

Nombre y Apellidos:

Mayo 2012

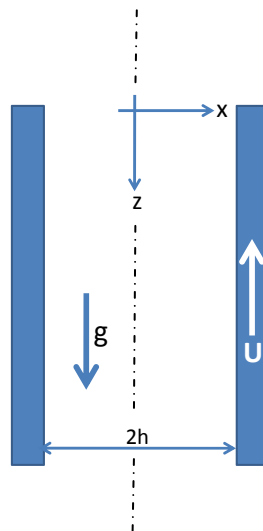
Instrucciones:

- * Cada problema se entregará por separado.
- * Si se utilizan hojas adicionales se deberá poner el nombre en todas ellas
- * Sólo se responderán dudas relativas al enunciado en los primeros 15 minutos del examen.

Problema-1

Un fluido viscoso de densidad ρ y viscosidad μ fluye de manera laminar y estacionaria debido a la acción de la gravedad entre dos placas verticales paralelas de longitud L y separación $2h$ ($h \ll L$). La placa de la derecha se mueve con velocidad constante, U , hacia arriba. Sabiendo que no hay gradientes de presión entre las placas, determinar

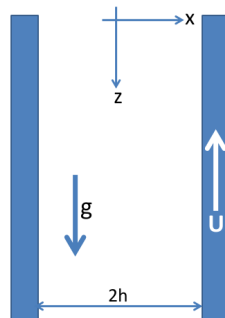
- El perfil de velocidad del fluido.
- ¿En qué región del sistema es mayor el esfuerzo (stress) cortante?
- Encontrar una relación adimensional entre el tiempo T que tardaría el sistema en alcanzar el régimen estacionario y las variables ρ , μ , h , g y U .



Enunciado

Un fluido viscoso de densidad ρ y viscosidad μ fluye de manera laminar y estacionaria debido a la acción de la gravedad entre dos placas verticales paralelas de longitud L y separación $2h$ ($h \ll L$). La placa de la derecha se mueve con velocidad constante, U , hacia arriba. Sabiendo que no hay gradientes de presión entre las placas, determinar

- El perfil de velocidad del fluido.
- ¿En qué región del sistema es mayor el esfuerzo (stress) cortante?
- Encontrar una relación adimensional entre el tiempo T que tardaría el sistema en alcanzar el régimen estacionario y las variables ρ , μ , h , g y U .



Solución

a) El perfil de velocidad del fluido.

Como el flujo es bidimensional, no existirá dependencia de las variables en la componente y y el campo de velocidades estará descrito por $\mathbf{v} = u\mathbf{i} + w\mathbf{k}$ (es decir $v=0$). Asimismo, como el flujo es laminar, asumimos que no hay dependencia explícita en la dirección z (en otras palabras, como el sistema es “infinito”, el fluido se ve igual a distintas alturas. Esto es análogo a lo que ocurre con el campo eléctrico entre las placas de un condensador infinito). Finalmente, como el problema es estacionario, no habrá por tanto dependencia explícita en el tiempo. Es decir, $u = u(x)$ y $w = w(x)$. Por último, las condiciones de contorno en las paredes serán:

$$u(x = \pm h) = 0 \quad w(x = -h) = 0 \quad w(x = h) = -U. \quad (1)$$

Por tanto, la ecuación de continuidad tendrá la forma:

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \cancel{\frac{\partial \psi}{\partial y}} + \cancel{\frac{\partial \psi}{\partial z}} = 0, \quad (2)$$

por tanto u será una constante. Por las condiciones de contorno (1), $u = 0$.

Asimismo, las ecuaciones de Navier Stokes,

$$\rho \left(\cancel{\frac{\partial u}{\partial t}} + u \cancel{\frac{\partial u}{\partial x}} + w \cancel{\frac{\partial u}{\partial z}} \right) = -\frac{\partial p}{\partial x} + \mu \left(\cancel{\frac{\partial^2 u}{\partial x^2}} + \cancel{\frac{\partial^2 u}{\partial z^2}} \right) \Rightarrow p = p(z). \quad (3)$$

$$\rho \left(\cancel{\frac{\partial w}{\partial t}} + u \cancel{\frac{\partial w}{\partial x}} + w \cancel{\frac{\partial w}{\partial z}} \right) = -\frac{\partial p}{\partial z} + \mu \left(\cancel{\frac{\partial^2 w}{\partial x^2}} + \cancel{\frac{\partial^2 w}{\partial z^2}} \right) + \rho g. \quad (4)$$

De la ecuación (4) deducimos que

$$\rho g + \mu \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} = \frac{\partial p}{\partial z} = 0, \quad (5)$$

donde la última igualdad se debe a que, como dice el enunciado, no hay gradientes de presiones entre las placas.

Integrando la ecuación (5) dos veces con respecto a x , llegamos a

$$w(x) = -\frac{\rho g}{2\mu} x^2 + Ax + B, \quad (6)$$

donde A y B son constantes de integración. Usando las condiciones de contorno (1), llegamos a

$$w(x) = -\frac{\rho g}{2\mu} (x^2 - h^2) - \frac{U}{2} \left(1 + \frac{x}{h} \right). \quad (7)$$

b) ¿En qué región del sistema es mayor el esfuerzo (stress) cortante?

En régimen laminar, el esfuerzo cortante viene dado por la ley de Newton:

$$\tau_{xz} = \mu \left(\cancel{\frac{\partial u}{\partial z}} + \frac{\partial w}{\partial x} \right) = -\rho g x - \frac{\mu U}{2h}. \quad (8)$$

Como es lineal, por tanto, en el intervalo $[-h, h]$, el valor absoluto del stress será máximo en $x = h$.

c) Encontrar una relación adimensional entre el tiempo T que tardaría el sistema en alcanzar el régimen estacionario y las variables ρ , μ , h , g y U

Queremos *adimensionalizar* la expresión

$$T = f(\rho, \mu, h, g, U), \quad (9)$$

por tanto $n = 6$.

Escribimos las dimensiones de todas las variables:

$$[T] = T; [\rho] = ML^{-3}; [\mu] = ML^{-1}T^{-1}; [h] = L; [g] = LT^{-2}; [U] = LT^{-1}; \quad (10)$$

Por tanto, $j_{max} = 3$. Como suele ser costumbre en Mecánica de Fluidos, tomamos como *base dimensional* las variables ρ , h y U , que como son dimensionalmente independientes (no podemos formar un número Π con ellas) entonces $j = 3$.

Por tanto $k = n - j = 6 - 3 = 3$ números Π . Siguiendo el procedimiento explicado en los apuntes, llegamos a:

$$\Pi_1 = \frac{TU}{h}, \quad (11)$$

$$\Pi_2 = \frac{gh}{U^2}, \quad (12)$$

$$\Pi_3 = \frac{\mu}{\rho U h} = Re^{-1}. \quad (13)$$

Finalmente,

$$T = \frac{h}{U} \hat{f} \left(\frac{gh}{U^2}, Re \right). \quad (14)$$