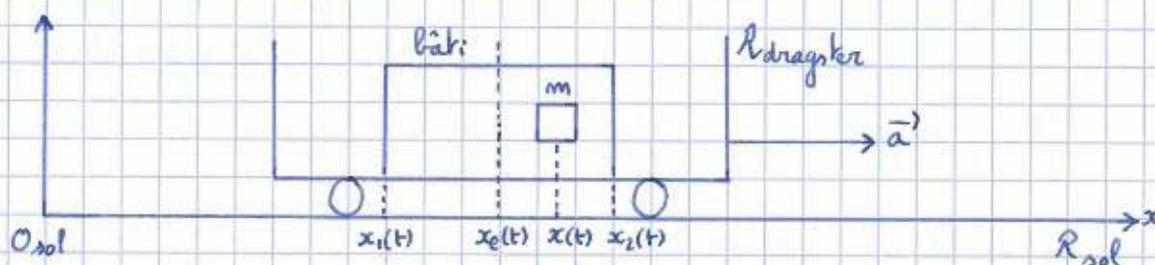


① Mesure de l'accélération par un système embarqué

I.A Analyse du mouvement mécanique



1. Les ressorts n'ont pas d'allongement à l'équilibre, donc: $l_0 = x_e - x_1 = x_2 - x_e$

$$\begin{aligned} \text{Force exercée par le ressort de gauche: } \vec{F}_1 &= -k(x - x_1 - l_0) \hat{e}_x \\ &= -k(x - x_e) \hat{e}_x \\ &= -kL \hat{e}_x \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{Force exercée par le ressort de droite: } \vec{F}_2 &= +k(x_2 - x - l_0) \hat{e}_x \\ &= k(x_e - x) \hat{e}_x \\ &= -kL \hat{e}_x \end{aligned}$$

Donc: $\boxed{\vec{F}_r = -2kL \hat{e}_x}$

La position relative de m par rapport au bâti est: $x - x_e = l$

Donc la vitesse relative est: $\dot{l} \hat{e}_x$

Les deux amortisseurs exercent donc la force: $\boxed{\vec{F}_a = -2\mu \dot{l} \hat{e}_x}$

2. PFD à m dans R_{sol} , selon Ox : $m\ddot{x} = -2kL - 2\mu\dot{l}$ or $\ddot{x} = \ddot{l} + \ddot{x}_e = \ddot{l} + a$

$$\text{donc: } m\ddot{l} + 2\mu\dot{l} + 2kL = -ma$$

$$\text{soit: } \boxed{\ddot{l} + 2\mu\omega_0\dot{l} + \omega_0^2 l = -a}$$

3. En notation complexe: $-\omega^2 \underline{l} + 2\mu\omega_0 j\omega \underline{l} + \omega_0^2 \underline{l} = -\underline{a}$

$$\text{d'où: } \underline{\frac{l}{a}} = \frac{-1}{\omega_0^2 - \omega^2 + 2\mu\omega_0 j\omega} = \frac{-1}{\omega_0^2 \left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2} + j 2\mu \frac{\omega}{\omega_0}\right)}$$

donc: $\boxed{\underline{\frac{l}{a}} = \frac{-G}{1 - G\omega^2 + j 2\mu\delta}}$

Le déplacement de la masse sera proportionnel à l'accélération en régime basse fréquence: $\omega \ll \omega_0$. On a alors: $\underline{l} = -G \underline{a}$.

I-B Mesure du déplacement

4. En régime sinusoïdal forcé, le théorème de Millman donne: $V_3 = \frac{jC_1\omega V_1 + jC_2\omega V_2 + \frac{V_s}{R}}{jC_1\omega + jC_2\omega + \frac{2}{R}}$

$$\Rightarrow (jC_1\omega + jC_2\omega + \frac{2}{R})V_3 = jC_1\omega V_1 + jC_2\omega V_2 + \frac{V_s}{R}$$

$$\text{On repasse en régime quelconque: } (C_1 + C_2)\frac{dV_3}{dt} + \frac{2V_3}{R} = C_1\frac{dV_1}{dt} + C_2\frac{dV_2}{dt} + \frac{V_s}{R}$$
$$= (C_1V_1\omega - C_2V_1\omega)\cos\omega t + \frac{V_s}{R}$$

$$\text{soit: } \frac{dV_3}{dt} + \frac{2}{R(C_1+C_2)}V_3 = \frac{C_1 - C_2}{C_1 + C_2}V_1\omega\cos\omega t + \frac{V_s}{R(C_1+C_2)}$$

$$\text{donc: } \boxed{\frac{dV_3}{dt} + \frac{V_3}{\tau} = V_2\omega\cos\omega t + \frac{V_s}{2\tau}} \quad (1)$$

- 5. Solution de l'équation sans second membre: $V_0 e^{-t/\tau}$
- Solution particulière associée au terme constant du 2^e membre: $\frac{V_s}{2}$
- Solution particulière associée au terme sinusoïdal du 2^e membre: $\frac{1}{2} A \cos(\omega t + \varphi)$

$$\text{on reporte en notation complexe dans (1): } j\omega A e^{j\varphi} + \frac{1}{\tau} A e^{j\varphi} = V_2\omega$$

$$\text{donc: } A e^{j\varphi} = \frac{\omega\tau V_2}{1 + j\omega\tau}$$

$$\text{l'amplitude est: } A = \frac{\omega\tau V_2}{\sqrt{1 + \omega^2\tau^2}} \quad \text{la phase est: } \varphi = -\text{Arctan}(\omega\tau)$$

$$\text{donc: } \boxed{V_3(t) = V_0 e^{-t/\tau} + \frac{V_s}{2} + \frac{\omega\tau V_2}{\sqrt{1 + \omega^2\tau^2}} \cos(\omega t + \varphi)}$$

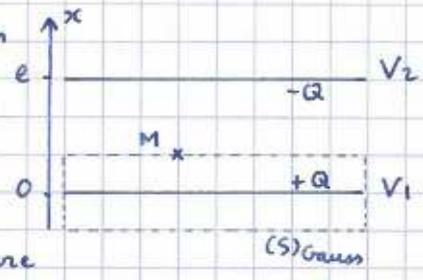
$$6. \omega\tau = 500 \gg 1 \Rightarrow A \approx V_2 \text{ et } \varphi \approx -\frac{\pi}{2} \text{ donc: } \boxed{V_3(t) = \frac{V_s}{2} + V_2 \sin\omega t}$$

7. On néglige les effets de bords \Rightarrow invariance par translation selon Oy et Oz

$$\Rightarrow \vec{E}(M) = \vec{E}(x)$$

De plus Mx est un axe de symétrie des charges

$$\Rightarrow \vec{E}(M) = E(x) \vec{e}_x$$



Le théorème de Gauss appliqué à la surface qui entoure l'armature inférieure donne:

$$E(x)S = \frac{Q}{\epsilon_0} \quad \text{car } \vec{E} = \vec{0} \text{ sur la face inférieure}$$

$$\text{donc: } E(x) = \frac{Q}{\epsilon_0 S} \quad \text{puis } V_1 - V_2 = \int_0^e \vec{E} \cdot d\vec{r} = \int_0^e \frac{Q}{\epsilon_0 S} dx = \frac{Qe}{\epsilon_0 S} = \frac{Q}{C}$$

$$\text{On en déduit: } \boxed{C = \frac{\epsilon_0 S}{e}}$$

$$8. \quad \boxed{C_1 = \frac{\epsilon_0 S}{d+L}} \quad \boxed{C_2 = \frac{\epsilon_0 S}{d-L}}$$

$$9. \text{ On a: } V_2 = \frac{\frac{\epsilon_0 S}{d+L} - \frac{\epsilon_0 S}{d-L}}{\frac{\epsilon_0 S}{d+L} + \frac{\epsilon_0 S}{d-L}} V_1 = -\frac{L}{d} V_1 \quad \text{donc: } \boxed{V_3(t) = \frac{V_s}{2} - \frac{L}{d} V_1 \sin\omega t}$$

$$\begin{aligned}
 10. \quad s_1(t) &= h v_1(t) v_3(t) = h \left(\frac{1}{2} V_s + V_1 \sin \omega t \right) \left(\frac{1}{2} V_s - \frac{L}{d} V_1 \sin \omega t \right) \\
 &= h \left(\frac{V_s^2}{4} - \frac{L V_1 V_s}{2d} \sin \omega t + \frac{V_1 V_s}{2} \sin \omega t - \frac{L}{d} \frac{V_1^2 \sin^2 \omega t}{2} \right) \\
 &= h \left(\frac{V_s^2}{4} - \frac{L V_1^2}{2d} + \frac{V_1 V_s \sin \omega t}{2} \left(1 - \frac{L}{d} \right) + \frac{L V_1^2 \cos 2\omega t}{2d} \right)
 \end{aligned}$$

Le circuit RC joue le rôle de filtre passe-bas de pulsation de coupure $\omega_c = \frac{1}{RC} = 10^3 \text{ rad}\cdot\text{s}^{-1}$
 On $\omega = 10^5 \text{ rad}\cdot\text{s}^{-1} \gg \omega_c$ - Donc les termes en $\sin \omega t$ et $\cos 2\omega t$ sont coupés.

Il reste : $s(t) = h \left(\frac{V_s^2}{4} - \frac{L V_1^2}{2d} \right)$

D'après la question 3: $L = -Ga = -\frac{m}{2\ell} a$ donc: $s(t) = h \left(\frac{V_s^2}{4} + \frac{m V_1^2}{4\ell d} a \right)$

II Propulsion de l'engin par un réacteur d'avion

II.A Premier principe pour un système ouvert

11. Écoulement stationnaire \Rightarrow conservation du débit massique le long d'un tube de courant

12. Premier principe à (Σ) : $d(U + E_c + E_p) = \delta W + \delta Q$ $\delta Q = 0$ car parois adiabatiques

$$dU = U_{pe}(t+dt) + U_s - U_{pe}(t) - U_e = U_s - U_e \text{ car } U_{pe}(t+dt) = U_{pe}(t) \text{ en écoulement stationnaire}$$

de même: $dE_c = E_{cs} - E_{ce}$ et $dE_p = E_{ps} - E_{pe}$

$$\delta W = \delta W_i + \delta W_{\text{pression en avant}} + \delta W_{\text{pression en arrière}} = \delta W_i + P_e S_e dl_e - P_s S_s dl_s$$

donc: $U_s + E_{cs} + E_{ps} - U_e - E_{ce} - E_{pe} = \delta W_i + P_e S_e dl_e - P_s S_s dl_s$

13. On note U_s et U_e les énergies internes massiques en sortie et en entrée

On a: $S_e dl_e = \text{volume de } dm_e = dm v_e$

$S_s dl_s = \text{volume de } dm_s = dm v_s$

La relation de la question 12 devient:

$$u_s dm + \frac{1}{2} dm c_s^2 + dm g z_s - u_e dm - \frac{1}{2} dm c_e^2 - dm g z_e = \delta W_i + P_e dm v_e - P_s dm v_s$$

$$u_s + P_s v_s + \frac{1}{2} c_s^2 + g z_s - u_e - P_e v_e - \frac{1}{2} c_e^2 - g z_e = \frac{\delta W_i}{dm}$$

donc: $h_s + \frac{1}{2} c_s^2 + g z_s - h_e - \frac{1}{2} c_e^2 - g z_e = w_i$

II.B Force de poussée du réacteur - Étude de la tuyère

14. Gaz parfait en évolution adiabatique réversible: $P_s^{1-\gamma} T_s^\gamma = P_e^{1-\gamma} T_e^\gamma$ (Loi de Laplace)

$\Rightarrow T_s = T_e \left(\frac{P_e}{P_s} \right)^{\frac{1-\gamma}{\gamma}}$ A.N: $T_s = 821 \text{ K} \Rightarrow \underline{\theta_s = 547^\circ \text{C}}$

15. En négligeant c_e , l'équation de la question 13 devient: $h_s - h_e + \frac{1}{2} c_s^2 = 0$

On: $h_s - h_e = c_p (\theta_s - \theta_e)$ donc: $c_s = \sqrt{2c_p(\theta_e - \theta_s)}$ A.N: $c_s = 841 \text{ m s}^{-1}$

16. Théorème de la résultante cinétique au système fermé Σ (air entre A et B à t)

$\frac{d\vec{P}_\Sigma}{dt} = \vec{F}_{\text{réacteur} \rightarrow \Sigma}$ (la pression atmosphérique uniforme ne donne pas de force résultante)

$\frac{dm_s \vec{c}_s - dm_e \vec{c}_e}{dt} = -\vec{F}_{\Sigma \rightarrow \text{réacteur}} = -\vec{\Pi}$ donc: $\vec{\Pi} = Dm (\vec{c}_e - \vec{c}_s)$

A.N: $\|\vec{\Pi}\| = 67,3 \cdot 10^3 \text{ N}$

17. $a = \frac{\|\vec{\Pi}\|}{m}$ A.N: $a = 63,5 \text{ m s}^{-2}$ soit: $a = 6,47 g$

18. $\ddot{x} = a \rightarrow \dot{x} = at$ (départ à vitesse 0) $\rightarrow x = a \frac{t^2}{2}$ donc $t = \sqrt{\frac{2x}{a}}$

A.N: avec $x = 305 \text{ m}$, on a: $t \approx 3,1 \text{ s}$. On gagne 0,7s avec ce réacteur d'avion.

III Contrôle d'épaisseur de certaines pièces

III.A Contrôle d'épaisseur d'un dépôt métallique

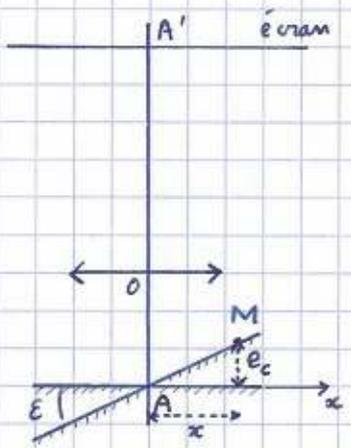
19. Système analogue à un interféromètre de Michelson en coim d'air.
Soit $e_c = Ex$ l'épaisseur locale du coim sans le dépôt

On a: $\delta(M) = 2e_c = 2Ex$

L'interfrange sur le coim vérifie: $\delta(x+i) = \delta(x) + \lambda_0$

$\Rightarrow 2E(x+i) = 2Ex + \lambda_0 \Rightarrow i = \frac{\lambda_0}{2E}$

L'interfrange sur l'écran est donc: $d_i = |\delta| \frac{\lambda_0}{2E}$



A.N: $\frac{1}{OA'} - \frac{1}{OA} = \frac{1}{\delta}$ $\Rightarrow \overline{OA} = -4,35 \text{ cm} \Rightarrow |\delta| = \left| \frac{OA'}{OA} \right| = 11,5 \Rightarrow d_i = 1,75 \text{ mm}$

20. Différence de marche en un point M de la zone hors dépôt: $\delta(M) = 2Ex$

Différence de marche en un point M' de la zone avec dépôt: $\delta(M') = 2Ex' - 2e$

Une frange correspond à une différence de marche constante: $\delta(M) = \delta(M')$
 $2Ex = 2Ex' - 2e$
 $\Rightarrow x' = x + \frac{e}{E}$

Dans la zone du dépôt, les franges sont déformées sur le coim de $\Delta x = x' - x = \frac{e}{E}$

La déformation sur l'écran est donc: $v = |\delta| \frac{e}{E}$

A.N: $e = 8,95 \cdot 10^{-8} \text{ m}$. On arrive à mesurer de très faibles épaisseurs avec une méthode interférométrique.

21. La différence de marche dans la zone hors dépôt devient: $\delta(M) = 2mEx$ ($m = \text{indice de l'eau}$)
 \Rightarrow l'interfrange sur le coin devient: $i = \frac{\lambda_0}{2mE}$. Les franges sont plus serrées mais elles sont toujours rectilignes.

Comme à la question 20: $\delta(M) = 2mEx$
 $\delta(M') = 2mEx' - 2e$
 $\delta(M) = \delta(M') \Rightarrow \Delta x = x' - x = \frac{e}{mE}$

La nouvelle déformation des franges: $v = \frac{181e}{mE}$ est plus faible que dans l'air

22. Si E augmente, l'interfrange diminue. Les franges seront plus serrées et la déformation plus faible.

III. B Mesure de l'épaisseur de la pièce transparente

23.

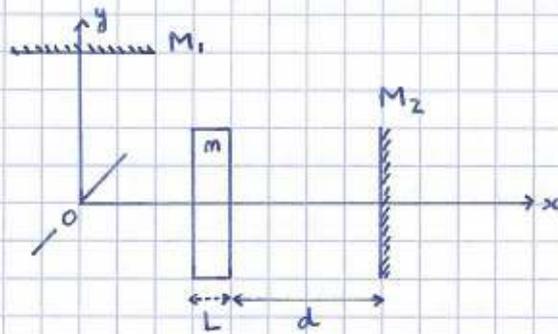
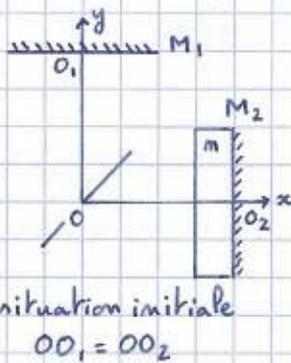
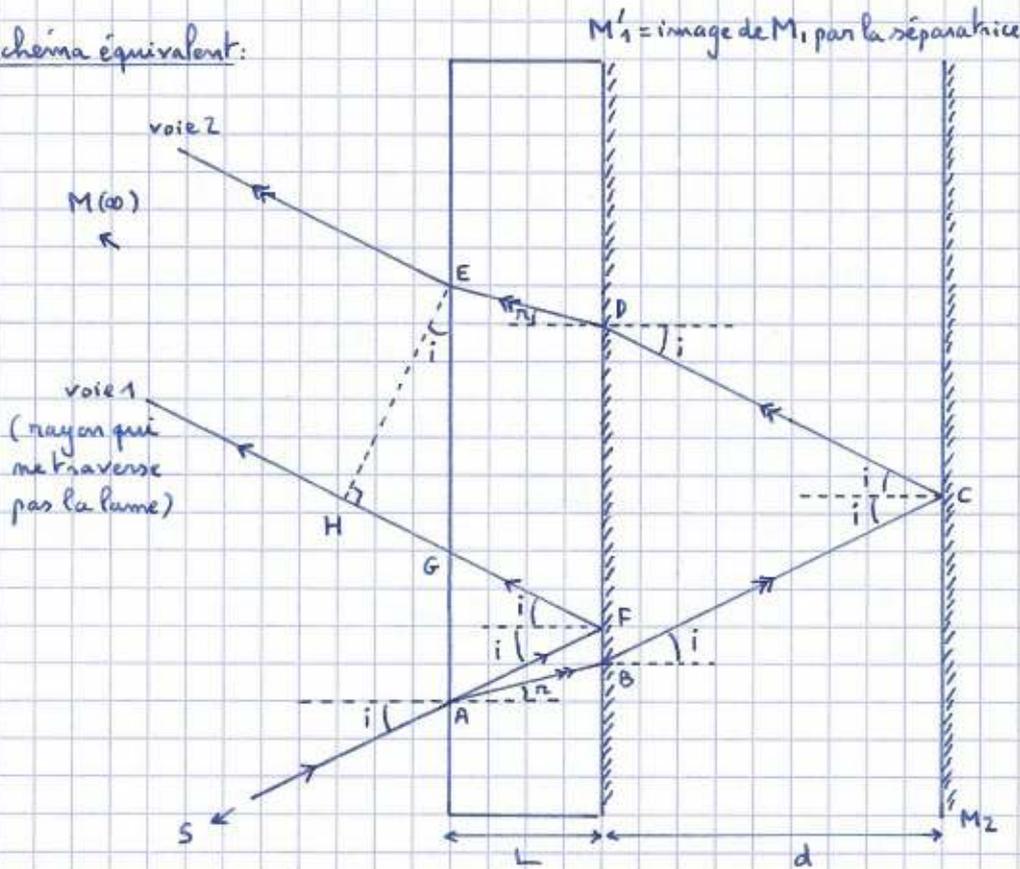


schéma équivalent:



$$AB = \frac{L}{\cos \alpha}$$

$$BC = \frac{d}{\cos i}$$

$$AF = \frac{L}{\cos i}$$

$$GH = GE \cdot \sin i$$

$$GE = AE - AG$$

$$AG = 2L \tan i$$

$$AE = 2L \tan \alpha + 2d \tan i$$

$$\delta(M) = (SM)_2 - (SM)_1 = SA + mAB + BC + CD + mED + (EM) - SA - AF - FG - GH - (HM)$$

$$= 2mAB + 2BC - 2AF - GH \quad \text{car } AB = DE \quad AF = FG \quad BC = CD$$

$$\begin{aligned} \delta(M) &= \frac{2mL}{\cos r} + \frac{2d}{\cos i} - \frac{2L}{\cos i} - \sin i (2L \tan r + 2d \tan i - 2L \tan i) \\ &= \frac{2L}{\cos r} \underbrace{(m - \sin i \sin r)}_{= m(1 - \sin^2 r)} + \frac{2d}{\cos i} \underbrace{(1 - \sin^2 i)}_{= \cos^2 i} - \frac{2L}{\cos i} \underbrace{(1 - \sin^2 i)}_{= \cos^2 i} \quad \text{or } \sin i = m \sin r \text{ (Loi de Descartes)} \end{aligned}$$

donc: $\delta(M) = 2mL \cos r + 2(d-L) \cos i$ $A = d-L$ $B = mL$

L'observation se fait à l'infini, ou dans le plan focal image d'une lentille convergente

24. Avec des angles petits: $\delta(M) = 2mL(1 - \frac{i^2}{2}) + 2(d-L)(1 - \frac{i^2}{2})$ et $i \approx m r$

$$\begin{aligned} &= 2mL - mL \frac{i^2}{m^2} + 2(d-L) - (d-L) i^2 \\ &= 2mL + 2(d-L) - i^2 \left(\frac{L}{m} + d-L \right) \end{aligned}$$

On retrouve une ténite plate quand la différence de marche devient constante, i.e indépendante de i . Cela impose:

$$\frac{L}{m} + d - L = 0 \Rightarrow \boxed{L = \frac{md}{m-1}}$$

25. Quand il y a anticoïncidence, les franges brillantes de λ_2 coïncident avec les franges sombres de λ_1 :

$$\delta(M) = k_2 \lambda_2 = \left(k_1 + \frac{1}{2}\right) \lambda_1 \quad k_1, \text{ et } k_2 \text{ entiers}$$

$$\Rightarrow k_2 (\lambda_1 + \Delta \lambda) = \left(k_1 + \frac{1}{2}\right) \lambda_1$$

$$k_2 \Delta \lambda = \left(k_1 - k_2 + \frac{1}{2}\right) \lambda_1 \quad k_1 - k_2 = k \text{ entier}$$

$$\Rightarrow k_2 = \frac{\left(k + \frac{1}{2}\right) \lambda_1}{\Delta \lambda}$$

$$\Rightarrow \delta(M) = k_2 \lambda_2 = \left(k + \frac{1}{2}\right) \frac{\lambda_1 \lambda_2}{\Delta \lambda} \approx \left(k + \frac{1}{2}\right) \frac{\lambda m^2}{\Delta \lambda} \quad \text{quand il y a brouillage}$$

On a d'autre part: $\delta(M) \approx 2e$

Pour la première anticoïncidence: $2e_1 = \left(k + \frac{1}{2}\right) \frac{\lambda m^2}{\Delta \lambda}$

On en compte 10 et on arrive à la 11^e: $2e_{11} = \left(k + 10 + \frac{1}{2}\right) \frac{\lambda m^2}{\Delta \lambda}$

$$\Rightarrow 2(e_{11} - e_1) = 10 \frac{\lambda m^2}{\Delta \lambda} \quad \text{par différence}$$

$$\Rightarrow \boxed{\Delta \lambda = \frac{10 \lambda m^2}{2(e_{11} - e_1)}} \quad \text{A.N: } \underline{\Delta \lambda = 0,59 \text{ mm}}$$