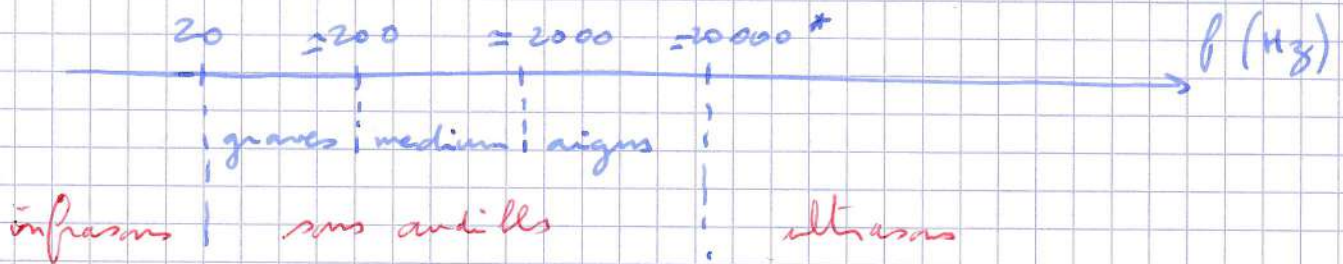


Od 2

Ondes acoustiques dans les fluides

Rappels: - domaines des ondes acoustiques



* variable d'un individu à l'autre; en réalité plutôt compris entre 15 et 18 kHz.

- nécessité d'un milieu matériel pour se propager: solide, liquide ou gaz
fluide (ce dernier)

Problématique: En première approximation, comment peut-on décrire une onde sonore? Par quelle équation?

I/ Mise en équation des ondes acoustiques

- Domaines mis en jeu: méca. des fluides et thermodynamique

- Demander quelles grandeurs varient au passage d'une onde sonore

1) Hypothèses: approximation acoustique

réf.: labo (galiléen); repère: cartésien (Oxyz)

① On néglige tout effet dissipatif, c'est-à-dire qu'on suppose un écoulement parfait pour le fluide. On a montré dans ce cas que les particules de fluide évoluent de façon adiabatique et réversible, ce qui implique une évolution isentropique.

② les forces de pesanteurs et négligées : seules les forces de pression s'exercent sur les particules de fluide.

③ À un repos, le fluide est caractérisé par (description eulérienne) :

- un champ de pression uniforme : $p(\mathbf{r}, t) = p_0$

- " " " " masse volumique uniforme :

$$\rho(\mathbf{r}, t) = \rho_0$$

- un champ de vitesse nul en tt et $\vec{v}(\mathbf{r}, t) = \vec{v}_0 = \vec{0}$

L'onde sonore est alors décrite comme une perturbation de cet état de repos :

$$\begin{cases} p(\mathbf{r}, t) = p_0 + p_1(\mathbf{r}, t) & (p_1 \text{ est appelée "surpression"}) \\ \rho(\mathbf{r}, t) = \rho_0 + \rho_1(\mathbf{r}, t) \\ \vec{v}(\mathbf{r}, t) = \vec{v}_1(\mathbf{r}, t) \end{cases}$$

où les tps portant l'indice 1 ont en tt et \vec{v} du fluide une valeur tangentielle nulle.

L'approximation acoustique consiste à mener tous les calculs à l'ordre 1 par rapport aux perturbations, considérées comme des infiniments petits du 1er ordre, (tt et leurs dérivées)

Cela permettra d'obtenir des équations linéaires.

2) linéarisation de l'équation d'Euler

$$\text{Forme générale : } \rho \left[\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + (\vec{v} \cdot \text{grad}) \vec{v} \right] = -\text{grad}(p) + \vec{f}$$

En $f = \vec{0}$ et l'équation s'écrit:

$$(\mu_0 + \mu_1) \left[\frac{\partial \vec{v}_1}{\partial t} + \underbrace{(\vec{v}_1 \cdot \text{grad}) \vec{v}_1}_{\text{ordre 2}} \right] = -\text{grad}(\rho_0 + \rho_1)$$

$$\mu_0 \frac{\partial \vec{v}_1}{\partial t} + \underbrace{\mu_1 \frac{\partial \vec{v}_1}{\partial t}}_{\text{ordre 2}} = \underbrace{-\text{grad}(\rho_0) - \text{grad}(\rho_1)}_{= \vec{0}}$$

Equation d'Euler linéarisée:

$$\mu_0 \frac{\partial \vec{v}_1}{\partial t} = -\text{grad}(\rho_1)$$

voir remarque

3) linéarisation de l'équation locale de conservation de la masse

Forme générale: $\text{div}(\mu \cdot \vec{v}) + \frac{\partial \mu}{\partial t} = 0$

$$\text{d'où: } \text{div}[(\mu_0 + \mu_1) \cdot \vec{v}_1] + \frac{\partial (\mu_0 + \mu_1)}{\partial t} = 0$$

$$\text{div}(\mu_0 \cdot \vec{v}_1) + \underbrace{\text{div}(\mu_1 \cdot \vec{v}_1)}_{\text{ordre 2}} + \frac{\partial \mu_1}{\partial t} = 0$$

Equation de conservation de la masse linéarisée:

$$\mu_0 \text{div}(\vec{v}_1) + \frac{\partial \mu_1}{\partial t} = 0$$

voir remarque

On remarque $\text{div}(\vec{v}_1) \neq 0$, donc l'écoulement n'est pas incompressible (voir T.F.1), ce qui paraît logique pour la propagation d'ondes sonores.

4) Evolution Thermodynamique

Pour l'instant : 3 Dps inconnus et 2 équations.
Il en faut une autre, de type équation d'état thermodynamique, pour quantifier la "compressibilité" de l'écoulement.

Déf: on appelle coefficient de compressibilité isentropique la grandeur :

$$\kappa_s = \frac{1}{\rho} \left(\frac{\partial \rho}{\partial p} \right)_s$$

$\rho \text{ kg m}^{-3}$

Com: κ_s quantifie la variation relative de la masse volumique d'un fluide lorsqu'on varie sa pression, à entropie constante. Si $p \uparrow$, $\rho \uparrow$ et donc $\frac{\partial \rho}{\partial p} > 0$ et $\kappa_s > 0$.
* les valeurs de κ_s caractérisent le fluide et sont fournies.

Si l'on suit une particule de fluide (syst. fermé) au cours du tps, entre t et $t+dt$,

$$\kappa_s = \frac{1}{\rho} \frac{D\rho}{Dp} \quad \text{soit} \quad D\rho = \rho \cdot \kappa_s \cdot Dp$$

$$\text{ou encore} \quad \frac{D\rho}{Dt} = \rho \kappa_s \frac{Dp}{Dt}$$

$$\frac{D\rho_1}{Dt} = (\rho_0 + \rho_1) \cdot \kappa_s \frac{Dp_1}{Dt} = \rho_0 \kappa_s \frac{Dp_1}{Dt}$$

$$\frac{\partial \rho_1}{\partial t} + \underbrace{(\vec{v}_1 \cdot \text{grad}) \rho_1}_{\text{ordre 2}} = \rho_0 \kappa_s \left[\frac{\partial p_1}{\partial t} + \underbrace{(\vec{v}_1 \cdot \text{grad}) p_1}_{\text{ordre 2}} \right]$$

Equation linéarisée décrivant l'évolution thermodynamique :

$$\frac{\partial \mu_s}{\partial t} = \mu_0 \cdot \chi_s \cdot \frac{\partial p_s}{\partial t}$$

Sans viscosité

Com: localement, autour du pt M ds le fluide, les variations temporelles de masse volumique sont proportionnelles aux variations de pression.

$$\text{com} \quad \frac{\partial \mu}{\partial t} = \mu_0 \chi_s \frac{\partial p}{\partial t}$$

$$(\mu = \mu_0 + \mu_s)$$

$$(p = p_0 + p_s)$$

5) Equation de propagation de la surpression

$$\text{Au final : } \begin{cases} \mu_0 \frac{\partial \vec{v}_s}{\partial t} = -\text{grad}(p_s) & * \\ \mu_0 \text{div}(\vec{v}_s) + \frac{\partial \mu_s}{\partial t} = 0 & ** \\ \frac{\partial \mu_s}{\partial t} = \mu_0 \chi_s \cdot \frac{\partial p_s}{\partial t} & ** \end{cases}$$

$$** \text{ et } ** \text{ donnent : } \text{div}(\vec{v}_s) = -\chi_s \frac{\partial p_s}{\partial t}$$

Prends la divergence de * :

$$\text{div}\left(\mu_0 \frac{\partial \vec{v}_s}{\partial t}\right) = \text{div}\left(-\text{grad}(p_s)\right)$$

de H Schwarz

$$\mu_0 \frac{\partial}{\partial t} (\text{div}(\vec{v}_s)) = -\Delta p_s$$

$$\mu_0 \frac{\partial}{\partial t} \left(-\chi_s \frac{\partial p_s}{\partial t}\right) = -\Delta p_s$$

$$\Delta p_s - \mu_0 \chi_s \frac{\partial^2 p_s}{\partial t^2} = 0$$

Son
etouffer

La supression vérifie une équation de d'Alembert à 3 dimensions :

$$\Delta p_1 - \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 p_1}{\partial t^2} = 0$$

$$\text{avec } c = \frac{1}{\sqrt{\mu_0 \cdot \chi_s}}$$

- Rq : - démonstration à 3D à savoir faire (conseillé) mais exigible seulement à 1D (exercice) en posant $p_1 = p_1(x, t)$; $\mu_0 = \mu_0(x, t)$ et $\vec{v}_1 = \vec{v}_1(x, t)$ qui donnent 3 équations scalaires (en projetant sur \vec{u}_i)
- rappel : en coord. cart : $\Delta f = \frac{\partial^2 f}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 f}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 f}{\partial z^2}$
 - on pourrait de même montrer (H.P) que les $\text{div } \mu_0$ et \vec{v}_1 satisfait le même type d'EA à 3D.

6) Célérité des ondes sonores

① Analyse qualitative

fluide "rigide" \Leftrightarrow peu compressible $\Leftrightarrow \chi_s$ petit
"raide" $\Leftrightarrow \chi_s^{-1}$ grand

D'où, encore dans ce cas :

$$c = \sqrt{\frac{\chi_s^{-1}}{\mu_0}} = \sqrt{\frac{\text{terme de "raideur" du milieu}}{\text{terme "d'inertie" du milieu}}}$$

En pratique, c'est le terme χ_s^{-1} qui est prépondérant : "c" est d'autant plus grande que le milieu est peu compressible \Leftrightarrow rigide.

Suit : $\left(c_{\text{solide}} > c_{\text{liquide}} > c_{\text{gaz}} \right)$

Ex : $\left(\begin{array}{l} 4,0 \cdot 10^3 \text{ m.s}^{-1} \\ \text{(acier)} \end{array} \right) \left(\begin{array}{l} 1,4 \cdot 10^3 \text{ m.s}^{-1} \\ \text{(eau)} \end{array} \right) \left(\begin{array}{l} 3,4 \cdot 10^2 \text{ m.s}^{-1} \\ \text{(air)} \end{array} \right)$

① Cas d'un gaz parfait

Syst fermé de G.P. de masse m évoluant de manière adiabatique réversible. loi de Laplace :

$$\gamma = \frac{c_p}{c_v}$$

$PV^\gamma = \text{cte}$ donne $(\mu = \frac{m}{V}) : \frac{P}{\mu^\gamma} = \text{cte}'$
 soit $\mu = A \cdot P^{1/\gamma}$

D'où $\chi_s = \frac{1}{\mu} \left(\frac{\partial \mu}{\partial P} \right)_s = \frac{1}{A P^{1/\gamma}} \cdot \frac{1}{\gamma} \cdot A \cdot P^{1/\gamma - 1}$

$$\chi_s = \frac{1}{\gamma P} \approx \frac{1}{\gamma P_0} \quad \frac{1}{\gamma} \frac{1}{P_0 + P_1} = \frac{1}{\gamma} \frac{1}{P_0} \cdot \frac{1}{1 + \frac{P_1}{P_0}} \approx 1$$

Donc $c = \sqrt{\frac{\chi_s^{-1}}{\mu_0}} = \sqrt{\frac{\gamma P_0}{\mu_0}}$

Eq. d'état des GP: $PV = nRT = \frac{m}{M} RT$

donne $P_0 = \frac{\mu_0 RT}{M}$

Finalement $c = \sqrt{\frac{\gamma RT}{M}}$

A.N. : air ($M = 290 \text{ g/mol}$) à $T = 293 \text{ K}$, avec $\gamma = 1,40$

et $R = 8,314 \text{ SI}$. on trouve :

$c = 343 \text{ m/s}$

*
demande
de faire
l'A.N.

II/ Etude des OPPH acoustiques

1) Intérêt et expression

Considérons une propagation unidimensionnelle selon (Ox). L'équation de propagation s'écrit :

$$\frac{\partial^2 p_1}{\partial x^2} - \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 p_1}{\partial t^2} = 0$$

On a vu ds Od1 que les OPPH du type $p_1(x,t) = P_1 \cos(\omega t \pm kx + \varphi)$ en étaient solution, et que les solutions plus générales (OPPH, ondes stationnaires) s'obtiennent par combinaison linéaire d'OPPH, d'où l'intérêt de ces dernières, et l'importance de leur étude.

Rappel: on peut aussi écrire:

$$p_1(x,t) = P_1 \cos(\omega t \pm \vec{k} \cdot x \vec{u}_x + \varphi)$$

où $\vec{k} = k \vec{u}_x$ est le vecteur d'onde ($\|\vec{k}\|$ en m^{-1})

De manière plus générale, pour une OPPH se propageant dans la direction \vec{n} on aura:

$$p_1(x,t) = P_1 \cos(\omega t \pm \vec{k} \cdot \vec{r} + \varphi)$$

avec $\vec{k} = k \vec{n}$ et $\vec{r} = x \vec{u}_x + y \vec{u}_y + z \vec{u}_z$

(relire la fin du chap. 01)

2) Relation de dispersion

En complexe: $\underline{p}_1 = \underline{P}_1 e^{j\omega t - jkx}$ donne

$$(-jk)^2 \underline{p}_1 - \frac{1}{c^2} \times (j\omega)^2 \underline{p}_1 = 0$$

$$\text{soit } k^2 - \frac{\omega^2}{c^2} = 0$$

La relation de dispersion associée* aux solutions en OPPH s'écrit $k = \frac{\omega}{c}$, ce qui permet de réécrire le vecteur d'onde sous la forme:

$$\vec{k} = k \vec{u}_x = \frac{\omega}{c} \vec{u}_x = \frac{2\pi}{\lambda} \vec{u}_x$$

* condition nécessaire pour qu'elles soient solutions

3) Structure des OPPH

① Structure

Propagation à 1D suivant \vec{u}_x .

Considérons l'éq. d'Euler linéarisée :

$$\rho_0 \frac{\partial \vec{v}_1}{\partial t} = - \text{grad}(p_1) = - \frac{\partial p_1}{\partial x} \vec{u}_x$$

et cherchons des solutions en OPPH :

$$p_1 = P_1 e^{j(\omega t - kx)} \quad (\text{on fixe } y=0)$$

$\vec{v}_1 = V_1 e^{j(\omega t - kx + \varphi)} \vec{u}$ (\vec{v}_1 éventuellement déphasée p. r. à p_1 , et \vec{u} vecteur unitaire dans la direction). D'où :

$$\rho_0 j\omega \vec{v}_1 = - (-jk) P_1 \vec{u}_x$$

$$\text{soit } \rho_0 \omega \vec{v}_1 = k P_1 \vec{u}_x$$

La direction de \vec{v}_1 est selon \vec{u}_x , donc :

Les ondes acoustiques dans un fluide sont longitudinales

② Motif d'impédance acoustique

On a donc, en projection sur (Ox) :

$$\rho_0 \omega v_1 = k p_1 = \frac{\omega}{c} p_1, \text{ soit}$$

$$p_1 = \rho_0 c v_1$$

Analogie avec l'électrocinétique :

