

上海交通大学试卷

(2008 至 2009 学年 第 2 学期)

班级号 _____ 学号 _____ 姓名 _____

课程名称 _____ 船舶流体力学 _____ 成绩 _____

我承诺，我将严格遵守考试纪律。

承诺人： _____

题号										
得分										
批阅人(流水阅卷教师签名处)										

一、简答题 (每题 5 分, 共 25 分)

(1) 根据边界层理论, 大雷诺数下均匀绕流物体流动的流场可以划分为几个区, 分别是什么区, 各区的流动有什么特点。

大雷诺数下均匀绕流物体表面的流场划分为三个区域, 即边界层、外部势流和尾涡区。

(2) 流体微团的运动形式有哪几种? 写出它们的数学表达式。

流体微团的运动速度可以分解为四部分, 即 (1) 平移运动速度; (2) 旋转运动速度; (3) 线变形运动速度; (4) 角变形运动速度。

$$\mathbf{V} = \mathbf{V}_0 + \mathbf{E} \cdot \delta \mathbf{r} + \boldsymbol{\omega} \times \delta \mathbf{r}$$

$$\mathbf{E} = e_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

$$\boldsymbol{\omega} = \frac{1}{2} \nabla \times \mathbf{V} = \frac{1}{2} \underbrace{\left(\frac{\partial w}{\partial y} - \frac{\partial v}{\partial z} \right)}_{\omega_x} \vec{i} + \frac{1}{2} \underbrace{\left(\frac{\partial u}{\partial z} - \frac{\partial w}{\partial x} \right)}_{\omega_y} \vec{j} + \frac{1}{2} \underbrace{\left(\frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} \right)}_{\omega_z} \vec{k}$$

(3) 浅水波的色散关系为 $\omega^2 = ghk^2$ ，写出浅水波波速与波长的关系，以及波周期与波长的关系。

$$c_s^2 = gh \qquad T^2 = \frac{\lambda^2}{gh}$$

(4) 什么是流体阻力？理想流体和粘性流体的流体阻力有什么不同，为什么？

物体在流体中受到与来流方向或与物体运动方向相同的作用力，称为流体阻力。

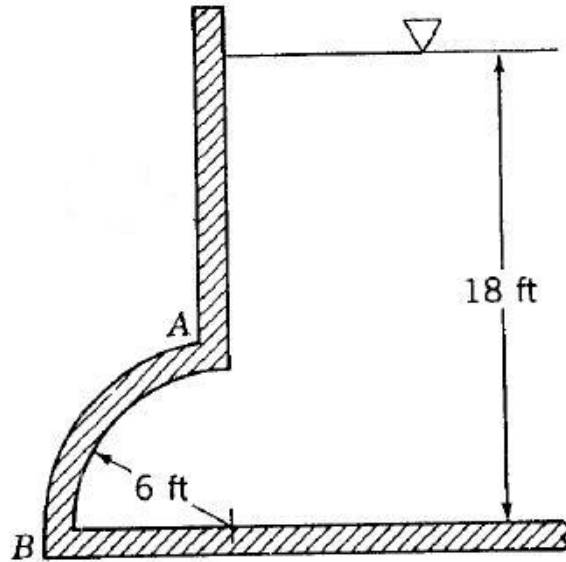
在理想流体中，只受到压差阻力；

在粘性阻力中，受到摩擦阻力和压差阻力。

(5) 写出 Euler 数的表达式，指出它的物理意义。

$$\frac{P}{\rho U^2} = \text{Euler 数 (E)} = \frac{\text{压力}}{\text{惯性力}}$$

二、 用一个复杂柱形水桶盛水，水桶的前后柱长为 4 ft，柱形水桶的横截面形状和尺寸如图所示，水的比重为 62.4 lb/ft^3 。求作用在四分之一圆柱 AB 上的总的水压力。 (12 分)



解:

$$\text{水平方向: } F_H = \gamma h_{c1} A_1 = (62.4 \text{ lb/ft}^3)(15 \text{ ft})(6 \text{ ft} \times 4 \text{ ft}) = 22500 \text{ lb}$$

$$\text{垂直方向: } F_V = \gamma(V_F - V_C) = (62.4 \text{ lb/ft}^3) \left(18 \text{ ft} \times 6 \text{ ft} \times 4 \text{ ft} - \frac{\pi}{4} (6 \text{ ft})^2 \times 4 \text{ ft} \right) = 19900 \text{ lb}$$

$$\text{合力: } F = \sqrt{F_H^2 + F_V^2} =$$

三、 一个三维不可压流体流动只给出了 x 和 y 方向的速度场:

$$u = 6xy^2, \quad v = -4y^2z, \quad \text{试确定 } z \text{ 方向的速度场。} \quad (12 \text{ 分})$$

$$\text{解: 由于要满足不可压条件: } \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = 0 \Rightarrow \frac{\partial w}{\partial z} = -\frac{\partial u}{\partial x} - \frac{\partial v}{\partial y} = -6y^2 + 8yz$$

$$\text{对 } z \text{ 积分: } \int dw = \int 8yz dz - \int 6y^2 dz + f(x, y)$$

$$\text{得到: } w = 4yz^2 - 6y^2z + f(x, y)$$

四、 一个二维不可压流体流动的速度势为: $\phi = x^3 - 3xy^2$

a) 求对应流动的流函数;

b) 如果在原点(0, 0)处, 流函数值为 0, 求经过原定(0, 0)的流线的斜率, 并画出这些流线。 (12 分)

解: 1) $u = \frac{\partial \psi}{\partial y} = \frac{\partial \phi}{\partial x} = 3x^2 - 3y^2$

积分得到: $\int d\psi = \int (3x^2 - 3y^2) dy \Rightarrow \psi = 3\left(x^2y - \frac{y^3}{3}\right) + f(x)$

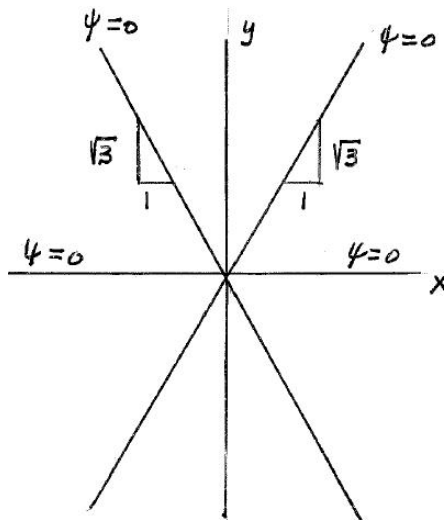
同样有: $v = -\frac{\partial \psi}{\partial x} = \frac{\partial \phi}{\partial y} = -6xy$

得到: $-6xy - f'(x) = -6xy \Rightarrow f(x) = C$

因此: $\psi = 3\left(x^2y - \frac{y^3}{3}\right) + C$

2) 当流线通过原点时, $x=0, y=0, \psi=0$, 因此得到: $C=0$

通过原点的流线是: $3\left(x^2y - \frac{y^3}{3}\right) = 0 \Rightarrow y = \pm\sqrt{3}x$



五、平板边界层的速度剖面为:

$$\begin{cases} \frac{u}{U} = \frac{4}{3}\left(\frac{y}{\delta}\right), & \text{when } 0 \leq y < \frac{1}{2}\delta \\ \frac{u}{U} = \frac{1}{3} + \frac{2}{3}\left(\frac{y}{\delta}\right), & \text{when } \frac{1}{2}\delta \leq y < \delta \\ \frac{u}{U} = 1, & \text{when } y \geq \delta \end{cases}$$

流体动力粘性系数为 μ ，用边界层动量积分方程 $\frac{\tau_w}{\rho U^2} = \frac{d\theta}{dx}$ ，求边界层厚度 δ 表达式。（12分）

解： $\tau_w = \mu \frac{\partial u}{\partial y} \Big|_{y=0} = \mu U \left(\frac{4}{3\delta} \right)$ ，令 $Y = \frac{y}{\delta}$

$$\theta = \int_0^\delta \frac{u}{U} \left(1 - \frac{u}{U} \right) dy = \int_0^{\frac{1}{2}\delta} \frac{u}{U} \left(1 - \frac{u}{U} \right) dy + \int_{\frac{1}{2}\delta}^\delta \frac{u}{U} \left(1 - \frac{u}{U} \right) dy$$

$$= \delta \int_0^{\frac{1}{2}} \frac{4}{9} (3Y - 4Y^2) dY + \delta \int_{\frac{1}{2}}^1 \frac{2}{9} (1 + 2Y)(1 - Y) dY = 0.1574\delta$$

代入 $\frac{\tau_w}{\rho U^2} = \frac{d\theta}{dx}$ 得到：

$$\delta d(0.1574\delta) = \frac{4\mu}{3\rho U} dx \Rightarrow \frac{1}{2}\delta^2 = \frac{4\mu x}{3 \times 0.1574\rho U}$$

$$\Rightarrow \delta = \sqrt{\frac{2\left(\frac{4}{3}\right)\mu x}{0.1574\rho U}} = 4.12\sqrt{\frac{\mu x}{\rho U}}$$

六、流体从一个大直径圆管突然流入一个小直径圆管，会出现压力降。这个压力降 Δp 与大圆管的直径 D_1 、小圆管的直径 D_2 、流体在大直径圆管中的流速 V ，流体密度 ρ ，动力粘性系数 μ 有关。试用 Π 定理描述压力降的关系式。

（12分）

解：

根据题意有： $\Delta p = f(D_1, D_2, V, \rho, \mu)$ ，各量的量纲为：

$$[\Delta p] = [FL^{-2}], [D_1] = [L], [D_2] = [L], [V] = [LT^{-1}],$$

$$[\rho] = [FL^{-3}], [\mu] = [FL^{-2}T]$$

由 Π 定理知道，有 $6 - 3 = 3$ 个无因次量：

$$\Pi_1 = \Delta p D_1^a V^b \mu^c \Rightarrow (FL^{-2})(L)^a (LT^{-1})^b (FL^{-2}T)^c = F^0 L^0 T^0 \quad \text{得到}$$

$$1 + c = 0$$

$$-2 + a + b - 2c = 0 \Rightarrow a = 1, b = -1, c = -1$$

$$-b + c = 0$$

因此: $\Pi_1 = \frac{\Delta p D_1}{V \mu}$

$\Pi_2 = D_2 D_1^a V^b \mu^c \Rightarrow (L)(L)^a (LT^{-1})^b (FL^{-2}T)^c = F^0 L^0 T^0$ 得到

$c = 0$

$1 + a + b - 2c = 0 \Rightarrow a = -1, b = 0, c = 0$

$-b + c = 0$

因此: $\Pi_2 = \frac{D_2}{D_1}$

$\Pi_3 = \rho D_1^a V^b \mu^c \Rightarrow (FL^{-4}T^2)(L)^a (LT^{-1})^b (FL^{-2}T)^c = F^0 L^0 T^0$ 得到

$1 + c = 0$

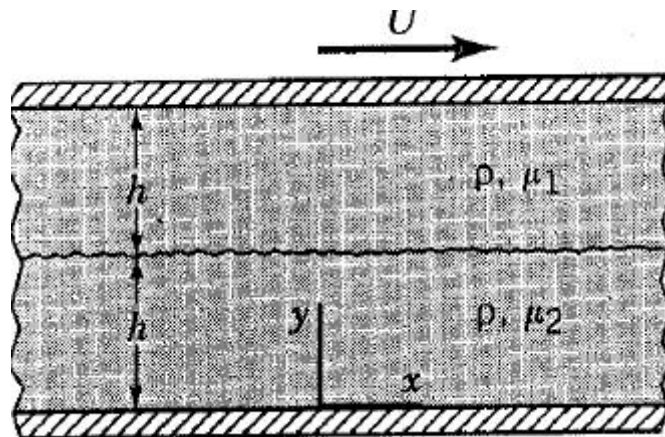
$-4 + a + b - 2c = 0 \Rightarrow a = 1, b = 1, c = -1$

$2 - b + c = 0$

因此: $\Pi_3 = \frac{\rho D_1 V}{\mu}$

最后得到: $\frac{\Delta p D_1}{V \mu} = \phi\left(\frac{D_2}{D_1}, \frac{\rho D_1 V}{\mu}\right)$

七、 如图所示，两块无限大平行平板之间是两层互不渗混的粘性不可压均质流体，上下两层流体的宽度都是 h ，密度都是 ρ ，但动力粘性系数不同，上层为 μ_1 ，下层为 μ_2 。上面平板以速度 U 从左向右运动，下面平板固定不动。两块板之间的流体流动完全由上面平板运动产生，平板两端没有压力差。两块板之间的流体流动是定常层流流动，不考虑重力和体积力。试从 Navier-Stokes 方程出发，求两层流体交界面处的速度。 (15 分)



解：如图建立坐标系，根据流动特征可以得到： $v=0, w=0, \frac{\partial p}{\partial x}=0, g_x=0$

无论对上层流体还是下层流体，从 x 方向的动量方程，有：

$$\frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + g_x + \nu \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right) \Rightarrow$$
$$0 = \frac{\partial^2 u}{\partial y^2}$$

积分得到： $u = Ay + B$

下面下标 1 表示上层流体，下标 2 表示下层流体。

对上层流体，当 $y = 2h$ ， $u = U$ ，因此得到： $B_1 = U - A_1(2h)$

上层流体速度分布： $u_1 = A_1(y - 2h) + U$

同样对下层流体，当 $y = 0$ ， $u = 0$ ，因此得到： $B_2 = 0$

下层流体速度分布： $u_2 = A_2 y$

再利用两层流体交界面的匹配条件：当 $y = h$ ， $u_1 = u_2$ ，因此有：

$$A_1(h - 2h) + U = A_2 h \Rightarrow A_2 = -A_1 + \frac{U}{h}$$

在界面还有： $\tau_1 = \tau_2 \Rightarrow \mu_1 \frac{du_1}{dy} = \mu_2 \frac{du_2}{dy} \Rightarrow \mu_1 A_1 = \mu_2 A_2$

把上式代入 $A_2 = -A_1 + \frac{U}{h}$ 得到： $A_2 = \frac{U/h}{1 + \mu_2/\mu_1}$

因此在交界面上速度为：

$$u_2(y = h) = A_2 h = \frac{U}{1 + \frac{\mu_2}{\mu_1}}$$