

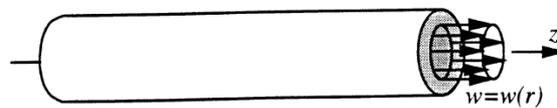
## **Chapitre 7**

### **. Quelques Solutions exactes des équations de Navier-Stokes**

Les équations de Navier-Stokes décrivent le mouvement des fluides et sont fondamentales en mécanique des fluides. Bien qu'elles soient généralement difficiles à résoudre, certaines solutions exactes sont connues pour des cas spécifiques et simplifiés. Voici quelques exemples de solutions exactes :

### L'écoulement de Poiseuille dans un tube cylindrique

Considérons maintenant l'écoulement parallèle d'un fluide visqueux dans un tube cylindrique de rayon  $R$  (figure 6) et supposons que l'écoulement soit axisymétrique et stationnaire.



Dans ces conditions, la pression ne dépend plus que de la coordonnée axiale  $p = p(z)$  et la composante de vitesse  $w$  ne dépend plus que de la coordonnée radiale  $w = w(r)$ .

L'équation devient ici:

$$\mu \frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left( r \frac{dw}{dr} \right) = \frac{dp}{dz}$$

Les conditions aux limites pour ce problème sont  $w(R) = 0$ , qui traduit le non glissement sur la paroi du conduit, et  $w(0) < \infty$  qui exprime que la vitesse reste finie sur l'axe. la solution générale de l'équation a pour forme:

$$w(r) = \frac{1}{4\mu} \frac{dp}{dz} r^2 + c_1 \ln r + c_2$$

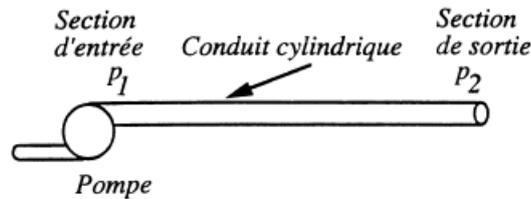
La constante  $c_1$ , est nulle, car  $w(0) < \infty$  et  $c_2$  est donnée par le conduit:

$$0 = \frac{1}{4\mu} \frac{dp}{dz} R^2 + c_2$$

Le profil de vitesse a donc pour forme :

$$w(r) = -\frac{1}{4\mu} \frac{dp}{dz} (R^2 - r^2)$$

Il s'agit encore d'un profil parabolique. Dans l'expression précédente, le gradient de pression axial  $-dp/dz = (p_1 - p_2)/l$  est imposé, de l'extérieur, au fluide qui s'écoule dans le conduit. Ce gradient est obtenu par exemple à l'aide d'un système de pompage comme celui schématisé sur la figure 6b.



La vitesse maximum sur l'axe a pour valeur :

$$w_M = -w(r) = \frac{1}{4\mu} \frac{dp}{dz} R^2$$

et la vitesse moyenne est donnée par :

$$\int_0^R w(r) dr = \frac{1}{\pi R^2} \int_0^{2\pi} \int_0^R w(r) r dr d\theta$$

$$\frac{w_M}{2} \bar{w} = \frac{1}{8\mu} \frac{dp}{dz} R^2$$

Cette vitesse est égale à la moitié de la vitesse sur l'axe.

Le débit volume est immédiatement obtenu sous la forme:

$$Q = \pi R^2 \bar{w} = -\frac{\pi R^4}{8\mu} \frac{dp}{dz}$$

soit encore :

$$Q = \pi R^2 \bar{w} = -\frac{\pi R^4}{8\mu} \frac{p_1 - p_2}{l}$$

ce débit est proportionnel au gradient de pression et au rayon à la puissance quatre.

L'analyse qui vient d'être effectuée est uniquement applicable à des écoulements laminaires.

Cette situation prévaut tant que le nombre de Reynolds ne dépasse pas une certaine valeur critique. Ce nombre a pour expression :

$$Re = \frac{\rho \bar{w} D}{\mu}$$

• **Écoulement de Couette :**

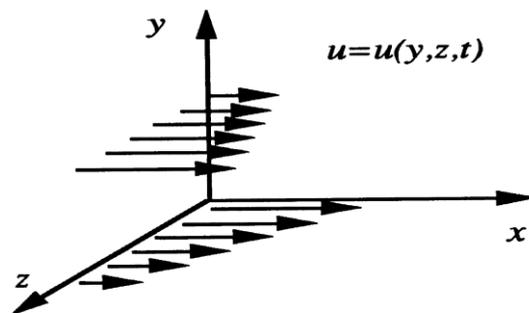
L'écoulement de Couette se produit entre deux plaques parallèles, où l'une des plaques se déplace à une vitesse constante par rapport à l'autre, qui est fixe.

**Solution :** Pour un fluide incompressible et newtonien, la vitesse  $u(y)$  entre les plaques (situées à  $y=0$  et  $y=h$ ) est donnée par :

$$u(y) = \frac{U}{h} y$$

où  $U$  est la vitesse de la plaque en mouvement.

**Equation générale des écoulement parallèles :**



La composante de vitesse  $u$  ne dépend donc pas de  $x$   $u = u(y, z, t)$ ,  $v=0$ ,  $w=0$   
 Considérons à présent l'équation de conservation de la quantité de mouvement projetée sur les axes  $y, z$ . ces équation s'écrivent, en l'absence de forces de volume ;

$$\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y} = 0$$

$$\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z} = 0$$

Ainsi la pression ne dépend ni de y ni de z, et  $p = p(x,t)$ .

L'équation de conservation de la quantité de mouvement projetée suivant l'axe des x prend alors la forme particulièrement simple

$$\frac{\partial u}{\partial t} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + \nu \left( \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right)$$

Nous utiliserons cette équation plus loin .

Envisageons a present un écoulement parallèle dans un conduit cylindrique .

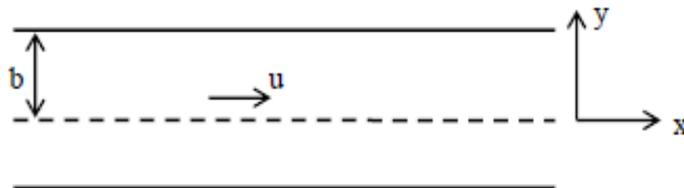
Dans cette situation , il est plus commode d'utiliser les équation de Navier Stokes écrites en coordonnées cylindriques. Nous supposons les vitesses radiale u et tangentielle v nulles.

L'écoulement est défini par :

$$u=0, \quad v=0, \quad w=w(r,\theta, t)$$

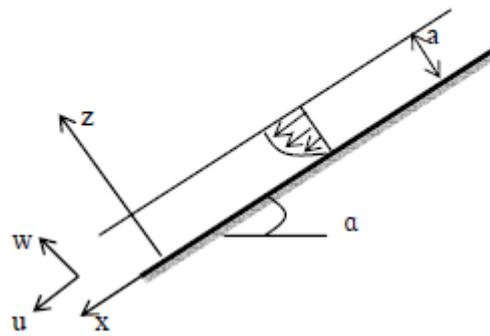
**Exercice : 01)** Etablir l'équation de mouvement d'un écoulement permanent d'un fluide réel incompressible se produit entre deux plaques planes lisses parallèles ?

(Ecoulement monodimensionnel suivant x).

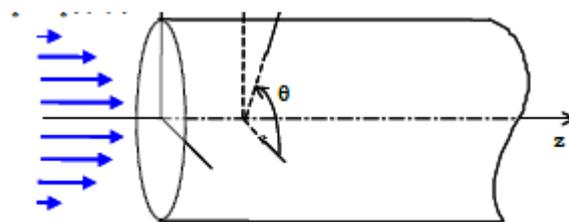


**Exercice : 02)** Sur une plaque plane lisse, faisant avec l'horizontal un angle  $\alpha$ , en mouvement permanent bidimensionnel établi et sous une épaisseur  $\delta$ , coule sous l'effet de la pesanteur, un liquide de viscosité  $\nu$ .

Etablir l'équation de Navier Stokes.



**Exercice : 03)** un écoulement parallèle permanent dans un conduit cylindrique rectiligne.



Etablir L'équation de quantité de mouvement en projection sur les trois axes, coordonnées cylindriques.

**Exercice : 04)** L'équation de *Navier-Stokes*

$$\rho \left( \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \right) = - \frac{\partial p}{\partial z} + \mu \left( \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial z^2} \right) - \rho g$$

Écrivez l'équation avec des variables sans dimension