

NOMBRE de REYNOLDS

ACCÉLÉRATION  
(P.U. MASSE)

F. VISCOSITÉ  
(P.U. MASSE)

$$\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \vec{v} \cdot \nabla \vec{v} = -\frac{1}{\rho} \vec{\nabla} p + \nu \Delta \vec{v} + \vec{F}$$

TERME INERTIEL

$$Re = \frac{|\vec{v} \cdot \nabla \vec{v}|}{|\nu \Delta \vec{v}|} \approx \frac{U^2 / L}{\nu U / L^2} = \boxed{\frac{UL}{\nu}} = Re$$

NOMBRE de REYNOLDS

$\vec{v} \rightarrow U$  : VITESSE de RÉFÉRENCE  
 $x \rightarrow L$  : LONGUEUR de RÉFÉRENCE

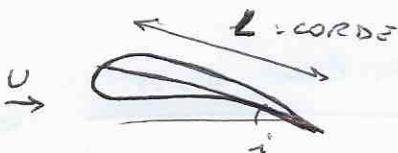
DIAMÈTRE TUYAU des conduites  
CORDE PROFIL AIL AVION

$Re \ll 1 \Rightarrow$  VISCOSETÉ IMPORTANTE (par rapport au terme inertiel)  
ÉCOULEMENT LAMINAIRES

$Re \gg 1 \Rightarrow$  INERTIE IMPORTANTE (par rapport au terme visqueux)  
ÉCOULEMENT TURBULENT

Ex.: NOMBRE de REYNOLDS pour l'AILÉ d'un AVION

$$L = 2m \text{ (corde)}$$



$$V = 800 \frac{\text{km}}{\text{h}} = 222 \text{ m/s}$$

$$\text{VOL } z = 10000 \text{ m} \Rightarrow \nu = 35 \text{ cSt} = 35 \cdot 10^{-2} \text{ St} = 35 \cdot 10^{-6} \text{ m}^2/\text{s}$$

dans le St

$$\Rightarrow Re = \frac{UL}{\nu} = \frac{2 \cdot 222}{35 \cdot 10^{-6}} = 12,7 \cdot 10^6 > 1$$

NOMBRE de Froude

$$\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \vec{v} \cdot \nabla \vec{v} = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \nu \Delta \vec{v} + \vec{F}$$

souvent (HYDRODYNAMIQUE) c'est le  
RESTANTEUR :  $\vec{F} = -g \hat{e}_z$

$$Fr_n = \frac{\text{EN. CIN.}}{\text{EN. POT. GRAV.}} = \frac{U^2}{gL}$$

$$K = \frac{1}{2} \rho U^2 \approx \rho U^2$$

$$E_p = \rho g z \approx \rho g L$$

NOMBRE de Froude

Ce nombre apparaît essentiellement dans les phénomènes à surface libre (cours d'eau, bateaux, ports, merises, ...)

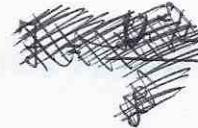
$$L = \begin{cases} \text{HAUTEUR (cours d'eau)} \\ \text{LONGUEUR de la CRENE (NAVIRE)} \end{cases}$$

Partie immergée de la coque d'un bateau.

Des fois, on utilise aussi :

$$F = \sqrt{Fr_n} = \frac{U}{\sqrt{gL}}$$

NOMBRE de Froude-Reech



$Fr_n, F$  caractérisent l'importance relative des quantités d'accélération et des forces de pesanteur.

## SIMILITUDE de DEUX ÉCOULEMENTS

PROJETS MACHINES (INGÉNIER) → souvent conduisent à des calculs inextricables.

⇒ On doit se contenter d'HYPOTHÈSES SIMPLIFIATRICES plus ou moins fondées.

⇒ On a intérêt à vérifier les hypothèses faites pour le calcul en construisant une MAQUETTE. (surtout pour des machines nouvelles, dont le projet ne peut pas s'appuyer sur des résultats d'essais de machines semblables).

MAQUETTE : prix de revient modeste ⇒ MISÉ AU POINT de la machine et, éventuellement, des TRANSFORMATIONS qui seraient prohibitives sur la machine fonctionnelle.

ESSAIS SUR MAQUETTE → NÉCESSITÉS des certains essais :  
p.ex.: CONCEPTION D'UN AVION; il faut évaluer les manœuvres nécessaires pour effectuer certains types de vol.

Il FAUT CONNAÎTRE les LOIS de SIMILITUDE qui permettent de calculer les caractéristiques de la machine réelle à partir de celles de la maquette, et de prévoir le fonctionnement de machines semblables.

## MÉCANIQUE DES FLUIDES INCOMPRESSIBLES :

Pour que la SIMILITUDE soit complète, il faut que les 3 rapports des FORCES de viscosité, des FORCES de volume et des QUANTITÉ d'ACCÉLÉRATION soient égaux, c'est-à-dire que les CONDITIONS de REYNOLDS et de FROUDE soient satisfaites à la fois.

MAQUETTE : INDICE 1 ; SYSTÈME RÉEL : INDICE 2

a) c. de REYNOLDS :  $\frac{U_1 L_1}{\nu_1} = \frac{U_2 L_2}{\nu_2}$

b) c. de FROUDE :  $\frac{U_1}{\sqrt{L_1 g}} = \frac{U_2}{\sqrt{L_2 g}}$

→ EMPLOI des c. de SIMILITUDE :

Souvent, les deux conditions a, b sont incompatibles. Dans chaque cas, on choisit le plus importante.

c) PRINCIPAUX CAS D'APPLICATION de la c. de REYNOLDS :

Véritable si les forces de pesanteur et la compressibilité du fluide sont négligeables.

- ÉCOULEMENTS dans les tuyaux
- MACHINES HYDRAULIQUES
- ESSAIS en SOUFFLERIE ( $U < 150 \text{ m/s}$ )

b) PRINCIPAUX CAS D'APPLICATION de la c. de FROUDE :

Véritable quand les forces de pesanteur sont prépondérantes.

- ESSAIS AU BASSIN des CARENAGES
- ÉCOULEMENTS avec SURFACE LIBRE

### RÉMARQUE :

Pour les écoulements des fluides compressibles, il existe une autre condition, basée sur le NOMBRE de MACH :

$$M = \frac{U}{c_s} ; c_s = 343,2 \text{ m/s pour l'air sec à } T = 20^\circ\text{C}$$

$M \ll 1 \Rightarrow$  INCOMPRESSIBLE