

1. Flujo de Couette

De forma similar a lo que hemos visto en clase, el fluido debería tener una velocidad que depende solamente de y , es decir $\mathbf{u}(y)$. Usando la ecuación de incompresibilidad, encontramos

$$\nabla \cdot \mathbf{u} = \frac{\partial u_x}{\partial x} + \frac{\partial u_y}{\partial y} = \frac{\partial u_y}{\partial y} = 0 \quad (1)$$

ya que la velocidad no depende de x . Por lo tanto, obtenemos que $u_y = A$ con A una constante. Usando las condiciones de no penetración del fluido dentro de las placas en $y = 0$ e en $y = h$, deberíamos tener $u_y(y = 0) = u_y(y = h) = 0$ lo que implica $A = 0$ es decir $u_y = 0$. Este resultado significa que el fluido no fluye en la dirección y . El flujo es planar.

Ahora usamos la ecuación de Stokes

$$\rho \mathbf{g} - \nabla P + \mu \Delta \mathbf{u} = \mathbf{0} \quad (2)$$

La proyección de esta ecuación en la dirección x e en la dirección y son

$$-\frac{\partial P}{\partial x} + \mu \Delta u_x = 0 \quad (3)$$

$$-\rho g - \frac{\partial P}{\partial y} = 0 \quad (4)$$

De la segunda ecuación, obtenemos $\rho g + \frac{\partial P}{\partial y} = 0$, lo que nos da

$$P(x, y) = P(x, y = 0) - \rho g y \quad (5)$$

Asumiendo que no tenemos un gradiente de presión en la dirección del flujo, obtenemos

$$P(x, y) = P(y = 0) - \rho g y \equiv P_0 - \rho g y \quad (6)$$

Con este resultado, podemos simplificar la ecuación $-\frac{\partial P}{\partial x} + \mu \Delta u_x = 0$ a la ecuación $\mu \Delta u_x = 0$, lo que es

$$\frac{\partial^2 u_x}{\partial y^2} = 0 \quad (7)$$

cuya solución es

$$u_x(y) = B y + C \quad (8)$$

Usamos ahora las condiciones de borde. Tenemos $u_x(0) = V_1$ y $u_x(h) = -V_2$ lo que nos da

$$C = V_1 \quad (9)$$

$$B = -\frac{V_1 + V_2}{h} \quad (10)$$

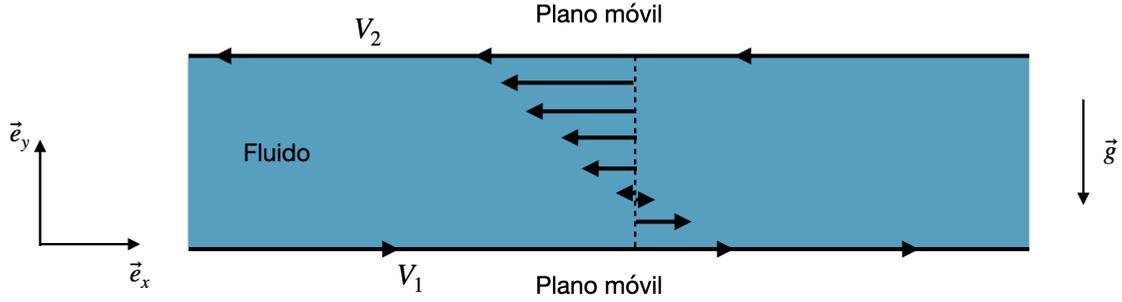
es decir

$$u_x(y) = -\frac{V_1 + V_2}{h} y + V_1 \quad (11)$$

Este flujo se anula cuando $u_x(y) = 0$ es decir para

$$y = \frac{h V_1}{V_1 + V_2} \quad (12)$$

Nota que si $V_1 = B_2$, obtenemos el resultado esperado de $y = h/2$.



2. Flujo de Taylor-Couette

Según el problema, la velocidad debe ser una función de r solamente y debe encontrarse en la dirección \mathbf{e}_θ , es decir $\mathbf{u} = u(r)\mathbf{e}_\theta$. La ecuación de Navier-Stokes es

$$\rho(\mathbf{u} \cdot \nabla)\mathbf{u} = \rho\mathbf{g} - \nabla P + \mu\Delta\mathbf{u} \quad (13)$$

Podemos trabajar en coordenadas cilíndricas o en coordenadas cartesianas. En coordenadas cilíndricas, tenemos

$$(\mathbf{u} \cdot \nabla)\mathbf{u} = \frac{u(r)}{r} \frac{\partial \mathbf{u}}{\partial \theta} = \frac{u(r)^2}{r} \frac{\partial \mathbf{e}_\theta}{\partial \theta} = -\frac{u(r)^2}{r} \mathbf{e}_r \quad (14)$$

También tenemos

$$\Delta\mathbf{u} = \Delta(u(r)\mathbf{e}_\theta) = \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial u(r)\mathbf{e}_\theta}{\partial r} \right) + \frac{1}{r^2} \frac{\partial^2 u(r)\mathbf{e}_\theta}{\partial \theta^2} = \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial u(r)}{\partial r} \right) \mathbf{e}_\theta + \frac{u(r)}{r^2} \frac{\partial^2 \mathbf{e}_\theta}{\partial \theta^2} \quad (15)$$

$$= \left(\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial u(r)}{\partial r} \right) - \frac{u(r)}{r^2} \right) \mathbf{e}_\theta \quad (16)$$

La ecuación de Navier-Stokes en las direcciones r , θ y z son

$$-\frac{u(r)^2}{r} = -\frac{\partial P}{\partial r} \quad (17)$$

$$0 = \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial u(r)}{\partial r} \right) - \frac{u(r)}{r^2} \quad (18)$$

$$0 = -\rho g - \frac{\partial P}{\partial z} \quad (19)$$

La segunda ecuación puede ser resuelta y obtenemos

$$u(r) = Ar + \frac{B}{r} \quad (20)$$

No tenemos que resolver las otras ecuaciones para obtener la presión. Las condiciones de borde son

$$v(r = R_1) = R_1\Omega_1, \quad v(r = R_2) = R_2\Omega_2 \quad (21)$$

lo que nos permite obtener A y B

$$AR_1 + \frac{B}{R_1} = R_1\Omega_1 \quad (22)$$

$$AR_2 + \frac{B}{R_2} = R_2\Omega_2 \quad (23)$$

es decir

$$A = \frac{R_1^2 \Omega_1 - R_2^2 \Omega_2}{R_1^2 - R_2^2} \quad (24)$$

$$B = \frac{R_1^2 R_2^2 (\Omega_2 - \Omega_1)}{R_1^2 - R_2^2} \quad (25)$$

2. Flujo de Hagen-Poiseuille

Por simetrías del problema, tenemos $\mathbf{u} = u(r)\mathbf{e}_x$. La ecuación de Navier-Stokes en la dirección x es

$$0 = -\frac{dP}{dx} + \mu \Delta u(r) \quad (26)$$

pero

$$\Delta u(r) = \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial u(r)}{\partial r} \right) + \frac{1}{r^2} \frac{\partial^2 u(r)}{\partial \theta^2} + \frac{\partial^2 u(r)}{\partial x^2} = \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial u(r)}{\partial r} \right) \quad (27)$$

Por lo tanto la ecuación de Navier-Stokes se transforma en

$$\frac{\mu}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial u(r)}{\partial r} \right) = \frac{dP}{dx} \quad (28)$$

La parte derecha es independiente de r por lo tanto podemos integrar esta ecuación

$$\frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial u(r)}{\partial r} \right) = \frac{r}{\mu} \frac{dP}{dx} \quad (29)$$

$$r \frac{\partial u(r)}{\partial r} = \frac{r^2}{2\mu} \frac{dP}{dx} + A \quad (30)$$

$$\frac{\partial u(r)}{\partial r} = \frac{r}{2\mu} \frac{dP}{dx} + \frac{A}{r} \quad (31)$$

$$u(r) = \frac{r^2}{4\mu} \frac{dP}{dx} + A \ln r + B \quad (32)$$

$$(33)$$

No podemos tener una divergencia en $r = 0$ lo que implica que $A = 0$. Finalmente, $u(r = R) = 0$ lo que implica

$$u(r) = \frac{1}{4\mu} \frac{dP}{dx} (r^2 - R^2) \quad (34)$$