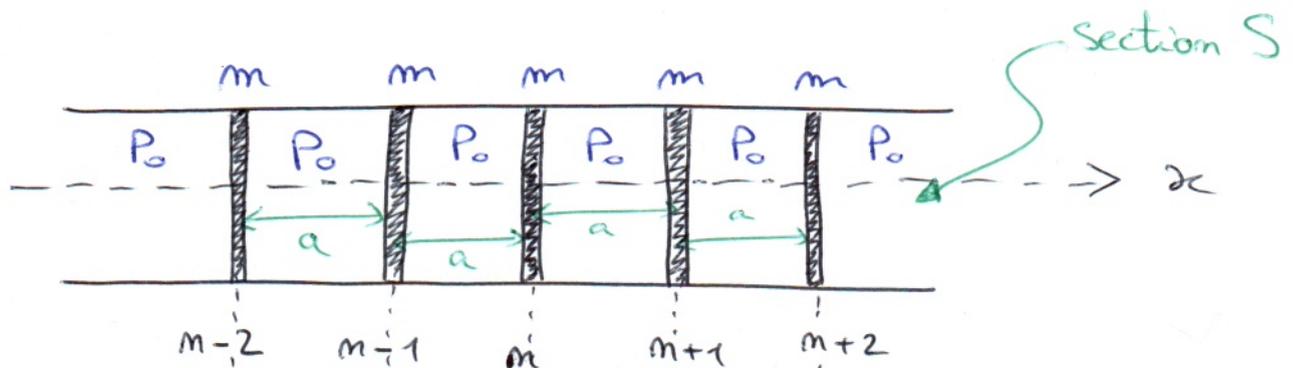


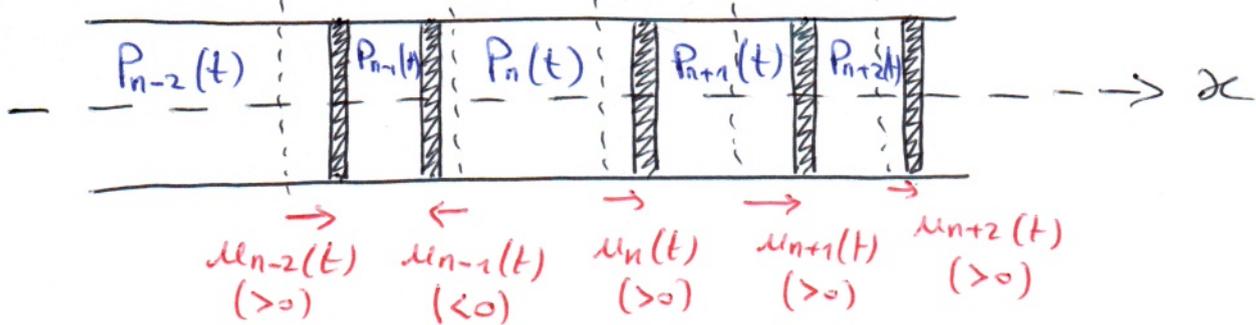
# 02-18

 Onde thermo-mécanique

1) A l'équilibre,



Hors équilibre,



2) Le volume du gaz de pression  $P_n(t)$  est  $V_n = S(a + u_n - u_{n-1})$ .  
 Les transformations <sup>celant</sup> isentropiques [car réversibles (pas de frottements) et adiabatiques (perturbations rapides, les échanges thermiques n'ont pas le temps de se faire)], on peut appliquer la loi de Laplace sur ces gaz parfaits :

$$PV^\gamma = \text{cte.}$$

On évalue la constante à l'équilibre :  $P_0 (Sa)^\gamma = \text{cte.}$

d'où

$$P_n(t) V_n^\delta(t) = P_0 S a^\delta$$

et donc

$$P_n(t) = P_0 \frac{S a^\delta}{S^\delta (a + u_n - u_{n-1})^\delta}$$

$$= \frac{P_0}{\left(1 + \frac{u_n - u_{n-1}}{a}\right)^\delta}$$

$\frac{1}{(1+\varepsilon)^\delta} \approx 1 - \delta\varepsilon$   
pour  $\varepsilon \ll 1$

$$\approx P_0 \left(1 - \frac{\delta}{a} (u_n - u_{n-1})\right)$$

Finalement,

$$P_n(t) = P_0 \left(1 - \frac{\delta}{a} (u_n(t) - u_{n-1}(t))\right)$$

3) Système : le piston n (masse m)

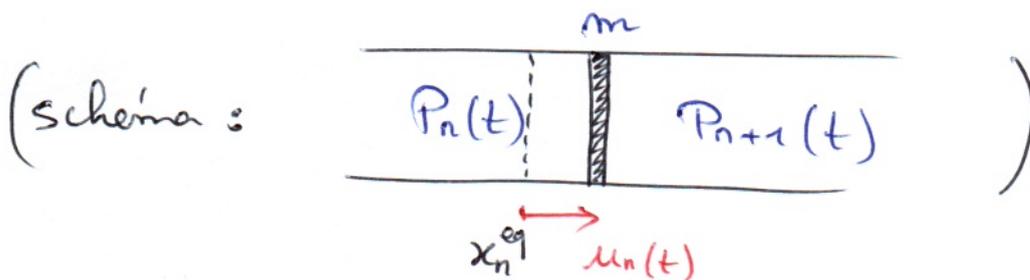
Ref : le tuyau cylindrique, suppose galiléen

Bdf : \* poids et réaction du tuyau se compensent

\* pas de frottement

\* pression à gauche :  $\vec{F}_g = P_n(t) S \vec{u}_n$

\* ————— droite :  $\vec{F}_d = -P_{n+1}(t) S \vec{u}_n$



Le TCF, directement projeté sur  $(Ox)$ , conduit à

$$m \ddot{x}_n = (P_n(t) - P_{n+1}(t)) S$$

Or  $x_n = na + u_n$  donc  $\ddot{x}_n = \ddot{u}_n$  et ainsi

$$\ddot{u}_n = -\frac{S}{m} P_0 \frac{\gamma}{a} (u_n - u_{n-1} - (u_{n+1} - u_n))$$

soit

$$\ddot{u}_n = \gamma \frac{P_0 S}{ma} (u_{n+1} + u_{n-1} - 2u_n)$$

Équations linéaires, du 2<sup>e</sup> ordre,  
couplés entre  $u_{n+1}$ ,  $u_{n-1}$  et  $u_n$ .

$$\begin{cases} 4] & u(x+a, t) = u(x, t) + a \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{a^2}{2} \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \\ & u(x-a, t) = u(x, t) - a \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{a^2}{2} \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \end{cases}$$

d'où

$$\begin{aligned} u_{n+1} + u_{n-1} - 2u_n &= u(x+a, t) + u(x-a, t) - 2u(x, t) \\ &= a^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \text{ seulement.} \end{aligned}$$

5] Par ailleurs,  $\ddot{u}_n = \frac{\partial^2 u}{\partial t^2}$  d'où

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = \gamma \frac{P_0 S}{m} a \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

soit

$$\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} - \frac{m}{\rho_0 S a \gamma^2} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = 0$$

Équation de d'Alembert caractéristique  
d'un phénomène de propagation à la  
célérité  $c$

avec

$$c = \sqrt{\frac{\rho_0 S a \gamma^2}{m}}$$

Commentaire : \* si  $m \uparrow$ ,  $c \downarrow$  : c'est un  
effet d'inertie. Plus les pistons sont lourds,  
plus ils sont "difficiles à mettre en mouvement"  
donc la propagation de proche en proche se fait  
plus lentement.

\* Pour un gaz parfait, le  
coefficient de compressibilité isentropique se calcule  
comme

$$\chi_s = \frac{1}{\gamma P_0} \quad (\text{voir chapitre } 01).$$

donc  $c = \sqrt{\frac{S a}{m} \frac{1}{\chi_s}}$  et si  $\chi_s \uparrow$ , alors  $c \downarrow$ .

Plus le gaz est compressible ( $\chi_s \uparrow$ ), c'est-à-dire  
"mou", plus l'onde va lentement. C'est un effet  
de rigidité.