

3) longueur au repos : $dx = l_0$
 longueur en présence d'une onde : $x + dx + u(x+dx, t) - (x + u(x, t))$
 $= dx \left(1 + \frac{\partial u}{\partial x}(x, t) \right) = l_0 + \delta l$
 variation de longueur : $\delta l = dx \frac{\partial u}{\partial x}(x, t)$
 variation relative de longueur : $\boxed{\frac{\delta l}{l_0} = \frac{\partial u}{\partial x}(x, t)}$

1) pour $u(x+dx, t) > u(x, t)$:
 physiquement cela signifie que le système a subi une dilatation
 mathématiquement cela se traduit par $\frac{\partial u}{\partial x}(x, t) > 0$
 (la dérivée d'une fonction croissante est positive)

2) bon que le système se dilate il faut \vec{F}_d selon $(+Ox)$
 soit $\boxed{\vec{F}_d(x, t) = ES \frac{\partial u}{\partial x}(x, t) \vec{e}_1}$

3) $[C] = m \cdot s^{-1}$ $[E] = \left[\frac{F}{S} \right] = \frac{\text{kg} \cdot m \cdot s^{-2}}{m^2} = \text{kg} \cdot m^{-1} \cdot s^{-2}$ $[\rho] = \text{kg} \cdot m^{-3}$

2) $C = E^\alpha \rho^\beta$ donne : $m \cdot s^{-1} = \text{kg}^{\alpha+\beta} m^{-\alpha-3\beta} s^{-2\alpha}$
 par identification : $\begin{cases} 1 = -\alpha - 3\beta \\ 0 = \alpha + \beta \\ 1 = 2\alpha \end{cases}$ soit $\boxed{\begin{matrix} \alpha = 1/2 \\ \beta = -1/2 \end{matrix}}$

1) donc $\boxed{C = \sqrt{\frac{E}{\rho}}}$. plus le milieu est rigide (E grand) et moins il est dense (ρ petit) et plus l'onde va vite

4) le système infinitésimal subit selon (Ox) les forces :

1) $\ast \vec{F}_d(x+dx, t) = +ES \frac{\partial u}{\partial x}(x+dx, t) \vec{e}_1$
 $\ast \vec{F}_g(x, t) = -\vec{F}_d(x, t) = -ES \frac{\partial u}{\partial x}(x, t) \vec{e}_1$

1. Le système se comporte : $\rho S du$
 pour accélération : $\frac{\partial^2 u}{\partial t^2}(x,t) \vec{e}_x$ (car est petit donc on suppose que tous les points de la barre ont la même accélération que celle de la tranche en x)

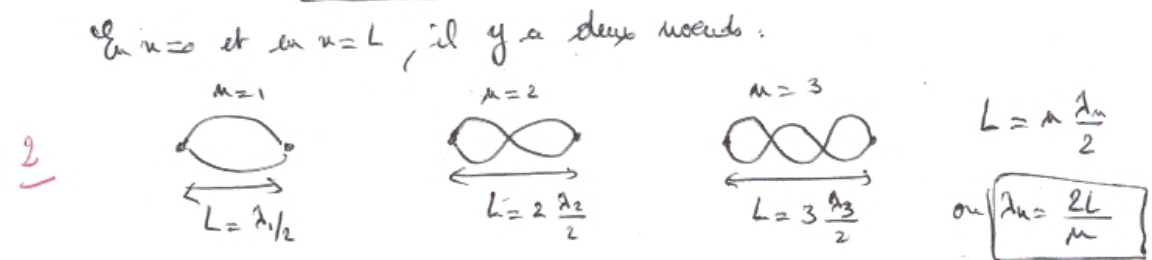
RFD : $\rho S du \frac{\partial^2 u}{\partial t^2}(x,t) \vec{e}_x = + ES \frac{\partial u}{\partial x}(x+dx,t) \vec{e}_x - ES \frac{\partial u}{\partial x}(x,t) \vec{e}_x$
 soit $\rho S du \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = ES \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}(x,t) dx$ (D.L. à l'ordre 1 en dx)

1. d'où $\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} - \frac{\rho}{E} \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} = 0$ on reconnaît une équation de d'Alembert de la forme $\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} - \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} = 0$ avec $c = \sqrt{\frac{E}{\rho}}$

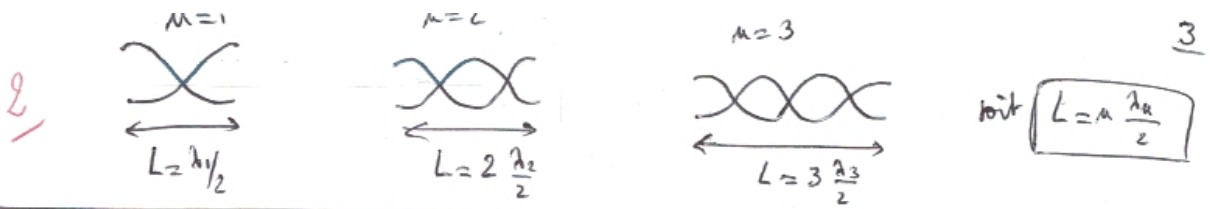
2. 5) $u(x,t) = M_0 \sin(kx + \phi) \sin(\omega t)$: les variables de temps et d'espace ne sont pas dans le même terme donc c'est une onde stationnaire. On choisit ce type de solution car le milieu de propagation est de taille finie.

2. 6) $\frac{\partial^2 u}{\partial x^2}(x,t) = -k^2 u(x,t)$ $\frac{\partial^2 u}{\partial t^2}(x,t) = -\omega^2 u(x,t)$
 En remplaçant dans l'équation de d'Alembert on a : $k^2 = \frac{\omega^2}{c^2}$
 soit $k = \frac{\omega}{c}$

3. 7) $u(x=0,t) = M_0 \sin(\phi) \sin(\omega t) = 0$ donc $\sin \phi = 0$ soit $\phi = 0$
 $u(x=L,t) = M_0 \sin(kL) \sin(\omega t) = 0$ donc $\sin(kL) = 0$ soit $kL = n\pi$
 $k_n = \frac{n\pi}{L} = \frac{2\pi}{\lambda_n}$ donc $\lambda_n = \frac{2L}{n}$ et $f_n = \frac{c}{\lambda_n} = \frac{nc}{2L}$



8) Lorsque les extrémités de la barre sont libres, en $x=0$ et $x=L$, il y a des ventres de vibration.



9) Pour le bronze: $c_b = \sqrt{\frac{11 \cdot 10^{10}}{8700}} = 3560 \text{ ms}^{-1}$

Pour l'acier: $c_a = \sqrt{\frac{195 \cdot 10^{10}}{7800}} = 5000 \text{ ms}^{-1}$

3) Les fréquences propres sont données par $f_n = \frac{nc}{2L}$: pour une longueur de lame donnée, elles sont d'autant plus élevées que c est grande donc les fréquences sont plus faibles pour le bronze, la lame de bronze joue des sons plus graves que la lame d'acier.

10) Pour une lame d'acier de longueur $L = 16,2 \text{ cm}$ on a: $f_1 = \frac{c_a}{2L} = 15,4 \text{ kHz}$

1) très différent de la fréquence annoncée donc cela ne correspond pas aux ondes longitudinales étudiées.

11) $\frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = -\omega^2 y(x,t)$ $\frac{\partial^2 y}{\partial x^2} = (-k^2) y = k^2 y(x,t)$

2) soit en remplaçant dans l'équation de propagation: $-\omega^2 + \frac{c^2 b^2 k^4}{12} = 0$

d'où $k = \frac{\sqrt{12} \omega}{c b}$

12) Pour une lame libre à ses extrémités on a trouvé $\lambda_n = \frac{2L}{n}$

soit $k_n = \frac{2\pi}{\lambda_n} = \frac{n\pi}{L}$ donc $\frac{n^2 \pi^2}{L^2} = \frac{\sqrt{12} \omega}{c b}$ ($\omega_n = 2\pi f_n$)

2) soit $f_n = n^2 \frac{c b}{2\sqrt{12} L^2} = n^2 \frac{c b}{4\sqrt{3} L^2}$

AN: $b = \frac{4\sqrt{3} L^2 f_1}{c_a} = 2,9 \text{ cm}$ Glockenspiel

2) AN: $L = \frac{c_0 b}{\sqrt{4\sqrt{3} f_1}} = 32 \text{ cm}$ marimba

$c_0 = \sqrt{\frac{E_b}{\rho_b}} = 4030 \text{ ms}^{-1}$

ici $n=1$, la fréquence de la lame est celle du fondamental