

(816) 工程流体力学答案

一、判断题（本大题共 10 小题，每小题 2 分，共 20 分）

1. 水在等直径的圆管内流动时，由于流动阻力的存在，使得水流速度越来越慢。
2. 流体在圆管中作层流运动时，其沿程阻力损失与速度的二次方成正比。
3. 水箱中的水经变径管流出，若水箱水位保持不变，当阀门开度一定时，水流是非定常流动。
4. 描述流动是一固定空间、固定断面或固定点为对象，应采用欧拉法。
5. 弯管曲率半径 R_c 与管径 d 之比愈大，则弯管的局部损失系数愈大。
6. 随流动雷诺数增大，管流壁面粘性底层的厚度也愈大。
7. 欧拉数是惯性力和弹性力的比值。
8. 叶片出口方向与叶轮的旋转方向相反，这种叶型叫做前向叶型。
9. 水泵的扬程就是指它的提水高度。
10. 流体在管道内流动时，流动损失等于两断面间的压强水头之差。

答：

1	2	3	4	5	6	7	8	9	10
错	错	错	对	错	错	错	错	错	错

二、简答题（本大题共 6 小题，每小题 5 分，共 30 分）

1. 什么是理想流体？在什么情况下可将流体作为理想流体处理？

答：当不考虑流体的粘性力时，即把流体的粘性力作为零处理时，流体即为理想流体。

由层流流动粘性力计算公式（牛顿内摩擦定律）、紊流流动粘性力计算公式（由普朗特混合长度理论推导出的计算公式），以及纳维尔—斯托克斯公式（或雷诺方程），在两种情况下，将粘性流体可作为理想流体处理：

第一种情况（绝对值很小）：速度梯度很小，理想情况下，速度梯度为零。

第二种情况（相对值很小）：在纳维尔—斯托克斯公式（或雷诺方程）中，流体的粘性力（或雷诺应力）与其它力相比很小，可以忽略。

2. 写出纳维—斯托克斯方程，并简述各项的物理意义。

$$\begin{cases} \frac{\partial u_x}{\partial t} + u_x \frac{\partial u_x}{\partial x} + u_y \frac{\partial u_x}{\partial y} + u_z \frac{\partial u_x}{\partial z} = f_x - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + \nu \left(\frac{\partial^2 u_x}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u_x}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u_x}{\partial z^2} \right) \\ \frac{\partial u_y}{\partial t} + u_x \frac{\partial u_y}{\partial x} + u_y \frac{\partial u_y}{\partial y} + u_z \frac{\partial u_y}{\partial z} = f_y - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y} + \nu \left(\frac{\partial^2 u_y}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u_y}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u_y}{\partial z^2} \right) \\ \frac{\partial u_z}{\partial t} + u_x \frac{\partial u_z}{\partial x} + u_y \frac{\partial u_z}{\partial y} + u_z \frac{\partial u_z}{\partial z} = f_z - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z} + \nu \left(\frac{\partial^2 u_z}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u_z}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u_z}{\partial z^2} \right) \end{cases}$$

方程的左边为惯性力，方程右边的第一、二、三项分别为质量力、压力和粘性力。

3. 利用皮托管，如何测量某一点的流速？

答：利用皮托管和测压管（如 U 形管），可以测量流场中任一点上的流度。

由计算公式 $z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{v_1^2}{2g} = z_2 + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{v_2^2}{2g}$ 得

$$v = \sqrt{\frac{2\Delta p}{\rho}} \quad \text{其中 } \Delta p = p_2 - p_1$$

p_2 、 p_1 分别为总压和静压读数。

4. 什么是沿程阻力？什么是局部阻力？

流体沿流动路程所受的阻力称为沿程阻力

局部阻力之流体流经各种局部障力（如阀门、弯头、变截面管等）时，由于水流变形、方向变化、速度重新分布，质点间进行剧烈动量交换而产生的阻力。

5. 当流体在圆管内作紊流流动时，试分析在同一断面上的不同区域内，各种切应力所起的作用。

在层流底层，粘性力起主要作用，惯性力可忽略；在过渡区，粘性力和惯性力起同等作用；在核心区，惯性力起主要作用，粘性力可忽略。

6. 简述自动模拟区。

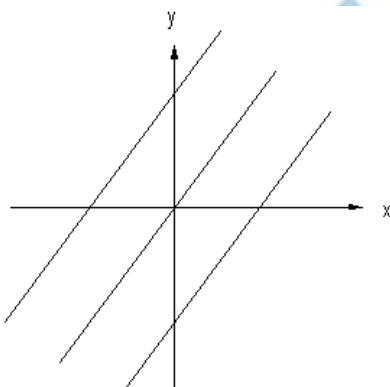
当管流雷诺数相当大时，断面流速接近均匀分布，紊流达到成熟阶段，进入阻力平方区。说明阻力与惯性力均与流速平方成正比。这样，模型设计不受模型律的制约，只是要求尽可能提高模型流动的雷诺数，使它们进入阻力平方区。由于这个缘故，阻力平方区也称为自动模型区。所谓自动模拟区，就是说，当某一相似准数在一定的数值范围内，流动的相信性和该准则数无关，也就是即使原型和模型的该准则数值不相等，流动仍保持相似，准则数的这一范围就称为自动模型区，并说流动进入了该准则数的自动模型区。

三、分析题（本大题共 4 小题，每小题 8 分，共 32 分）

1. 已知平面流动的速度为 $u_x = 3\text{ m/s}$ ， $u_y = 4\text{ m/s}$ ，试绘制流线。

解：由 $\frac{dx}{u_x} = \frac{dy}{u_y}$ ，得 $3y - 4x = c$

由此绘制的流线如图所示。



2. 当流量和断面面积相同时，证明圆形管道的沿程损失小于方形管道的沿程损失。

答：当流量和断面面积相同时，则速度相同。由 $h_f = \lambda \frac{l}{d_e} \frac{v^2}{2g}$ ，若沿程阻力系数和管道长度相同，则影响沿程损失的物理量只有管道的当量管径。

$$\text{圆形管道的当量管径 } d_e = \sqrt{\frac{4}{\pi} A} = 1.1284\sqrt{A}$$

$$\text{方形管道的当量管径 } d_e = 4 \times \frac{A}{4a} = 4 \times \frac{A}{4\sqrt{A}} = \sqrt{A}$$

由此可见，圆形管道的当量管径大于方形管道的当量管径，则圆形管道的沿程损失小于方形管道的沿程损失。

3. 在紊流光滑（管）区，沿程阻力系数 λ 随着 Re 的增加而减小，由 $h_f = \lambda \frac{l}{d} \frac{v^2}{2g}$ ，

因此，有人说：在紊流光滑（管）区，随着 Re 的增加，沿程阻力逐渐减小。你认为此说明正确吗？为什么？

答：不正确。在紊流光滑（管）区，如取沿程阻力系数 $\lambda = \frac{0.3164}{\text{Re}^{0.25}}$ ，可以看出，当 Re

的增加时，沿程阻力减小。将 λ 代入 $h_f = \lambda \frac{l}{d} \frac{v^2}{2g}$ ，得

$$h_f = \frac{0.3164}{\text{Re}^{0.25}} \frac{l}{d} \frac{v^2}{2g} = \frac{0.3164}{\left(\frac{\rho d}{\mu}\right)^{0.25}} \frac{l}{d} \frac{v^{1.75}}{2g}$$

可以看出，当 Re 的增加时，速度 v 增加，沿程阻力增加。

4. 简述如何调节泵或风机的工况点？

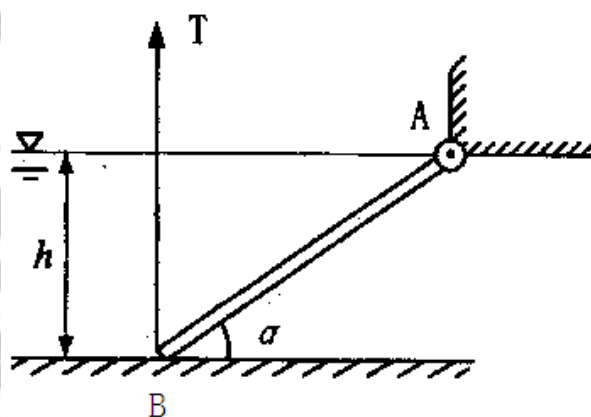
答：由于工况点是泵或风机的性能曲线与管路性能曲线的交点，要改变工况点，一是可以通过改变泵或风机的性能曲线，二是可以通过改变管路性能曲线。

改变泵或风机的性能曲线的方法有：改变转速等。

改变管路性能曲线的方法有：调节管路中的阀门开度等。

四、计算题（本大题共 4 小题，共 68 分）

1. 如图所示，一矩形平板闸门 AB，宽 $b=2\text{m}$ ，与水平面夹角 $\alpha=30^\circ$ ，其自重 $G=19.6\text{kN}$ ，并铰接于 A 点。水面通过 A 点，水深 $h=2.1\text{m}$ ，试求打开闸门的最大铅直拉力 T 。（20 分）



（第 1 题图）

解：闸门 AB 上的水压力 $P = \gamma_c A = \rho g h_c \times l \times b$

$$l = \frac{h}{\sin 30^\circ} = 2h \quad h_c = \frac{h}{2}$$

$$P = \rho g \cdot \frac{h}{2} \cdot 2h \cdot b = \rho g h^2 b = 86.44 \text{ kN}$$

$$\text{作用点 D, } y_D = y_c + \frac{J_c}{y_c A} = \frac{2}{3} l = \frac{4h}{3}$$

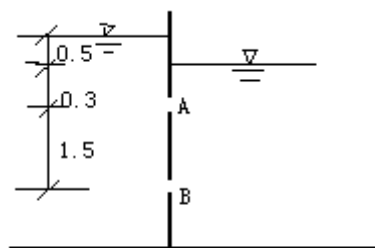
$$\text{重力 G 作用点 C, } AC = \frac{1}{2} l$$

$$\sum M_A = 0 - Tl \cos 30^\circ + p \cdot \frac{4}{3}h + G \cdot \frac{l}{2} \cos 30^\circ = 0$$

$$T = \frac{1}{2h \cdot \frac{\sqrt{3}}{2}} \left(p \cdot \frac{4}{3}h + G \cdot h \frac{\sqrt{3}}{2} \right) = 76.34 \text{ kN}$$

打开闸门的最小铅直拉力为 76.34kN。

2. 水池的隔板上开有两个相同的小孔 A 和 B, 小孔面积 3cm^2 , 流量系数 $\mu=0.62$, 试求小孔的流量之和。(14 分)



(第 2 题图)

解: 对孔口 A, 列 1-1, 2-2 两断面的伯努利方程

$$H_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{\alpha_1 v_1^2}{2g} = H_2 + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{\alpha_2 v_2^2}{2g} + \zeta_1 \frac{v_C^2}{2g} + \zeta_2 \frac{v_C^2}{2g}$$

对自由液面的淹没出流, 有 $p_1 = p_2 = p_a$, 且忽略上下游液面的速度头, 同时取 $\zeta_2 = 1$,

则

$$v_C = \frac{1}{\sqrt{1 + \zeta_1}} \sqrt{2gH}$$

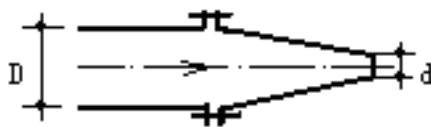
则流量为

$$Q = \mu A \sqrt{2gH} = 0.62 \times 3 \times 10^{-4} \times \sqrt{2 \times 9.81 \times 0.5} = 5.8257 \times 10^{-4} \text{ m}^3/\text{s}$$

则总的流量为

$$Q = 2 \times 5.8257 \times 10^{-4} = 1.165 \times 10^{-3} \text{ m}^3/\text{s}$$

3. 水由喷嘴射出, 已知流量 $Q=0.4\text{m}^3/\text{s}$, 主管直径 $D=0.4\text{m}$, 喷嘴直径 $d=0.1\text{m}$, 水头损失不计, 求水作用在喷嘴上的力 R。(20 分)



(第 3 题图)

解：列 1-1，2-2 两断面的伯努利方程得

$$\frac{p_1}{\gamma} + \frac{v_1^2}{2g} = \frac{p_2}{\gamma} + \frac{v_2^2}{2g}$$

$$v_1 = \frac{Q}{A_1} = \frac{0.4}{\frac{\pi}{4} 0.4^2} = 3.18 \text{ m/s}$$

$$v_2 = 51 \text{ m/s}$$

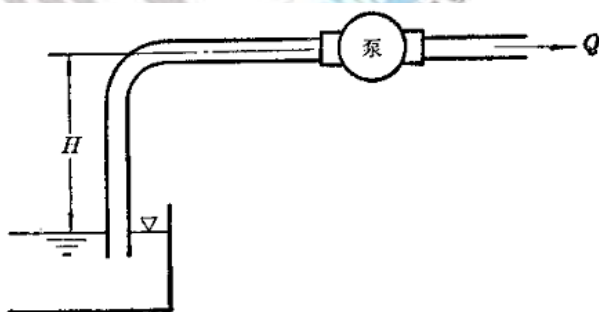
已知 [动量修正系数] $B_1=1$

已知 [动量修正系数] $B_2=1$

$$p_1 - R = \rho Q (v_2 - v_1)$$

$$R = 1300 \frac{\pi}{4} 0.4^2 + 1000 \times 0.4 (3.18 - 51) = 143.4 \text{ kN}$$

4. 齿轮泵由油箱吸取润滑油，其流量为 $Q = 1.2 \times 10^{-3} \text{ m}^3/\text{s}$ ，润滑油的运动粘度为 $\nu = 4 \times 10^{-5} \text{ m}^2/\text{s}$ ，油的重度为 $\gamma = 9000 \text{ N/m}^3$ ，吸油管长 10m，管径 $d = 40 \text{ mm}$ ，油泵进口最大允许真空度为 2.5m 水柱。流动只考虑沿程损失，层流流动沿程阻力系数为 $\lambda = \frac{64}{\text{Re}}$ 。求油泵允许的安裝高度 H 。(14 分)



(第 4 题图)

解：由 o-o 1-1 断面列伯努利方程

$$0 + 0 + 0 = H + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{v_2^2}{2g} + h_l$$

$$R_e = \frac{4Q}{\pi d v} = \frac{4 \times 1.2 \times 10^{-3}}{\pi \times 4 \times 10^{-3} \times 4 \times 10^{-5}} = 955 < 2320 \quad \text{流态为层流}$$

$$h_l = \frac{32 \mu l v}{\gamma d^2}$$

$$H = -\frac{p_2}{\gamma} - \frac{v^2}{2g} - h_l = 2.5 \times \frac{9810}{9000} - \frac{16 \times 0.0012^2}{\pi^2 \times 0.04^4 \times 9.81}$$

$$- \frac{32 \times 0.4 \times 10^{-4} \times 10 \times 0.0012}{9.81 \times \frac{\pi}{4} \times 0.04^4} = 1.85 \text{m}$$