement de la roue sur le câble :

$$\vec{v}_{g(\text{roue1}/\text{c\~{a}ble})} = \vec{0} = \vec{v}(I_{\text{roue1}}) - \vec{0} = \vec{v}(C_1) + \omega_1 \vec{e}_y \wedge r \vec{e}_z = \left(\dot{x} + r\omega_1 \right) \vec{e}_x$$

Donc : $\frac{d\omega_1}{dt} = -\frac{1}{r} \ddot{x}$

Alors, par report dans le théorème du moment cinétique : $J_{R1} \left(-\frac{1}{r} \ddot{x} \right) = r.T_1$, c'est-à-

dire, puisque : $J_{R1} = \frac{1}{2} m_r r^2$: $T_1 = -\frac{1}{2} m_r \ddot{x}$

Avec la roue 2, on obtient de même : $T_2 = -\frac{1}{2} m_r \ddot{x}$

Donc : $T_1 = T_2$

b) G' est le barycentre de C affecté de la masse m_C et de G affecté de la masse $(m_T + m_B)$; donc :

$$M\vec{a}(G') = m_C \vec{a}(C) + (m_T + m_B) \vec{a}(G)$$

Où : $\vec{a}(C) = \ddot{x} \vec{e}_x$

Et : $\vec{v}(G) = \dot{x} \vec{e}_x + \dot{\theta} \vec{e}_y \wedge a \vec{e}_r = \dot{x} \vec{e}_x + a \dot{\theta} \vec{e}_\theta$

Donc : $\vec{a}(G) = \ddot{x} \vec{e}_x + a \ddot{\theta} \vec{e}_\theta - a \dot{\theta}^2 \vec{e}_r$

Donc, par report :
$$M\vec{a}(G') = m_C \ddot{x} \vec{e}_x + (m_T + m_B) \left(\ddot{x} \vec{e}_x + a \ddot{\theta} \vec{e}_\theta - a \dot{\theta}^2 \vec{e}_r \right)$$

C'est-à-dire :
$$\vec{a}(G') = \ddot{x} \vec{e}_x + \left[\left(-\frac{m_T + m_B}{M} \right) a \dot{\theta}^2 \right] \vec{e}_r + \left[\frac{m_T + m_B}{M} a \ddot{\theta} \right] \vec{e}_\theta$$

On en déduit :
$$\begin{aligned} A_1 &= \left(-\frac{m_T + m_B}{M} \right) a \dot{\theta}^2 \\ A_2 &= \frac{m_T + m_B}{M} a \ddot{\theta} \end{aligned}$$

c) théorème de la résultante cinétique pour l'ensemble (Ch),(T),(B) dans R :

$$M\vec{g} + T_0 \vec{e}_x = M\vec{a}(G)$$

En projection sur Ox :

$$T_0 = M \left(\ddot{x} + A_1 (\vec{e}_r \cdot \vec{e}_x) + A_2 (\vec{e}_\theta \cdot \vec{e}_x) \right) = M \left(\ddot{x} + A_1 \sin \theta + A_2 \cos \theta \right)$$

Donc :
$$T_0 = M \left(\ddot{x} + A_1 \sin \theta + A_2 \cos \theta \right) \quad (1)$$

d) par report dans (1) des expressions de A_1 et A_2 obtenues à la question b), on obtient :

$$T_0 = M \ddot{x} - (m_T + m_B) a \dot{\theta}^2 \sin \theta + (m_T + m_B) a \ddot{\theta} \cos \theta$$

Donc, en négligeant les termes d'ordre 2 :
$$T_0 = M \ddot{x} + (m_T + m_B) a \ddot{\theta} \quad (2)$$

Qui s'identifie à l'équation proposée par le texte, avec : $K_1 = M$

e) théorème du moment cinétique, pour l'ensemble (T), (B), en C, dans R' :

$$\left(\frac{d\vec{L}_{R'}(C)}{dt} \right)_{R'} = a(m_T + m_B) \vec{e}_r \wedge \vec{g} - \vec{CG} \wedge (-m\vec{a}_R(C))$$

Donc, en développant et en projetant sur Oy :

$$J_\Delta \ddot{\theta} = (m_T + m_B) a \left(-g \sin \theta - \ddot{x} \cos \theta \right)$$

Donc, au deuxième ordre près :
$$\ddot{\theta} = \frac{(m_T + m_B) a}{J_\Delta} \left(-g \sin \theta - \ddot{x} \right)$$

C'est-à-dire :
$$\ddot{\theta} + \frac{(m_T + m_B) a}{J_\Delta} \left(g \sin \theta + \ddot{x} \right) = 0 \quad (3)$$

L'équation (3) se met bien sous la forme proposée par le texte, avec : $K_2 = \frac{(m_T + m_B)a}{J_\Delta}$

f) éliminons \ddot{x} entre les équation (2) et (3) : on obtient alors :

$$T_0 = M \ddot{x} + (m_T + m_B)a \ddot{\theta} = M \left(-\frac{1}{K_2} \ddot{\theta} - g\theta \right) + (m_T + m_B)a \ddot{\theta}$$

D'où enfin : $\left(\frac{M}{K_2} - (m_T + m_B)a \right) \ddot{\theta} + Mg\theta = -T_0$ (4)

On lit sur cette dernière équation la période des oscillations :

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{\frac{M}{K_2} - (m_T + m_B)a}{Mg}} = 2,13s \text{ (valeur plausible)}$$

g) on résout ici l'équation (4), pour $t > 0$, avec la valeur indiquée pour T_0 :

(4) peut se réécrire : $\ddot{\theta} + \frac{Mg}{\left(\frac{M}{K_2} - (m_T + m_B)a \right)} \theta = -\frac{T_0}{\left(\frac{M}{K_2} - (m_T + m_B)a \right)}$

Ou encore : $\ddot{\theta} + \omega^2 \theta = -\frac{T_0}{\left(\frac{M}{K_2} - (m_T + m_B)a \right)}$ (4')

Dont la solution est : $\theta = \alpha \cos(\omega t + \beta) - \frac{T_0}{Mg}$

Or, à $t = 0$: $\theta(t = 0) = 0 = \alpha \cos \beta - \frac{T_0}{Mg}$

$$\dot{\theta}(t = 0) = 0 = -\alpha \sin \beta$$

Donc : $\theta = \frac{T_0}{Mg} \cos \omega t$

L'amplitude des oscillations est donc : $\frac{T_0}{Mg} = \frac{K_1 \gamma_0}{Mg} = \frac{M \gamma_0}{Mg} = \frac{\gamma_0}{g} = 8,16 \cdot 10^{-2} \text{ rad} = 4,68^\circ$

3. Condition de non glissement :

a) moment cinétique de l'ensemble par rapport à l'axe Δ :

$$\begin{aligned} L_{\Delta} &= \vec{L}_R(C) \cdot \vec{e}_y = \vec{L}_R(C)_{roue1} \cdot \vec{e}_y + \vec{L}_R(C)_{roue2} \cdot \vec{e}_y + \vec{L}_R(C)_{ch} \cdot \vec{e}_y \\ &= \left(\vec{L}_R(C)_{roue1} + \vec{\omega}_1 \wedge \overrightarrow{C_1 C} \right) \cdot \vec{e}_y + \left(\vec{L}_R(C)_{roue2} + \vec{\omega}_2 \wedge \overrightarrow{C_2 C} \right) \cdot \vec{e}_y + 0 \text{ si} \\ &= J\omega_1 + J\omega_2 + 0 = J(\omega_1 + \omega_2) \end{aligned}$$

b) théorème du moment cinétique pour l'ensemble du chariot par rapport à l'axe Δ :

$$\begin{aligned} \frac{dL_{\Delta}}{dt} &= J \left(\dot{\omega}_1 + \dot{\omega}_2 \right) = \left[\overrightarrow{CI_1} \wedge (\vec{T}_1 + \vec{N}_1) + \overrightarrow{CI_2} \wedge (\vec{T}_2 + \vec{N}_2) \right] \cdot \vec{e}_y \\ &= \left[\left(-\frac{d}{2} \vec{e}_x + r \vec{e}_z \right) \wedge (T_1 \vec{e}_x + N_1 \vec{e}_z) + \left(+\frac{d}{2} \vec{e}_x + r \vec{e}_z \right) \wedge (T_2 \vec{e}_x + N_2 \vec{e}_z) \right] \cdot \vec{e}_y \\ &= \frac{d}{2} N_1 + rT_1 - \frac{d}{2} N_2 + rT_2 \end{aligned}$$

Donc, finalement, en tenant compte du non glissement ($\omega_1 = \omega_2$) :

$$\boxed{\frac{d}{2} N_1 + rT_1 - \frac{d}{2} N_2 + rT_2 = 2J \dot{\omega}} \quad (\alpha)$$

c) théorème de la résultante cinétique pour l'ensemble chariot-bras-benne, en projection sur Oz :

$$\boxed{N_1 + N_2 = Mg} \quad (\beta)$$

d) il y a non glissement si, et seulement si : $T_i < N_i \cdot f \quad (i = 1,2)$

or la symétrie du problème entre 1 et 2 entraîne que : $N_1 = N_2$
 $T_1 = T_2$

l'élimination de N ($=N_1=N_2$) et T ($=T_1=T_2$) entre les équations (α) et (β) conduit à :

$$\boxed{\begin{aligned} T &= -\left(\frac{2J\gamma_0}{r^2} \right) \\ N &= \frac{Mg}{2} \end{aligned}}$$

La condition de non glissement devient alors :

$$\boxed{\frac{4J\gamma_0}{Mgr^2} < f}$$

Application numérique : $f_{\min} = 2,61 \cdot 10^{-3}$

Le coefficient de frottement f est donc largement supérieur à la valeur minimale f_{\min} qu'il doit avoir pour qu'il n'y ait glissement ; donc il n'y a pas glissement

III Oscillations du câble porteur :

1. si Δl est l'allongement du ressort à l'équilibre, on a immédiatement : $mg = k\Delta l$

$$\text{donc : } k = \frac{mg}{\Delta l} = 1,96 \cdot 10^3 \text{ N.m}^{-1}$$

2. a) accélération de G' dans (R) :

$$\overrightarrow{O'G'} = \frac{1}{M} \left(m_C \overrightarrow{O'C} + (m_T + m_B) a \vec{e}_r \right)$$

$$\text{Donc : } \overrightarrow{v}_R(G') = \frac{1}{M} \left(m_C \dot{z} \vec{e}_z + (m_T + m_B) a \dot{\theta} \vec{e}_\theta \right)$$

$$\text{Et : } \boxed{\overrightarrow{a}_R(G') = \frac{1}{M} \left(m_C \ddot{z} \vec{e}_z - (m_T + m_B) a \dot{\theta}^2 \vec{e}_r + (m_T + m_B) a \ddot{\theta} \vec{e}_\theta \right)}$$

- b) théorème de la résultante cinétique pour l'ensemble (Ch), (T) et (B) :

$$-k(z - l_0) \vec{e}_z + M \vec{g} = M \overrightarrow{a}_R(G')$$

Donc, compte tenu de l'expression trouvée ci-dessus pour $\overrightarrow{a}_R(G')$:

$$\boxed{-k(z - l_0) \vec{e}_z + M \vec{g} = m_C \ddot{z} \vec{e}_z - (m_T + m_B) a \dot{\theta}^2 \vec{e}_r + (m_T + m_B) a \ddot{\theta} \vec{e}_\theta} \quad (E)$$

- c) lorsque la benne n'oscille pas : $\theta = 0$ à tout instant et $z = z_e$: alors, (E) devient :

$$-k(z_e - l_0) \vec{e}_z + M \vec{g} = \vec{0}$$

$$\text{Donc : } \boxed{z_e = l_0 + \frac{Mg}{k}}$$

- d) en projection sur Oz , on obtient pour (E) :

hors équilibre :

$$-k(z - l_0) + Mg = m_C \ddot{z} \vec{e}_z - (m_T + m_B) a \dot{\theta}^2 \cos \theta - (m_T + m_B) a \ddot{\theta} \sin \theta$$

$$\text{A l'équilibre : } -k(z_e - l_0) + Mg = 0$$

Par différence et en posant : $Z = z - z_e$, on obtient :

$$\boxed{-kZ = m_C \ddot{Z} - (m_T + m_B) a \dot{\theta}^2 \cos \theta - (m_T + m_B) a \ddot{\theta} \sin \theta} \quad (E')$$

- e) L'équation (E') se réécrit :

$$m_c \ddot{Z} + kZ = (m_T + m_B) a \left[\dot{\theta}^2 \cos \theta + \ddot{\theta} \sin \theta \right]$$

c'est-à-dire, lorsque θ est petit :

$$\ddot{Z} + \frac{k}{m_c} Z \approx \frac{m_T + m_B}{m_c} a \left[\dot{\theta}^2 + \ddot{\theta} \theta \right]$$

Et, puisque : $\theta = \theta_0 \cos \omega t$:

$$\ddot{Z} + \frac{k}{m_c} Z \approx \frac{m_T + m_B}{m_c} a \theta_0^2 \omega^2 [\sin^2 \omega t - \cos^2 \omega t] \quad (E'')$$

Donc, si on pose : $A = \frac{m_T + m_B}{m_c} a \theta_0^2 \omega^2$

(E'') devient : $\ddot{Z} + \frac{k}{m_c} Z \approx -2A \cos 2\omega t$

Alors, si on passe en complexes, par exemple, on obtient immédiatement la solution générale de (E'') :

$$Z(t) = \frac{A}{\frac{k}{m_c} - 4\omega^2} \cos 2\omega t = \frac{\frac{m_T + m_B}{m_c} a \theta_0^2 \omega^2}{4\omega^2 - \frac{k}{m_c}} \cos 2\omega t = \frac{(m_T + m_B) a \theta_0^2 \omega^2}{4\omega^2 m_c - k} \cos 2\omega t$$

numériquement : $Z(t) = 1,27 \cdot 10^{-2} \cos 2\omega t$