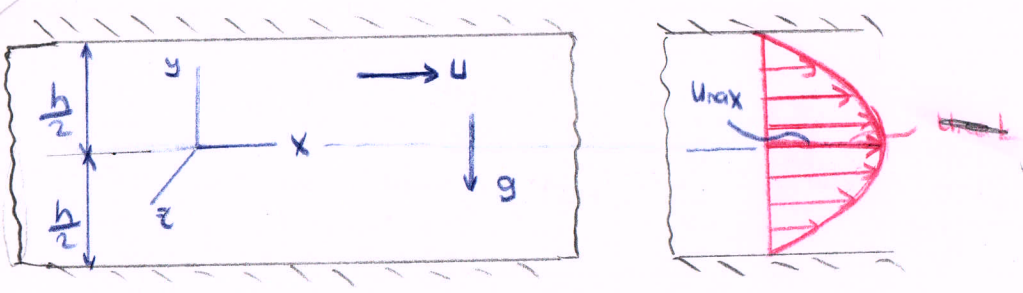


Sabit Plakalar Arasında Daimi Laminar Akış (Düzensel Poiseuille Akışı)



Şekilde görülen sınırsız genişlikteki ve uzunlukta bir bir boşlukta Newton tipi bir akışkan alt daimi, sıkıştırılamaz laminar akışı diklende alalım,

Kabuller

- 1) Plakalar x-yağı-yerindedir.
- 2) Daimi akış
- 3) Paralel akış : Bu geometride akışın parabolik plakalara paralel x-yağında hareket etmektedir, y-ve z-yağında hız sıfır konumdadır.

$u \neq 0, v = w = 0$

4) $\rho_x = \rho_z = 0, \rho_y = -\rho$

5) $\frac{\partial p}{\partial x} = \text{sabit}$

Süreklilik Denklemi

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = 0$$

~~$\frac{\partial v}{\partial y}$~~
 ~~$\frac{\partial w}{\partial z}$~~

Paralel akış
Paralel akış

$\frac{\partial u}{\partial x} = 0$

$\frac{\partial u}{\partial x} = 0$ (1) yağıda daimi akış konumu olduğuna göre (bu sonuç elde)

Daklan (1) u hızının x-yağında değişiminin sıfır konumu olduğunu ifade eder. (Tam akış x-yağında TAM GELİŞMİŞ'tir). Bununla birlikte akış daimi ve plaka sınırsız genişlikte olduğu için $\left(\frac{\partial u}{\partial z} = 0\right)$ u sadece y'ın fonksiyonudur.

$u = u(y) \dots \dots (2)$

x - yanda

~~Dalimi aksis~~
~~stabilitas~~
~~2u/dx=0~~
~~v=0~~
~~w=0~~
~~gx=0~~
~~stabilitas~~
~~Platamun gairis/~~
~~stabilitas~~

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

$$0 = - \frac{\partial P}{\partial x} + \mu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} \quad \dots \quad (3)$$

y - yanda

~~Dalimi aksis~~
~~Parallel aksis (v=w=0)~~
~~Parallel aksis (v=w=0)~~

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

(gy = -g)

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

z - yanda

~~Dalimi~~
~~Parallel aksis (v=w=0)~~
~~gx=0~~
~~Parallel aksis~~

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

$$0 = - \frac{\partial P}{\partial z} \quad \dots \quad (5)$$

Derikan (5) basiran z-yanda definitidighi ipade eder, Derikan (4) constant basiran aban iqtin

$$\frac{\partial P}{\partial y} = - \rho g$$

$$\partial P = - \rho g \partial y$$

$$P = - \rho g y + f(x) \quad \dots \quad (6)$$

Denklem (6) basıncın hidrostatik olarak y-yerinde değerini gösterir.

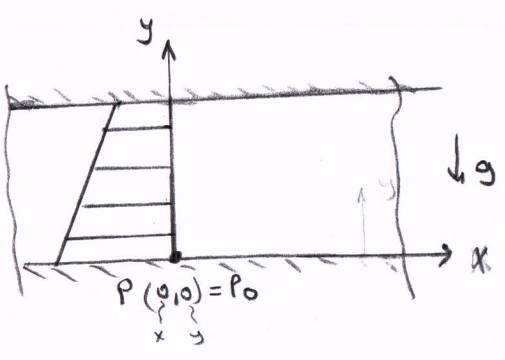
Hatırlatma ✖ ✖

P'nin hem x'in hemde y'nin fonksiyonu olmasından dolayı Denklem (7) 'de integral sabiti yerine f(x) yani x'e bağlı bir fonksiyon eklendiğine dikkat edilmis. Bunun nedeni y'ye göre kısmi integrasyon işlemi yapmıyorduk kayırlıydık. kısmi integrasyon işlemleri yapıldıktan dikkat edilmiştir.

Denklem (6) basıncın hidrostatik olarak y-yerinde değerini gösterir. Yani Denklem (6) basit bir hidrostatik basınç dağılımını temsil eder. Bu durumu bir hidrostatik basıncın akışkan bağımsız olarak etkilediği sonucuna ulaştırır.

Hatırlatma ✖ ✖

Serbest yüzeylere sahip olan sıvıların akış alanları hidrostatik basınç, akış alanının herhangi bir yerde bulunur.



$$P(x,y) = -\rho g y + f(x)$$

$$P_0 = \frac{\partial P}{\partial x} = c \Rightarrow P(x) = cx + c_1$$

$$P(x,y) = -\rho g y + cx + c_1$$

$$P(x,y) = -\rho g y + \frac{\partial P}{\partial x} x + c_1$$

$$x=0, y=0 \rightarrow P(x,y) = P_0$$

$$P_0 = 0 + 0 + c_1 \Rightarrow c_1 = P_0$$

$$P(x,y) = -\rho g y + \frac{\partial P}{\partial x} x + P_0$$

Basınç Alanı

Hız alanını belirlemek için Denklem (3) çözülür.

$$\int \frac{d^2u}{dy^2} = \int \frac{1}{\mu} \frac{\partial P}{\partial x}$$

$$\int \frac{du}{dy} = \int \frac{1}{\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) y + c_1$$

$$u = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) y^2 + c_1 y + c_2 \quad \dots \dots \dots (7)$$

denklemleri elde edilir. c_1 ve c_2 integral sabitlerini belirlemek için

(S1) $y=0 \rightarrow u=0$

(S2) $y=h \rightarrow u=0$

Sınır şartlarını kullanalım:

(S1): $y=0 \rightarrow u=0$

$$0 = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) 0^2 + c_1 \cdot 0 + c_2 \Rightarrow \boxed{c_2 = 0}$$

(S2) $y=h \rightarrow u=0$

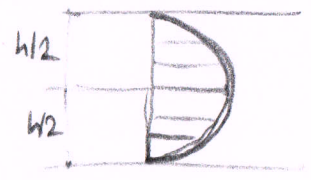
$$0 = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) h^2 + c_1 h \Rightarrow c_1 = -\frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) h$$

Bu durumda hız dağılımını tam aşağıdaki ifade elde edilir:

$$u = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) y^2 - \frac{1}{2\mu} \frac{\partial P}{\partial x} h y$$

$$\boxed{u = \frac{1}{2\mu} \frac{\partial P}{\partial x} (y^2 - hy)} \quad \dots \dots \dots (8)$$

- Akış borusu gradyanı ile doğru orantılı
- Viskozite ile ters orantılı
- Plakalar arasındaki mesafeye bağlı



Platale arinda geer akuzin destsi Q (2-yerdeli brntr usukletem) (5)

$$Q = \int_0^h u(y) dA = \int_0^h u(y) dy$$

$$A = y \cdot z = y \cdot (1)$$

$$\frac{dA}{dy} = 1 \Rightarrow \underline{dA = dy}$$

$$= \int_0^h \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) (y^2 - hy) dy$$

$$= \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \left(\frac{y^3}{3} - \frac{hy^2}{2} \right) \Big|_0^h$$

$$= \frac{1}{2\mu} \frac{\partial P}{\partial x} \left(\frac{h^3}{3} - \frac{h^3}{2} \right) = -\frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \left(\frac{h^3}{6} \right)$$

$$Q = -\frac{h^3}{12\mu} \frac{\partial P}{\partial x}$$

----- (9)

ortola his

$$Q = V \cdot A = V \cdot h \cdot (1) = -\frac{h^3}{12\mu} \frac{\partial P}{\partial x}$$

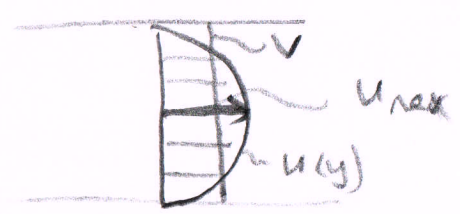
$$V = -\frac{h^3}{12\mu} \frac{\partial P}{\partial x}$$

: ortola his.

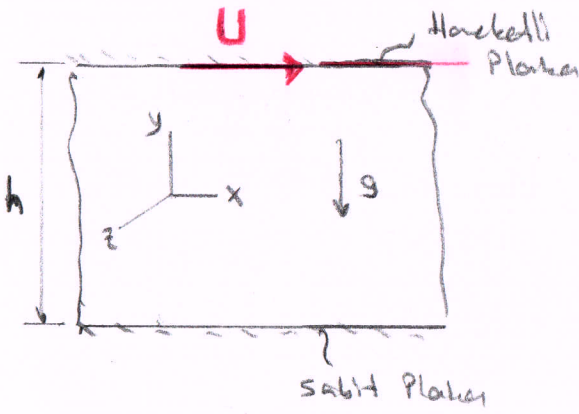
$$u_{max} = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \left(\frac{h^2}{4} - \frac{h^2}{2} \right) = -\frac{h^2}{8\mu} \frac{\partial P}{\partial x}$$

: Maksimo his

$$u_{max} = \frac{3}{2} V$$



2. Couette Akışı



$$\frac{\partial P}{\partial x} = c = \text{sabit}$$

Hız profili kenarlı plakam sabit olduğu 1. Problem için kenar elde ettiğimiz denklem (7) ile aynı olacaktır ancak sınır şartlarımız farklı:

(S1) $y=0 \rightarrow u=0$

(S2) $y=h \rightarrow u=U$

Sınır şartlarını kullanarak Couette Akışı için hız profilini elde edelimiz:

(S1) $y=0 \rightarrow u=0$

$$0 = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) y^2 + c_1 y + c_2 \Rightarrow \boxed{c_2 = 0}$$

(S2) $y=h \rightarrow u=U$

$$U = \frac{1}{2\mu} \frac{\partial P}{\partial x} h^2 + c_1 h$$

$$\Rightarrow \boxed{c_1 = \frac{U}{h} - \frac{h}{2\mu} \frac{\partial P}{\partial x}}$$

$$u = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) y^2 + \left(\frac{U}{h} - \frac{h}{2\mu} \frac{\partial P}{\partial x} \right) y$$

$$u = \frac{U \cdot y}{h} + \frac{1}{2\mu} \frac{\partial P}{\partial x} (y^2 - hy)$$

Hız Profili

$$\frac{u}{U} = \frac{y}{h} + \frac{1}{2\mu U} \frac{\partial P}{\partial x} (y^2 - hy)$$

Boyutsuz hız profili

$$u|_c = \frac{u}{s} + \frac{1}{2\mu U} \frac{\partial p}{\partial x} \frac{u}{s} \left(\frac{u}{s} + s \right) \cdot \left(\frac{h^2}{2} \right)$$

$$u|_c = \frac{u}{s} + \frac{h^2}{2\mu U} \frac{\partial p}{\partial x} \frac{u}{s} \left(\frac{u}{s} - 1 \right)$$

$$\frac{u}{s} = \frac{u}{s} + \left\{ \frac{h^2}{2\mu U} \frac{\partial p}{\partial x} \right\} \frac{u}{s} \left(\frac{u}{s} - 1 \right)$$

$$u^* = u^* + \frac{1}{2} p^* (y^* (y^* - 1))$$

Boğutsuz
kır profili