

Et Résistance hydrodynamique

⚠ uniquement Régime visqueux

Re bas

$U = RI \rightarrow \Delta P = \frac{85L}{\pi R^4} \cdot Dv.$  Soit  $Re = \frac{85L}{\pi R^4}$

$\Rightarrow$  LDN & Associé pinis, 4

IV Nature des écoulements

L'état dynamique du fluide laminaire, visqueux ou Turbulent ne dépend pas tant du fluide que des ODE de l'écoulement.

- $\rightarrow$  l'air est visqueux par un mouillage.
- $\rightarrow$  sévère de m<sup>3</sup> de miel sur un toit de pain d'épice  $\rightarrow$  laminaire.

1) Nombre de Reynolds

$\rho \left[ \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + (\vec{v} \cdot \nabla) (\vec{v}) \right] = \rho \vec{g} - \nabla P + \eta \Delta \vec{v}$

Termes d'advec<sup>o</sup> ~ inertie  
Transport de q<sup>te</sup> de Mat. Convection  
force vol. viscosité  $\rightarrow$  diffusion q<sup>te</sup> mat

\*  $[\eta \Delta \vec{v}] = [\eta \frac{d^2 \vec{v}}{dx^2}] \sim \eta \frac{V}{L^2}$

- Ⓛ Dimension Typique de l'écoulement. (Taille de l'objet)
- Ⓥ Vitesse Typ. de l'écoulement. (vit. de l'écoulement)

\*  $[\rho (\vec{v} \cdot \nabla) (\vec{v})] = [\rho \vec{v} \frac{d\vec{v}}{dx}] \sim \rho \frac{V^2}{L}$

On construit le nombre de Reynolds Re comme le rapport du Terme convectif sur le Terme diffusion. (inertie) (régime visqueux)

Soit  $Re = \frac{\rho V L}{\eta} = \frac{\rho V L}{\eta}$

Re =  $\frac{\rho V L}{\eta}$

oiseau :

$V \sim 10 \text{ m/s}$   
 $L \sim 0,1 \text{ m}$

$Re \sim \frac{1 \cdot 10 \cdot 0,1}{2 \cdot 10^{-5}} \sim 10^5$

montagne :

$\rho_{\text{air}} \sim 1 \text{ kg/m}^3$   
 $\eta_{\text{air}} \sim 2 \cdot 10^{-5} \text{ pl}$

$V \sim 1 \text{ m/s}$   
 $L \sim 2 \cdot 10^{-3} \text{ m}$

$Re \sim \frac{1 \cdot (1) \cdot 10^{-3}}{2 \cdot 10^{-5}} \sim 10^1$

$f \sim 1 \text{ kHz}$   
 $V_{\text{air}} \sim 16 \sim 1 \text{ m/s}^{-1}$

Naplem :

$\rho_{\text{eau}} \sim 10^3 \text{ kg/m}^3$   
 $\eta_{\text{eau}} \sim 10^{-3} \text{ pl}$

$V \sim 1 \text{ m/s}$   
 $L \sim 1 \text{ m}$

$Re \sim \frac{10^3 \cdot 1 \cdot 1}{10^{-3}} \sim 10^6$

$f \sim 1 \text{ Hz}$

miel :

$\rho_{\text{miel}} \sim 10^3$   
 $\eta_{\text{miel}} \sim 10$

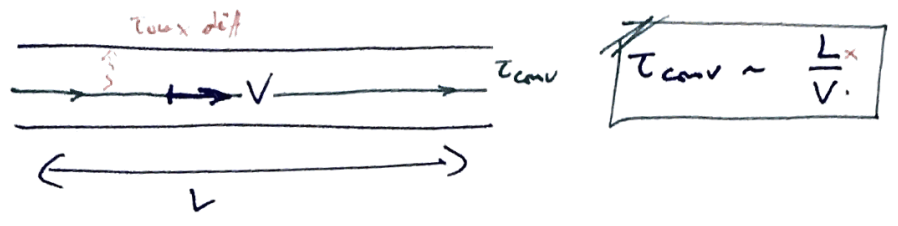
$V \sim 10 \text{ m/s}$   
 $L \sim 10 \text{ m}$

$Re \sim \frac{10^3 \cdot 10 \cdot 10}{10} \sim 10^3$

Nb de Reynolds: (Def ce programme)  $\iff \delta \delta$

On en revient à nos Tuzaux: on peut comparer le temps typique de transport  $\tau_{conv}$  à celui de diffusion  $\tau_{diff}$ .

\* Convect/convect



\* Diffusion latérale

La viscosité diffuse la  $q^t$  de Mvt  $\rho v_x$  latéralement selon: (volumique)

$$d\vec{f}^{\otimes} = \pm \eta \frac{\partial s_x}{\partial z} ds = \pm \frac{\eta}{\rho} \frac{\partial \rho s_x}{\partial z} ds \quad (\text{fluide incompressible}).$$

*permet de connaitre la  $q^t$  de Mvt.*

On fait ainsi apparaître un gradient de  $q^t$  de Mvt vol:  $\frac{df}{ds} = \left(\frac{\delta P}{\delta t \delta s}\right)$

$\tau_{diff} = -\nu \nabla^2 (\rho s_x)$  avec  $\nu = \frac{\eta}{\rho}$  la viscosité cinématique.

ce gradient est dissipé latéralement dans un tube.

On peut ainsi construire une équation de diffusion de la  $q^t$  de Mvt.

$$\frac{\partial \rho s_x}{\partial t} + \text{Div}(\vec{f}^{diff}) = 0 \quad \text{soit} \quad \frac{\partial \rho s_x}{\partial t} = + \nu \frac{\partial^2}{\partial z^2} (\rho s_x)$$

ODG  $\frac{\rho s_x}{\tau_{diff}} \sim \frac{\rho s_x}{L_z^2}$   $\tau_{diff} \sim \frac{L_z^2}{\nu} = \frac{\rho L_z^2}{\eta}$

PB:  $L_x \neq L_z$

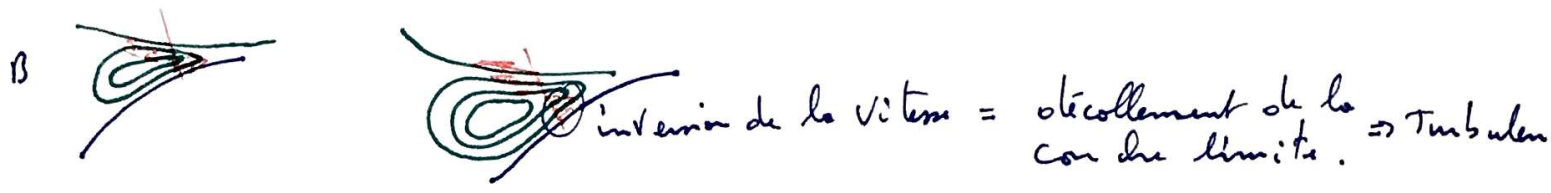
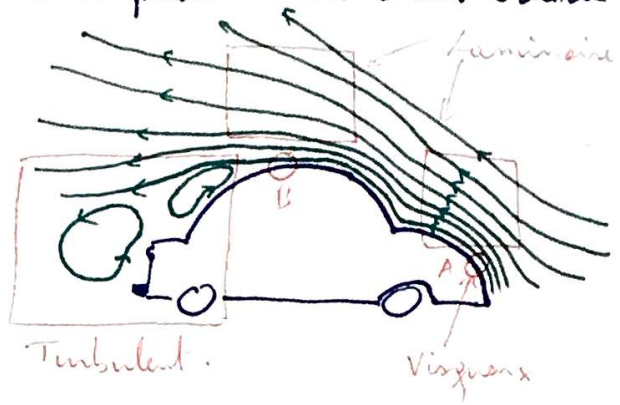
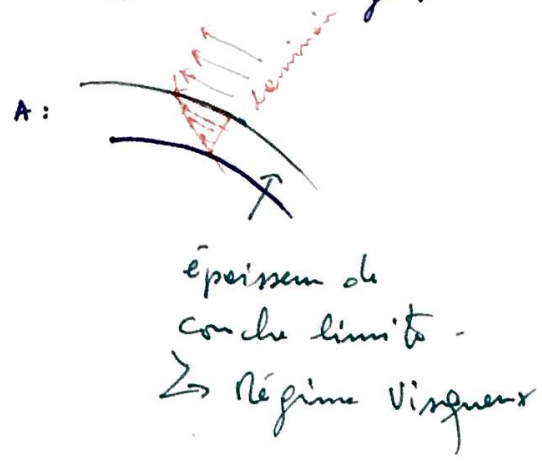
\*  $Re \sim \frac{\tau_{diff}}{\tau_{conv}} = \frac{\rho L^2}{\eta} \times \frac{V}{L}$  soit  $Re \sim \frac{\rho V L}{\eta} = \frac{V L}{\nu}$

Tube  $D = 2R \ll L$  on prend  $D$  comme longueur caractéristique

② Différents régimes d'écoulements.

La pénétrabilité de  $Re$  ne donne qu'une info  $1^{\circ}$  indicative pour l'écoulement dans sa globalité ex tuyau  $\rightarrow$  diamètre ou longueur ?

Autour d'un objet, ts les régimes st présent mais à des échelle  $\neq$ .



B) Epaisseur de la couche limite.

L'existence de cette couche provient de la condit<sup>o</sup> d'adhérence, nécessité d'annuler la vitesse sur le contact solide.

Les effets visqueux y dominent largement et il y a diffusion de  $q^2$  de  $Mvt$ :

$$\frac{\partial \rho S_x}{\partial t} = \rho \frac{\partial^2 S_x}{\partial \delta^2} \quad \text{à nouveau} \quad \frac{\rho S_x^2}{\tau} \sim \frac{\rho L S_x^2}{\delta^2} \Rightarrow \delta \sim \sqrt{\nu \tau}$$

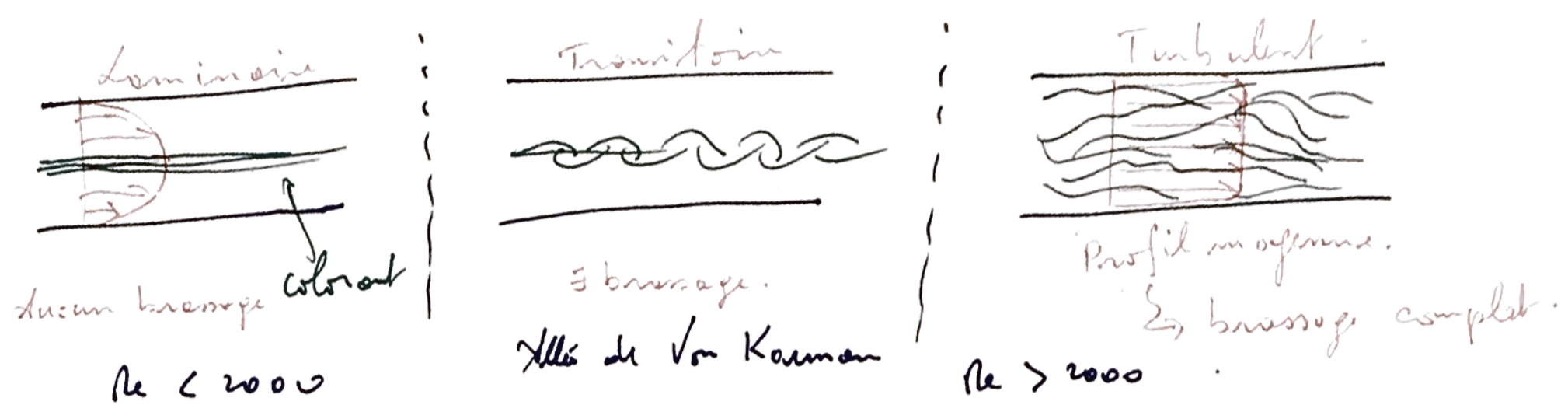
$\tau$  est ici le temps de diffusion, soit le temps de franchissement de l'obstacle comme la vitesse / la taille  $L$ . Soit  $\tau = \frac{L}{V}$   $\sqrt{\nu}$  vitesse de l'écoulement

$$\delta^2 = \nu \frac{L}{V} = \left( \frac{\nu L}{V} \right) = \frac{L^2}{Re} \quad \text{Soit} \quad \delta = \frac{L}{\sqrt{Re}}$$

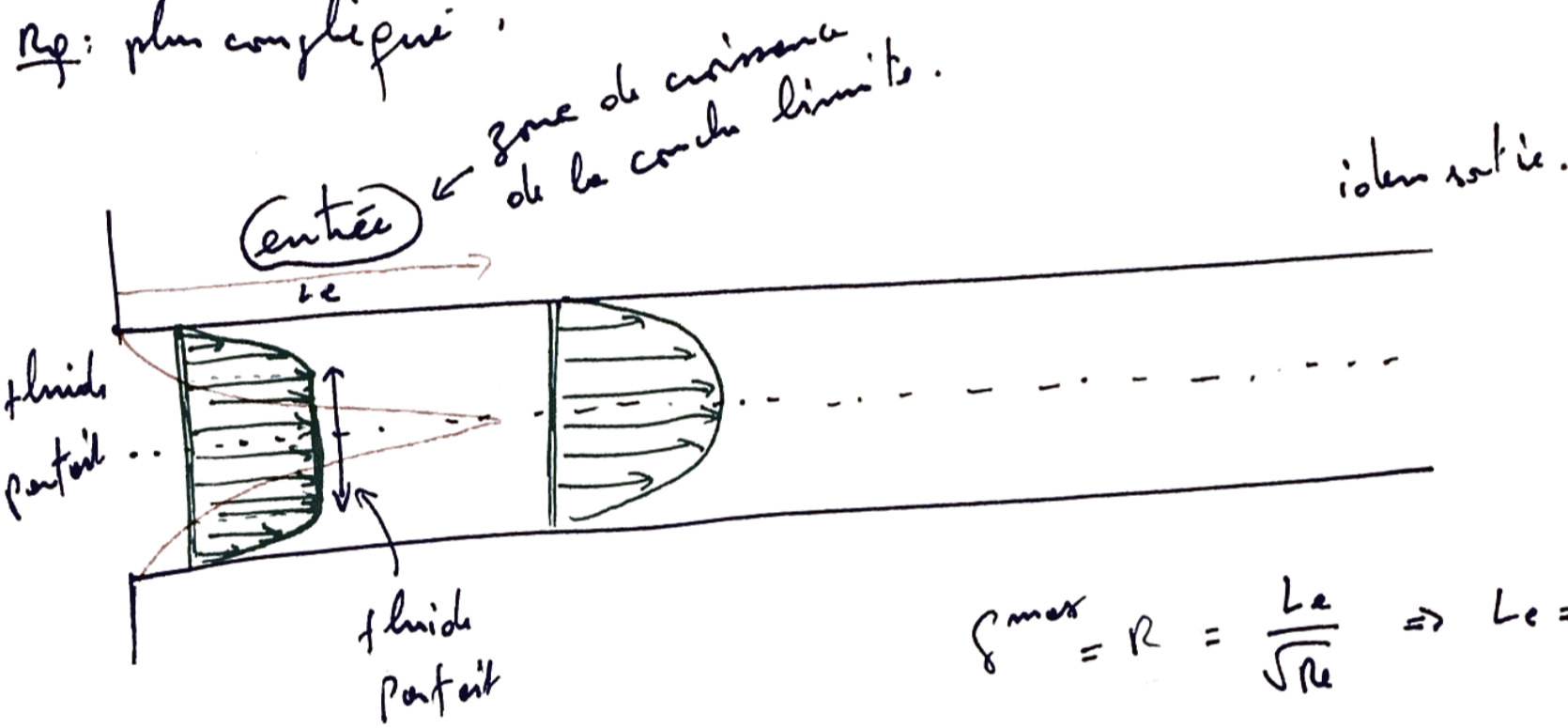
AN: vitesse:  $Re = \frac{1.5 \cdot 30}{2 \cdot 10^{-5}} \sim 10^6$   $\delta = \frac{5}{10^3} \sim 10^{-3} \text{ m}$   $\delta \sim 1 \text{ mm}$

Reynolds sur le Tube :

Le nombre de Reynolds a été inventé en observant le régime d'écoulement de un Tuyau transparent de lequel on empourait le bled.



Re: plus compliqué.



$$r_{max} = R = \frac{Le}{\sqrt{Re}} \Rightarrow Le = R \sqrt{Re}$$

Si  $Re$  très grand:  $Le \gg L$  longueur du tube

$b \rightarrow 0$   
fluide parfait.

