



## 第二次作业做得好的同学有：

**徐彬 (5120109042)**

**张恒瑞 (5130109008)**

**贺子健 (5130109020)**

**岳伟韬 (5130109115)**

---



## 第二次作业

一、流体像刚体一样作等加速定轴转动，已知其角加速度为  $\varepsilon_0$  (常数)，试分别用Lagrange法和Euler法表示其位置、速度和加速度。

解：(i) Lagrange法

若采用平面笛卡尔坐标系，对于初始时刻坐标为  $(r_0, \theta_0)$  的流体质点，其位置可表示为

$$\begin{cases} x = r \cos \theta = r_0 \cos(\theta_0 + \frac{1}{2} \varepsilon_0 t^2) \\ y = r \sin \theta = r_0 \sin(\theta_0 + \frac{1}{2} \varepsilon_0 t^2) \end{cases}$$

$$\text{其中 } r_0 = \sqrt{x_0^2 + y_0^2}, \quad \tan \theta_0 = \frac{y_0}{x_0}$$



速度可表示为

$$\begin{cases} u = \frac{\partial x}{\partial t} = -r_0 \varepsilon_0 t \sin(\theta_0 + \frac{1}{2} \varepsilon_0 t^2) \\ v = \frac{\partial y}{\partial t} = r_0 \varepsilon_0 t \cos(\theta_0 + \frac{1}{2} \varepsilon_0 t^2) \end{cases}$$

加速度可表示为

$$\begin{cases} a_x = \frac{\partial u}{\partial t} = -r_0 \varepsilon_0 \sin(\theta_0 + \frac{1}{2} \varepsilon_0 t^2) - r_0 \varepsilon_0^2 t^2 \cos(\theta_0 + \frac{1}{2} \varepsilon_0 t^2) \\ a_y = \frac{\partial v}{\partial t} = r_0 \varepsilon_0 \cos(\theta_0 + \frac{1}{2} \varepsilon_0 t^2) - r_0 \varepsilon_0^2 t^2 \sin(\theta_0 + \frac{1}{2} \varepsilon_0 t^2) \end{cases}$$



## (ii) Euler法

采用平面笛卡尔坐标系，则速度也可表示为

$$\begin{cases} u = r\varepsilon_0 t \cdot (-\sin \theta) = -r\varepsilon_0 t \cdot y / r = -\varepsilon_0 y t \\ v = r\varepsilon_0 t \cdot \cos \theta = r\varepsilon_0 t \cdot x / r = \varepsilon_0 x t \end{cases}$$

加速度可表示为

$$\begin{cases} a_x = \frac{Du}{Dt} = \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = -\varepsilon_0 y - \varepsilon_0^2 t^2 x \\ a_y = \frac{Dv}{Dt} = \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} = \varepsilon_0 x - \varepsilon_0^2 t^2 y \end{cases}$$



### 第一题：

有**21**位同学做的有问题，其中有几位同学考虑了三维情况，**4**位同学在求L法的加速度的时候（极坐标）正负号弄错，**12**位同学考虑了初始角速度，**4**位同学没有考虑初始角度，**5**位同学思路没问题但是计算出现了错误，其中还有**2**位同学在求加速度的时候，没有写明方向（不够规范）。

---



## 第二次作业

二、设三维速度场三个速度分量为  $u = ax$ ,  $v = ay$ ,  $w = -2az$ , 其中  $a$  为常数。试证明这一流动的流线为  $y^2 z = \text{const}$ ,  $\frac{x}{y} = \text{const}$  两曲面的交线。

证:

$$\text{流线方程为 } \frac{dx}{ax} = \frac{dy}{ay} = \frac{dz}{-2az}, \text{ 即}$$

$$\frac{dx}{ax} = \frac{dy}{ay}, \quad \frac{dy}{ay} = \frac{dz}{-2az}$$

$$\text{积分第一式得 } \ln x = \ln y + \ln C_1, \text{ 即 } \frac{x}{y} = C_1$$

$$\text{积分第二式得 } 2 \ln y + \ln z = \ln C_2, \text{ 即 } y^2 z = C_2$$

流线则为  $C_1$  和  $C_2$  取常数时所得两曲面的交线。



### 第二题：

大部分同学都做得不错，有一位同学思路不对，并没有求流线方程。



## 第二次作业

三、一流动的速度场为  $\vec{V} = (x+1)t^2\vec{i} + (y+2)t^2\vec{j}$ , 试确定在  $t=1$  时通过  $(2, 1)$  点的轨迹线方程及流线方程。

解:

(i) 轨迹线微分方程为

$$\begin{cases} \frac{dx}{dt} = u = (x+1)t^2 \\ \frac{dy}{dt} = v = (y+2)t^2 \end{cases}$$

积分得 
$$\begin{cases} \ln(x+1) = \frac{1}{3}t^3 + C_1 \\ \ln(y+2) = \frac{1}{3}t^3 + C_2 \end{cases}$$

将  $t=1, x=2, y=1$  代入方程,  
解出  $C_1 = 3\ln 3, C_2 = 3\ln 3$

故过  $(2, 1)$  点的轨迹线方程为

$$\begin{cases} \ln(x+1) = \frac{1}{3}t^3 + 3\ln 3 \\ \ln(y+2) = \frac{1}{3}t^3 + 3\ln 3 \end{cases}$$





(ii) 流线方程为

$$\frac{dx}{(x+1)t^2} = \frac{dy}{(y+2)t^2}$$

消去 $t^2$ ，积分得

$$\ln(x+1) = \ln(y+2) + \ln C$$

即

$$x+1 = C(y+2)$$

将 $x=2$ ， $y=1$ 代入方程，得  $C=1$

故过(2,1)点的流线方程为  $x-y=1$

---



### 第三题：

有**4**位同学做错，基本上都是因为计算问题，在这一题上，结果的表达形式可以有**很多种**。

---



## 第二次作业

四、已知流场中的速度分布为

$$\begin{cases} u = yz + t \\ v = xz - t \\ w = xy \end{cases}$$

(i) 试问此流动是否定常？ (ii) 求流体质点在通过场中(1, 1, 1)点时的加速度。

**解：** (i) 由于 $u$ ,  $v$ 与时间有关，故流动为非定常的。

(ii) 流场中的加速度分布为

$$\begin{cases} a_x = \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} = 1 + (xz - t)z + xy^2 \\ a_y = \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} = -1 + (yz + t)z + x^2 y \\ a_z = \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} = (yz + t)y + (xz - t)x \end{cases} \longrightarrow \begin{cases} a_x = 3 - t \\ a_y = 1 + t \\ a_z = 2 \end{cases}$$



### 第四题：

(1) 有**1**位同学认为流动定常，也就是定常非定常概念还不清楚。

(2) 有**4**位同学计算错误导致做错。

---



五、试证明无旋流动的加速度场为一有势场。

方法一

**证明：** 设速度场为  $\vec{V}(x, y, z, t)$ ，则加速度场为

$$\frac{D\vec{V}}{Dt} = \frac{\partial \vec{V}}{\partial t} + (\vec{V} \cdot \nabla)\vec{V} = \frac{\partial \vec{V}}{\partial t} + \nabla\left(\frac{\vec{V}^2}{2}\right) - \vec{V} \times \nabla \times \vec{V}$$

对无旋流动， $\vec{\Omega} = \nabla \times \vec{V} = 0$ ，故  $\frac{D\vec{V}}{Dt} = \frac{\partial \vec{V}}{\partial t} + \nabla\left(\frac{\vec{V}^2}{2}\right)$

对上式  
取旋度

$$\begin{aligned} \nabla \times \frac{D\vec{V}}{Dt} &= \nabla \times \frac{\partial \vec{V}}{\partial t} + \nabla \times \nabla\left(\frac{\vec{V}^2}{2}\right) \\ &= \frac{\partial}{\partial t}(\nabla \times \vec{V}) + \nabla \times \nabla\left(\frac{\vec{V}^2}{2}\right) \\ &= 0 \end{aligned}$$

无旋必有势，  
故无旋流动  
的加速度场  
为一有势场。



## 方法二

证明：无旋流动的加速度场可表示为

$$\begin{aligned}\frac{D\vec{V}}{Dt} &= \frac{\partial\vec{V}}{\partial t} + \nabla\left(\frac{\vec{V}^2}{2}\right) - \vec{V} \times \nabla \times \vec{V} \\ &= \frac{\partial}{\partial t}(\nabla\varphi) + \nabla\left(\frac{\vec{V}^2}{2}\right) \\ &= \nabla\left(\frac{\partial\varphi}{\partial t}\right) + \nabla\left(\frac{\vec{V}^2}{2}\right) \\ &= \nabla\left(\frac{\partial\varphi}{\partial t} + \frac{\vec{V}^2}{2}\right)\end{aligned}$$

该式表明无旋流动的加速度是一标量函数  $\left(\frac{\partial\varphi}{\partial t} + \frac{\vec{V}^2}{2}\right)$  的梯度，故此标量函数即为加速度势。



### 第五题:

有两位同学没有做，另外，除了答案所提供的两种方式，很多同学选择了直接硬算出加速度的偏导最终得到证明。

---



## 第二次作业

六、设两流动的速度场分别为

$$(a) \vec{V} = (-\Omega y, \Omega x, 0)$$

$$(b) \vec{V} = (-\Omega y / r^2, \Omega x / r^2, 0)$$

其中 $\Omega$ 为常数， $r^2 = x^2 + y^2$ 。(i) 两流动的流线方程式；(ii) 判断流动是有旋还是无旋，并求无旋流动的速度势。

解：(a)  $\vec{V} = -\Omega y \vec{i} + \Omega x \vec{j} + 0 \vec{k}$ ,

其流线方程为

$$\frac{dx}{-\Omega y} = \frac{dy}{\Omega x} = \frac{dz}{0}$$

故有 $dz = 0$ ，即 $z = C_1$ ，则 $\Omega x dx = -\Omega y dy$ ，

积分得

$$x^2 + y^2 = C$$

即流线为同心圆族。

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

$\frac{\partial v}{\partial x} = \Omega$ ， $\frac{\partial u}{\partial y} = -\Omega$ ，则

$$\frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} = \Omega - (-\Omega) = 2\Omega$$

流动是有旋的，绕 $z$ 轴的旋转角速度为 $\Omega$ 。





## 第二次作业

$$(b) \vec{V} = -\Omega y / r^2 \vec{i} + \Omega x / r^2 \vec{j} + 0 \vec{k},$$

其流线方程为

$$\frac{dx}{-\Omega y / r^2} = \frac{dy}{\Omega x / r^2} = \frac{dz}{0}$$

故有  $dz = 0$ , 即  $z = C_1$ ,

$$\text{则 } \frac{\Omega x}{r^2} dx = \frac{-\Omega y}{r^2} dy,$$

消去  $\Omega / r^2$  并积分得

$$x^2 + y^2 = C$$

即流线方程与情况(a)相同。

$$\text{由于 } \frac{\partial w}{\partial y} = 0 = \frac{\partial v}{\partial z}, \quad \frac{\partial u}{\partial z} = 0 = \frac{\partial w}{\partial x},$$

$$\frac{\partial v}{\partial x} = \frac{\Omega(y^2 - x^2)}{(x^2 + y^2)^2} = \frac{\partial u}{\partial y},$$

所以流动是无旋的。

积分路径  $(0, 0) \rightarrow (0, y) \rightarrow (x, y)$ ,

则速度势为

$$\begin{aligned} \varphi &= \int \frac{-\Omega y}{r^2} dx + \int \frac{\Omega x}{r^2} dy \\ &= -\Omega \int_0^x \frac{y}{x^2 + y^2} dx + \Omega \int_0^y \frac{0}{0 + y^2} dy \\ &= -\Omega y \left( \frac{1}{y} \arctan \frac{x}{y} \right) + C \\ &= -\Omega \arctan \frac{x}{y} + C \end{aligned}$$



## 第六题：

(1) 求流线方程，都没有问题。

(2) 要求速度势需要积分，有**4**位同学积分算错，另外有**18**位同学在积分的最后没有加上常数项**C**，即 $-\Omega \arctan \frac{x}{y}$ 。



七、已知流动的速度分布为

$$\begin{cases} u = ay(y^2 - x^2) \\ v = ax(y^2 - x^2) \end{cases}$$

其中  $a$  为常数。(i) 试求流线方程，并绘出流线图；(ii) 判断流动是否有旋，若无旋，则求速度势并绘出等势线。

解：

(i) 流线方程 
$$\frac{dx}{ay(y^2 - x^2)} = \frac{dy}{ax(y^2 - x^2)}$$

消去  $a(y^2 - x^2)$  得 
$$xdx = ydy$$

积分得 
$$x^2 - y^2 = C$$

若  $C$  取一系列不同数值，则可得  
流线族（双曲线族）。

---

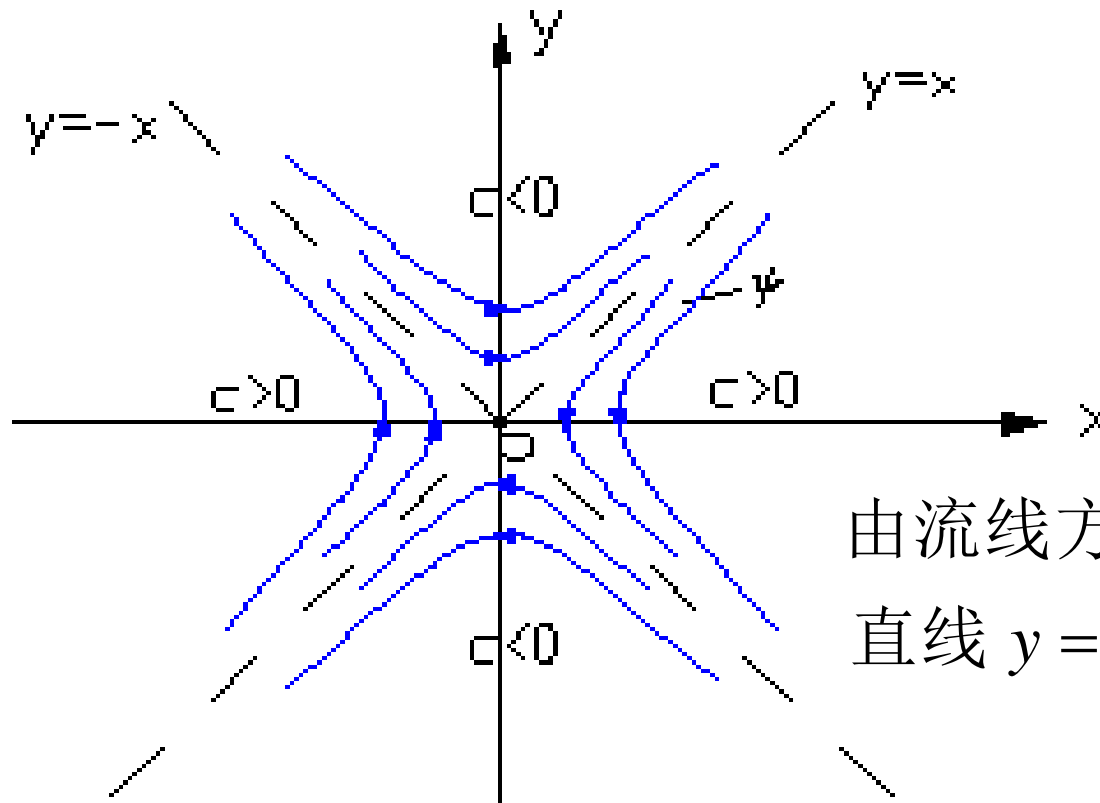


## 第二次作业

至于流线的指向，可由速度分布  $u = ay(y^2 - x^2), v = ax(y^2 - x^2)$  来确定：

对  $y > 0$ ，当  $|y| > |x|$  时， $u > 0$ ，当  $|y| < |x|$  时， $u < 0$ ；

对  $y < 0$ ，当  $|y| > |x|$  时， $u < 0$ ，当  $|y| < |x|$  时， $u > 0$ ；



由流线方程可知，  
直线  $y = \pm x$  为流线的渐近线。



## (ii) 检验流动有旋或无旋

$$\frac{\partial v}{\partial x} = \frac{\partial}{\partial x} ax(y^2 - x^2) = a(y^2 - x^2) - 2ax^2 = a(y^2 - 3x^2)$$

$$\frac{\partial u}{\partial y} = \frac{\partial}{\partial y} ay(y^2 - x^2) = a(y^2 - x^2) + 2ay^2 = a(3y^2 - x^2)$$

因  $\frac{\partial v}{\partial x} \neq \frac{\partial u}{\partial y}$ ，故流动是有旋的，不存在速度势。

---



### 第七题:

(1) 流线方程都没有问题，有部分同学考虑了 $a < 0$ 的情况，因此多出来一个图，而又18位同学在绘图上出现了问题，一种是没有考虑到等势线的方向，另一种，是没有考虑到**C**的正负，因此图中只有两条线。

(2) 第二问判断有旋同学们都没有问题。

---



八、设有粘性流体流过一平板的表面。已知平板近旁的速度分布为  $u = u_0 \sin \frac{\pi y}{2a}$ ，其中  $u_0$ ， $a$  为常数， $y$  为至平板的距离。试求平板上的变形速度。

解：由速度分布可知，变形速度（平板上  $y = 0$ ）为

$$\varepsilon_{xx} = \frac{\partial u}{\partial x} \Big|_{y=0} = 0, \quad \varepsilon_{yy} = \frac{\partial v}{\partial y} \Big|_{y=0} = 0, \quad \varepsilon_{zz} = \frac{\partial w}{\partial z} \Big|_{y=0} = 0,$$

$$\varepsilon_{yz} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z} \right) \Big|_{y=0} = 0, \quad \varepsilon_{zx} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} \right) \Big|_{y=0} = 0,$$

$$\varepsilon_{xy} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y} \right) \Big|_{y=0} = \frac{1}{2} u_0 \cos\left(\frac{\pi y}{2a}\right) \cdot \frac{\pi}{2a} \Big|_{y=0} = \frac{\pi u_0}{4a}$$



### 第八题:

本题一共有**19**位同学做错，在列公式上都没有问题，错的原因，一是未将 **$y=0$** 代入式子中进行计算；二是求导的过程中计算错误。

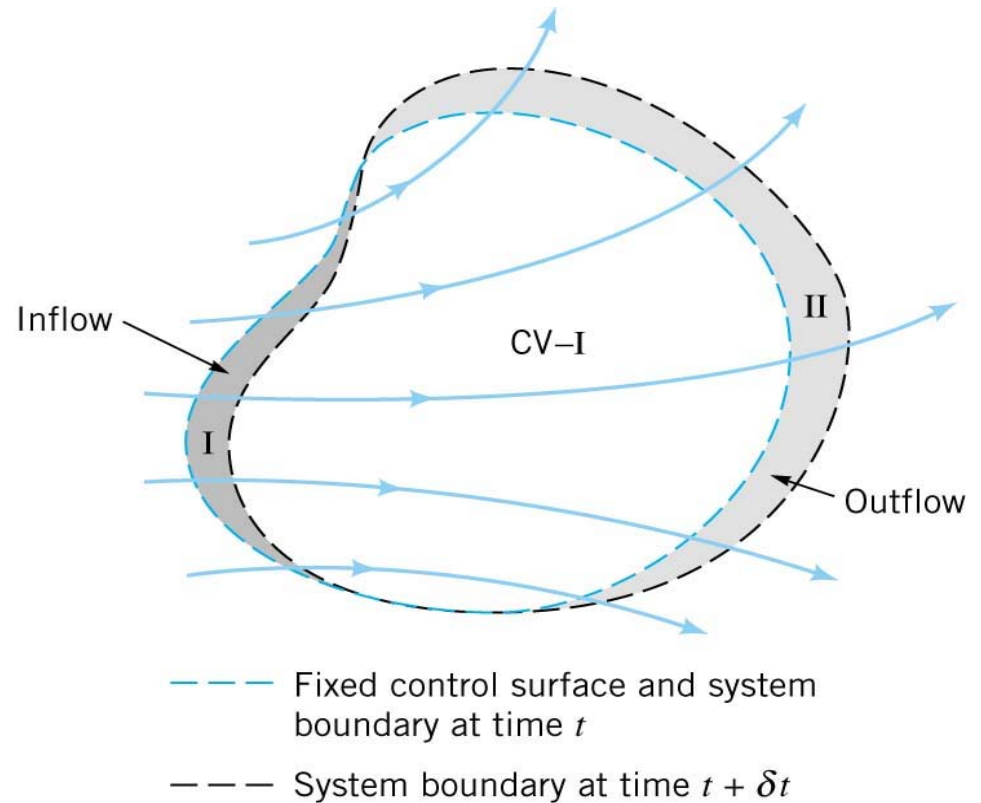
---





• 雷诺输运定理(RTT)

$$\begin{aligned} & \frac{d}{dt} \iiint_{MV} G dV \\ &= \frac{\partial}{\partial t} \iiint_{CV} G dV + \iint_{CS} G \mathbf{V} \cdot \mathbf{n} dA \end{aligned}$$





• 连续方程(质量守恒方程)

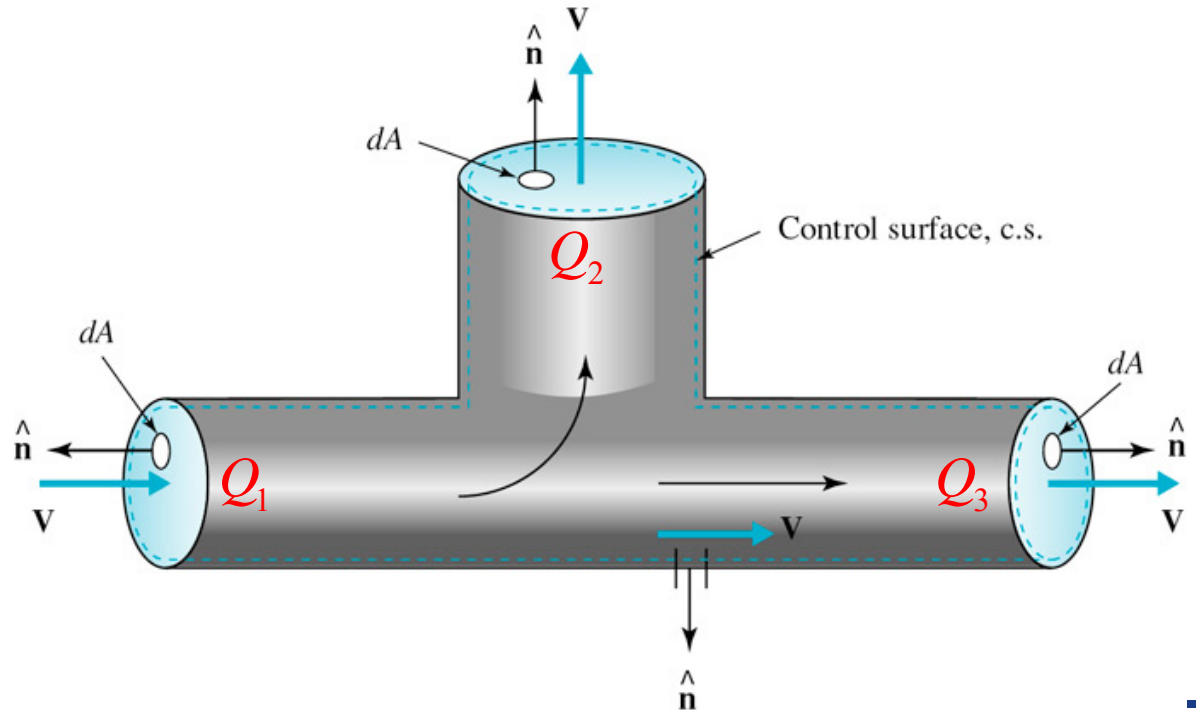
$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \mathbf{V}) = 0$$

$$\frac{D\rho}{Dt} + \rho \nabla \cdot \mathbf{V} = 0$$

不可压缩流体:  $\nabla \cdot \mathbf{V} = 0$

$$\oiint_{CS} \rho \mathbf{V} \cdot \mathbf{n} dA = 0$$

$$Q_1 = Q_2 + Q_3$$





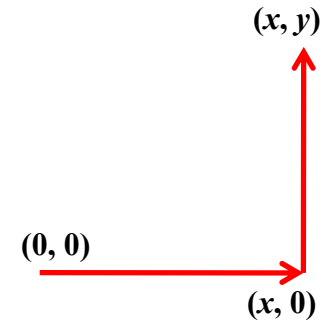
- **流函数：** 二维不可压流体的流动，均存在流函数。

$$\psi = \int -v dx + u dy \quad \longleftrightarrow \quad \begin{cases} \frac{\partial \psi}{\partial x} = -v \\ \frac{\partial \psi}{\partial y} = u \end{cases}$$

- **速度势 (velocity potential)**  
—— 针对无旋运动流体。
- **流函数 (stream function)**  
—— 针对不可压缩流体。



**例子1:** 已知二维速度分布  $u = 2xy$ ,  $v = x^2 - y^2$ ,  
求速度势和流函数。



**解:** 由于  $\Omega_z = \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} = 2x - 2x = 0$ , 所以存在速度势。

$$\begin{aligned}\phi &= \int u \, dx + v \, dy = \int 2xy \, dx + (x^2 - y^2) \, dy \\ &= \int_{(0,0)}^{(x,0)} + \int_{(x,0)}^{(x,y)} = 0 + \int_{(x,0)}^{(x,y)} (x^2 - y^2) \, dy = x^2 y - \frac{1}{3} y^3 + C_1\end{aligned}$$

由于  $\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 2y - 2y = 0$ , 所以存在流函数。

$$\begin{aligned}\psi &= \int -v \, dx + u \, dy = \int -(x^2 - y^2) \, dx + 2xy \, dy \\ &= \int_{(0,0)}^{(x,0)} + \int_{(x,0)}^{(x,y)} = -\frac{x^3}{3} + xy^2 + C_2\end{aligned}$$



**例子 2** 已知下列不可压缩流体无旋运动的速度势，求流函数。

$$(1) \phi = x / (x^2 + y^2) \quad (2) \phi = \frac{m}{2\pi} \ln r \quad (m = \text{const})$$

**解:**

$$(1) \quad u = \frac{\partial \phi}{\partial x} = \frac{(x^2 + y^2) - 2x^2}{(x^2 + y^2)^2} = \frac{y^2 - x^2}{(x^2 + y^2)^2}, \quad v = \frac{\partial \phi}{\partial y} = \frac{-2xy}{(x^2 + y^2)^2}$$

$$\frac{\partial u}{\partial x} = \frac{-2x(x^2 + y^2)^2 - (y^2 - x^2) \cdot 2(x^2 + y^2) \cdot 2x}{(x^2 + y^2)^4} = \frac{2x^5 - 4x^3y^2 - 6xy^4}{(x^2 + y^2)^4}$$

$$\frac{\partial v}{\partial y} = \frac{-2x(x^2 + y^2)^2 + 2xy \cdot 2(x^2 + y^2) \cdot 2y}{(x^2 + y^2)^4} = \frac{-2x^5 + 4x^3y^2 + 6xy^4}{(x^2 + y^2)^4}$$

因  $\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0$ ，故存在流函数  $\psi$ 。



由  $v = -\frac{\partial \psi}{\partial x}$  得:

$$\psi = \int \frac{2xy}{(x^2 + y^2)^2} dx + f(y) = y \int \frac{1}{(x^2 + y^2)^2} d(x^2 + y^2) + f(y) = -\frac{y}{x^2 + y^2} + f(y)$$

因  $u = \frac{\partial \psi}{\partial y} = -\frac{x^2 + y^2 - 2y^2}{(x^2 + y^2)^2} + f'(y) = \frac{y^2 - x^2}{(x^2 + y^2)^2}$  , 所以有:

$$f'(y) = 0 \quad \longrightarrow \quad f(y) = C$$

因此得流函数:

$$\psi = -\frac{y}{x^2 + y^2} + C$$



本题转换成极坐标更为方便。极坐标与直角坐标的关系：

$$x = r \cos \theta, \quad y = r \sin \theta, \quad v_r = \frac{\partial \phi}{\partial r}, \quad v_\theta = \frac{\partial \phi}{r \partial \theta}$$
$$\nabla \cdot \mathbf{V} = \frac{\partial (r v_r)}{\partial r} + \frac{\partial v_\theta}{\partial \theta}$$

因此：
$$\phi(x, y) = \phi(r, \theta) = \frac{r \cos \theta}{r^2} = \frac{\cos \theta}{r}$$

$$v_r = \frac{\partial \phi}{\partial r} = -\frac{\cos \theta}{r^2}, \quad v_\theta = \frac{\partial \phi}{r \partial \theta} = -\frac{\sin \theta}{r^2}$$

$$\frac{\partial (r v_r)}{\partial r} = \frac{\partial}{\partial r} \left( -\frac{\cos \theta}{r} \right) = \frac{\cos \theta}{r^2}, \quad \frac{\partial v_\theta}{\partial \theta} = -\frac{\cos \theta}{r^2}$$

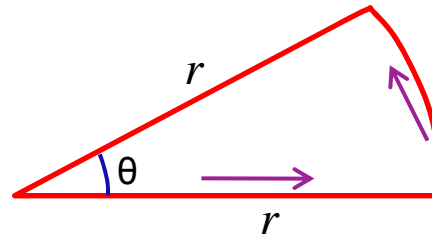
因  $\frac{\partial (r v_r)}{\partial r} + \frac{\partial v_\theta}{\partial \theta} = 0$ ，所以存在流函数 $\psi$ 。



极坐标下的流函数为:

$$\psi = \int v_r r d\theta - v_\theta dr = \int -\frac{\cos \theta}{r} d\theta + \frac{\sin \theta}{r^2} dr = -\frac{\sin \theta}{r}$$

选取积分路径为  $(0, 0) \rightarrow (r, 0) \rightarrow (r, \theta)$





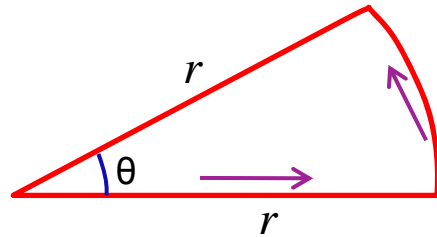


$$(2) \quad v_r = \frac{\partial \phi}{\partial r} = \frac{m}{2\pi r}, \quad v_\theta = \frac{\partial \phi}{r \partial \theta} = 0$$

因  $\frac{\partial(rv_r)}{\partial r} + \frac{\partial v_\theta}{\partial \theta} = 0$ ，所以存在流函数 $\psi$ 。

选取积分路径为  $(0, 0) \rightarrow (r, 0) \rightarrow (r, \theta)$

$$\psi = \int v_r r d\theta - v_\theta dr = \int \frac{m}{2\pi r} r d\theta = \frac{m}{2\pi} \theta + C$$





## 3.5 动量方程

**动量守恒原理：**物体动量变化率等于作用在物体上的力。

$$\vec{F} = m\vec{a} = m \frac{d\vec{V}}{dt} = \frac{d(m\vec{V})}{dt}$$



## 3.5 动量方程

在给出动量方程前，先推导一个关系式。

在RTT中，取  $G = \rho \mathbf{V}$ ，则有：

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \iiint_{MV} \rho \mathbf{V} dV &= \iiint_{CV} \frac{\partial \rho \mathbf{V}}{\partial t} dV + \iint_{CS} \rho \mathbf{V} \mathbf{V} \cdot \mathbf{n} dS \\ &= \iiint_{CV} \left[ \frac{\partial \rho}{\partial t} \mathbf{V} + \rho \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \mathbf{V} \mathbf{V}) \right] dV \\ &= \iiint_{CV} \left\{ \cancel{\mathbf{V} \left[ \frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \mathbf{V}) \right]} + \rho \left[ \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial t} + \mathbf{V} \cdot \nabla \mathbf{V} \right] \right\} dV \\ &= \iiint_{CV} \rho \frac{D \mathbf{V}}{D t} dV = \iiint_{MV} \rho \frac{d \mathbf{V}}{d t} dV \end{aligned}$$

即：

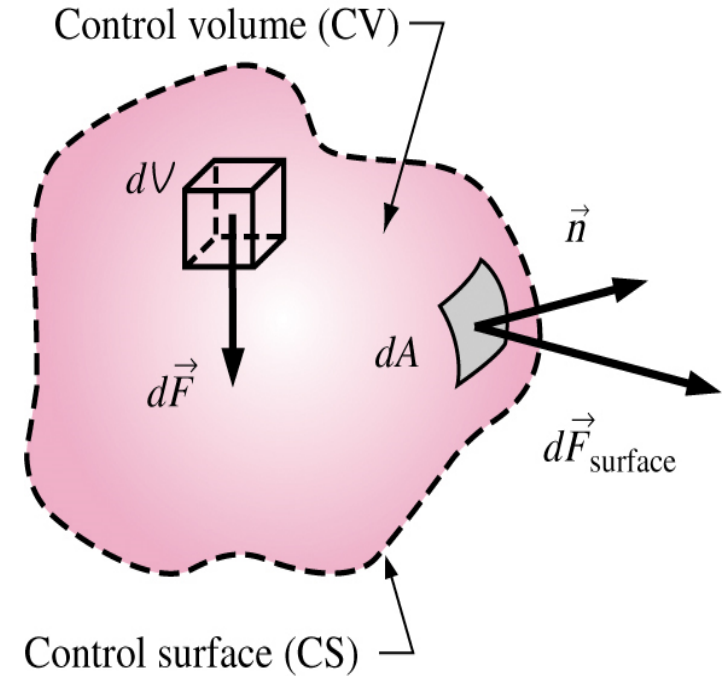
$$\frac{d}{dt} \iiint_{MV} \rho \mathbf{V} dV = \iiint_{MV} \rho \frac{d \mathbf{V}}{d t} dV = \iiint_{CV} \rho \frac{D \mathbf{V}}{D t} dV$$



## 3.5 动量方程

由动量守恒原理：流体微团的动量变化率等于作用在流体微团上的力，即：

$$\underbrace{\frac{d}{dt} \iiint_{MV} \rho \mathbf{V} dV}_{\text{rate of change of momentum}} = \underbrace{\iint_{MS} \mathbf{s} dA}_{\text{surface stress}} + \underbrace{\iiint_{MV} \rho \mathbf{g} dV}_{\text{body force}}$$



左边第一项：
$$\iint_{MS} \mathbf{s} dS = \iint_{MS} \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{n} dS = \iiint_{MV} \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma} dV$$

因此：
$$\frac{d}{dt} \iiint_{MV} \rho \mathbf{V} dV = \iiint_{MV} \rho \frac{d\mathbf{V}}{dt} dV = \iiint_{MV} (\rho \mathbf{g} + \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}) dV$$



### 3.5 动量方程

由于**MV(CV)**任意取，所以有：

$$\rho \frac{d\mathbf{V}}{dt} = \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma} + \rho \mathbf{g}$$

$$\rho \left( \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial t} + \mathbf{V} \cdot \nabla \mathbf{V} \right) = \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma} + \rho \mathbf{g} \quad \text{or} \quad \rho \left( \frac{\partial u_i}{\partial t} + u_j \frac{\partial u_i}{\partial x_j} \right) = \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j} + \rho g_i$$

上式就是**动量方程**(momentum equation)。

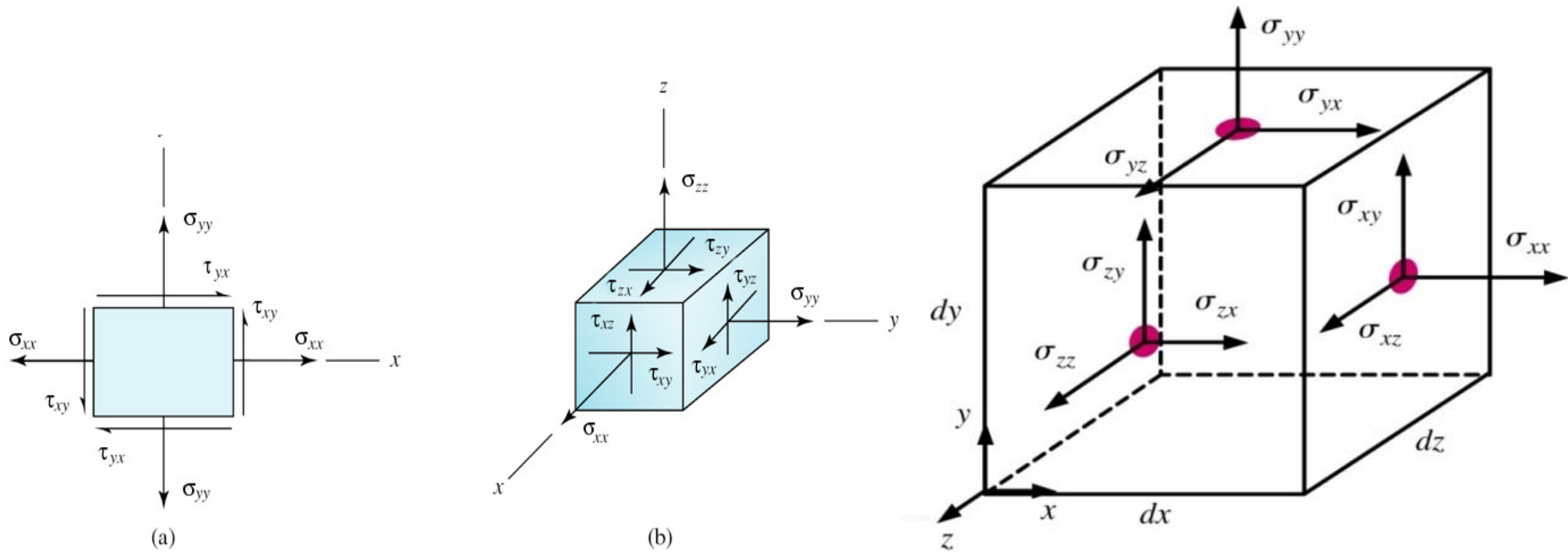


### 3.5 动量方程

表面力的表示：表面力是二阶张量。

$$\boldsymbol{\sigma} = \begin{bmatrix} \sigma_{xx} & \tau_{xy} & \tau_{xz} \\ \tau_{yx} & \sigma_{yy} & \tau_{yz} \\ \tau_{zx} & \tau_{zy} & \sigma_{zz} \end{bmatrix} = \sigma_{ij} \quad (i, j = 1, 2, 3)$$

第一个下标表示表面力作用所在的面(法线方向)，第二个下标表示表面力的分量。





### 3.5 动量方程

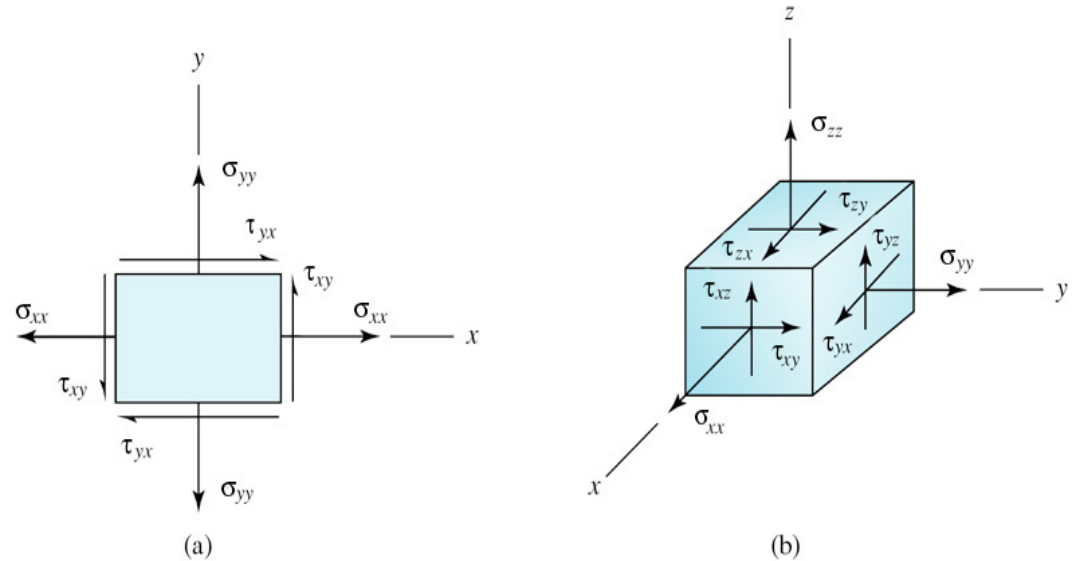
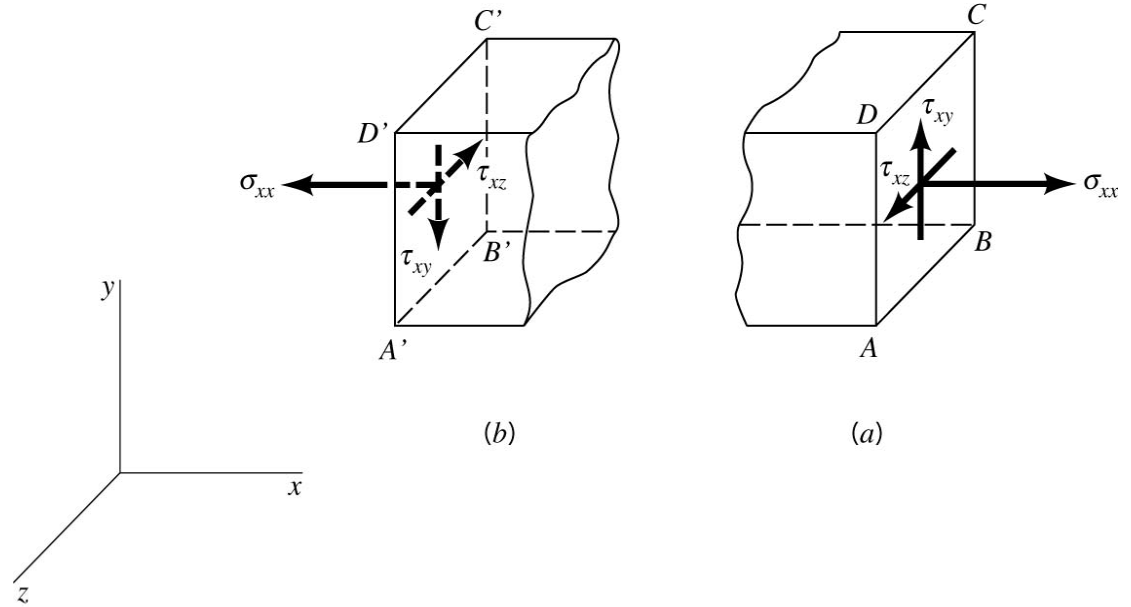
由微团的平衡关系可知：

$$\tau_{ij} = \tau_{ji} \quad (i \neq j)$$

所以表面力张量是对称张量。由于法向力为压力，因此把表面力改写为：

$$\sigma_{ij} = -p\delta_{ij} + \tau_{ij}$$

$$\delta_{ij} = \begin{cases} 1 & \text{for } i = j \\ 0 & \text{for } i \neq j \end{cases}$$





## 3.5 动量方程

上述方程共有七个未知量：三个  $u_i$ ，一个压力  $p$ ，三个  $\tau_{ij}$ 。控制方程只有四个：三个动量方程，一个连续方程。

为了上述方程封闭，需要建立**表面力与运动学的关系**(relations of the surface force and the kinematics)，即**应力与应变率**(stress vs strain-rate)的关系，或称为**本构方程**(constitutive equation)。

---





## 3.5 动量方程

应力与应变率关系的建立:

$$\sigma_{ij} = -p\delta_{ij} + \tau_{ij}$$

对**牛顿流体**(Newtonian fluid), 由牛顿内摩擦定律, 我们知道剪应力与速度梯度成线性关系。对于一个流体微团, 可以推广这个关系, 得到**广义牛顿内摩擦定律**, 即:

$$\tau_{ij} = C_{ijlm} \frac{\partial u_l}{\partial x_m}$$

这里  $C_{ijlm}$  是四阶张量系数, 即有  $3^4 = 81$  个系数。由张量定理可知, 四阶张量可以由二阶张量组成, 即:

$$C_{ijlm} = \lambda \delta_{ij} \delta_{lm} + \mu (\delta_{il} \delta_{jm} + \delta_{im} \delta_{jl})$$

81个系数现在就减为两个, 即 $\lambda$ 和 $\mu$ 。



## 3.5 动量方程

$$C_{ijlm} = \lambda \delta_{ij} \delta_{lm} + \mu (\delta_{il} \delta_{jm} + \delta_{im} \delta_{jl})$$

把上面二阶形式系数代入剪应力公式，整理得：

$$\tau_{ij} = C_{ijlm} \frac{\partial u_l}{\partial x_m} = \lambda \frac{\partial u_l}{\partial x_l} \delta_{ij} + \mu \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

所以可以得到总表面力与应变率关系：

$$\sigma_{ij} = -p \delta_{ij} + \tau_{ij} = \left( -p + \lambda \frac{\partial u_l}{\partial x_l} \right) \delta_{ij} + \mu \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$



## 3.5 动量方程

对不可压缩流体，有： $\nabla \cdot \mathbf{v} = \frac{\partial u_i}{\partial x_i} = 0$

得到：
$$\tau_{ij} = \mu \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

所以，不可压缩流体总表面力与应变率关系：

$$\sigma_{ij} = -p\delta_{ij} + \tau_{ij} = -p\delta_{ij} + \mu \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$



## 3.5 动量方程

把不可压流体的表面力与应变率关系代入动量方程：

$$\sigma_{ij} = -p \delta_{ij} + \mu \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

动量方程：

$$\rho \left( \frac{\partial u_i}{\partial t} + u_j \frac{\partial u_i}{\partial x_j} \right) = \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j} + \rho g_i$$

$$\begin{aligned} \rho \left( \frac{\partial u_i}{\partial t} + u_j \frac{\partial u_i}{\partial x_j} \right) &= \frac{\partial \left( -p \delta_{ij} + \mu \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) \right)}{\partial x_j} + \rho g_i \\ &= -\frac{\partial p}{\partial x_i} + \mu \left( \frac{\partial^2 u_i}{\partial x_j \partial x_j} + \frac{\partial^2 u_j}{\partial x_j \partial x_i} \right) + \rho g_i \\ &= -\frac{\partial p}{\partial x_i} + \mu \left( \frac{\partial^2 u_i}{\partial x_j \partial x_j} \right) + \rho g_i \end{aligned}$$



## 3.5 动量方程

得到不可压流体的动量方程为：

$$\rho \left( \frac{\partial u_i}{\partial t} + u_j \frac{\partial u_i}{\partial x_j} \right) = - \frac{\partial p}{\partial x_i} + \rho g_i + \mu \frac{\partial^2 u_i}{\partial x_j^2} \quad (i, j = 1, 2, 3)$$

$$\text{or} \quad \frac{\partial u_i}{\partial t} + u_j \frac{\partial u_i}{\partial x_j} = - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x_i} + g_i + \nu \frac{\partial^2 u_i}{\partial x_j^2}$$

(I)      (II)      (III)      (IV)      (V)

where  $\nu = \mu/\rho$  is the kinematic viscosity

或写成张量形式：

$$\rho \left( \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial t} + \mathbf{V} \cdot \nabla \mathbf{V} \right) = -\nabla p + \rho \mathbf{g} + \mu \nabla^2 \mathbf{V}$$



### 3.5 动量方程

各项的物理意义:

局部加速度(local acceleration)

变位加速度, 对流加速度(convective acceleration), 惯性项(inertia), 非线性项

$$\rho \left( \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial t} + \mathbf{V} \cdot \nabla \mathbf{V} \right) = -\nabla p + \mu \nabla^2 \mathbf{V} + \rho \mathbf{g}$$

压力梯度(pressure gradient)

粘性扩散项(viscous diffusion owing to molecular viscosity of the fluid)

重力(gravity), 体积力



### 3.5 动量方程

在实际工程问题中，可以推出简单实用的动量方程。

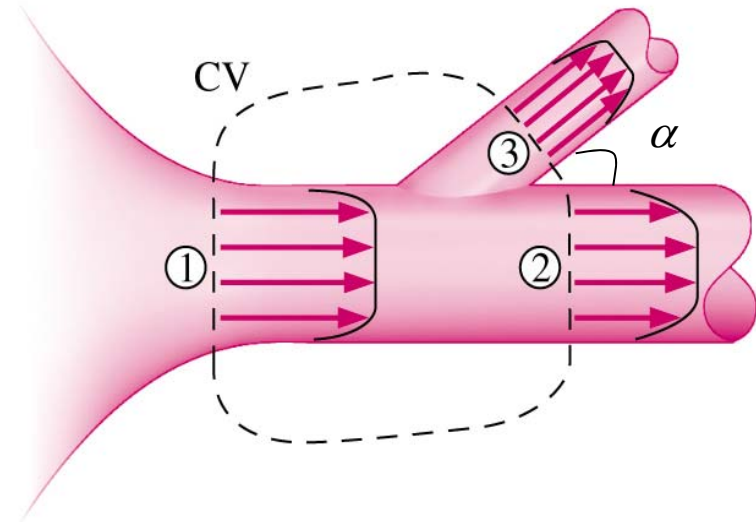
如图，根据**动量守恒**：控制体的动量变化率等于作用在控制体上的力，即：

$$F_x = -Q_1 V_1 + Q_2 V_2 + Q_3 V_3 \cos \alpha$$

$$F_y = Q_3 V_3 \sin \alpha$$

根据**质量守恒**：

$$Q_1 = Q_2 + Q_3 \quad \Rightarrow \quad \rho S_1 V_1 = \rho S_2 V_2 + \rho S_3 V_3$$



- $Q$ : 流量
- $V$ : 速度
- $S$ : 截面面积
- $F$ : 作用在CV流体上的力



## 3.6 流体运动基本控制方程

由连续方程和动量方程组成了流体运动的基本控制方程。

对于不可压牛顿流体，流体运动的基本控制方程为：

连续方程：

$$\nabla \cdot \mathbf{V} = 0$$

动量方程：

$$\frac{\partial \mathbf{V}}{\partial t} + \mathbf{V} \cdot \nabla \mathbf{V} = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \mathbf{g} + \nu \nabla^2 \mathbf{V}$$

这个方程组有四个未知量：三个  $u_i$ ，一个压力  $p$ ，控制方程有四个，因此方程组是封闭的。

这个方程组称为Navier-Stokes方程，简称NS方程。