习题：25，27，28，30

1.5 阻力损失

化工管路主要由两部分组成：一种是直管，另一种是弯头、三通、阀门等各种管件。

传热 { 湍流时
局部阻力损失

<u>工程处理方便</u>

直管阻力损失：直管造成的机械能损失。

局部阻力损失：管件造成的机械能损失。

根源：$\mu>0$，

流体具有粘度（理想，无阻力损失）

（本质上直管、局部阻力损失是一样的）

1.5.1 直管阻力计算一般式

流体在均匀直管中作定态流动时，

$$h_f=\frac{\Delta\mathscr{P}}{\rho}$$ （根据机械能守恒式）

在层流时，根据哈根-泊谡叶方程：

$$h_f=\frac{32\mu lu}{\rho d^2}$$

若将此式变化成：

$$h_f=\frac{64}{\frac{\rho ud}{\mu}}\cdot\frac{l}{d}\cdot\frac{u^2}{2}=\frac{64}{Re}\cdot\frac{l}{d}\cdot\frac{u^2}{2}$$

$$= \lambda_{层} \cdot \frac{l}{d} \cdot \frac{u^2}{2}$$

$$\lambda_{层} = \frac{64}{Re}$$

湍流时直管阻力类似于层流写成：

$$h_f = \lambda_{湍} \cdot \frac{l}{d} \cdot \frac{u^2}{2}$$ → [illegible]公式 物理意义

摩擦系数λ　$\lambda_{层} = \frac{64}{Re}$　　$\lambda_{湍}=?$

1.5.2 湍流时$\lambda_{湍}$求取

—用量纲分析法指导实验方法

1、析因实验—列出影响过程主要因素

$h_f=f(u,\varepsilon,l,d,\mu,\rho)$ 湍流：考虑管壁粗糙度ε

即：$Q_1=f(Q_2,Q_3,Q_4,Q_5,Q_6,Q_7)$

其中 Q_1 至 Q_7 为描述此过程的 7 个变量。

ε-绝对粗糙度（平均值）

ε/d-相对粗糙度

2、规划实验—减少实验工作量

无量纲化—某些物理量组合使基本量纲的指数为零。→ 通过量纲分析发现问题本质

力学系：基本量纲有三个

质量$[M]$，长度$[L]$，时间$[T]$

量纲分析法的基础：（量纲表达限制条件）

完整物理方程的等式两边都具有相同的量纲（量纲一致性，和谐性）

π 定理：某物理过程涉及物理量（变量）有 m 个，涉及基本量纲有 n 个，则各物理量组成的无量纲数群：

$$N=m-n \quad 个$$

→独立变量数？

现取相互独立变量 d，u，ρ

（即 Q_2，Q_5，Q_7）

作为基本量，而将其余变量无量纲化

独立—d，u，ρ 之间不能组成无量纲数群。

↳互相之间量纲独立

若取 l,d,ρ 则不行

$\because l/d=[L]^0$ 　不独立

若对 $\mu=Q_6$ 　其无量纲化

$$\pi_6=\frac{Q_6}{Q_2^{x_6}Q_5^{y_6}Q_7^{z_6}}=[L]^0[T]^0[M]^0=1$$

分析如下：

$$\frac{\mu}{u^{x_6}d^{y_6}\rho^{z_6}}=\frac{[MT^{-1}L^{-1}]}{[T^{-1}L]^{x_6}[L]^{y_6}[ML^{-3}]^{z_6}}$$

$$= [L]^0 [T]^0 [M]^0 = 1$$

即： $$[MT^{-1}L^{-1}] = [M^{z_6} T^{-x_6} L^{x_6+y_6-3z_6}]$$

∴对

$$\left.\begin{array}{ll} M & z_6=1 \\ L & x_6+y_6-3z_6=-1 \\ T & -x_6=-1 \end{array}\right\} \Rightarrow \left\{\begin{array}{l} x_6=1 \\ y_6=1 \\ z_6=1 \end{array}\right.$$

因而 $$\pi_6 = \frac{\mu}{\rho u d}$$

又如 $$\pi_3 = \frac{Q_3}{Q_2^{x_3} Q_5^{y_3} Q_7^{z_3}} = [L]^0[T]^0[M]^0 = 1$$

同样用上述方法解得：

$$\pi_3 = \frac{\varepsilon}{u^0 d^1 \rho^0} = \frac{\varepsilon}{d} \qquad \pi_4 = \frac{l}{u^0 d^1 \rho^0} = \frac{l}{d}$$

$$\pi_1 = \frac{h_f}{u^2 d^0 \rho^0} = \frac{h_f}{u^2}$$

通过无量纲化减少三个变量

$\pi_1 = F(\pi_3, \pi_4, \pi_6)$ 即： $$\frac{h_f}{u^2} = F\left(\frac{\mu}{\rho u d}, \frac{\varepsilon}{d}, \frac{l}{d}\right)$$

3、 数据处理—实验结果的正确表达

$$\frac{h_f}{u^2/2} = \varphi'\left(\frac{\rho u d}{\mu}, \frac{\varepsilon}{d}, \frac{l}{d}\right)$$

独立可变数群

→用于辅助理解模型的特征量

Re

只用找出Re不同的流体即可进行探究

相似层流对比

$$h_f = \varphi(Re,\varepsilon/d)\cdot\frac{l}{d}\cdot\frac{u^2}{2}$$

即 $\lambda_{湍} = \varphi$（$Re,\varepsilon/d$）

讨论：

关于量纲分析法评述：

1、优点："黑箱"方法，不涉及内部规律，指导实验，减少变量。做到"由此及彼""由小见大"。凡是已有定律，定理都符合。

2、缺陷：随意性。过程变量数增、减或抓不住主要矛盾则会导致问题复杂性及不正确。

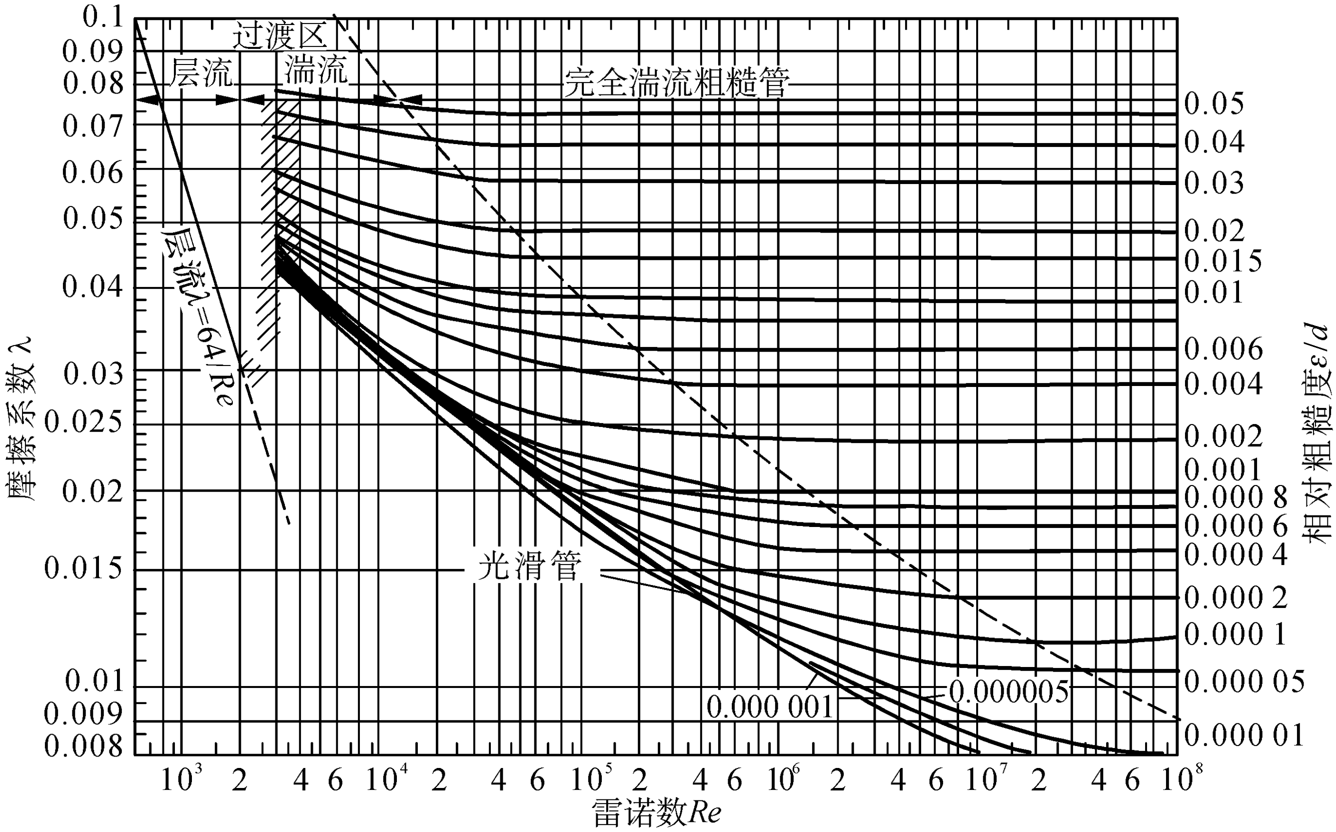
→是一种：已知物理情景下的辅助方法！

如取基本量 l,u,ρ 亦符合量纲分析法相关独立原则，但得到无量纲数群形式就不同。

又如 $\dfrac{\mu}{du\rho}$ 与 $\dfrac{\rho ud}{\mu}$ 均为无量纲

1.5.3 λ～Re～ε/d 关联图（莫迪图）1944 年

1、莫迪（moody）图介绍（p27 图 1-32）



四个区域：

（Ⅰ）层流区： $Re \leqslant 2000$ $\lambda = \dfrac{64}{\mathrm{Re}}$

(Ⅱ)过渡区 $2000<Re<4000$

工程上为安全，常作湍流计

(Ⅲ)湍流区

$\lambda = f(Re, \varepsilon/d)$

(Ⅳ)高度湍流区 阻力平方区

λ≈常数， $h_f = \lambda \dfrac{l}{d}\dfrac{u^2}{2}$

$\therefore h_f \propto u^2$ $\lambda = f(\varepsilon/d)$

即 λ 与 Re 无关

2、查图方法：

如 ε/d=0.0004，$Re=10^5$　查图得 λ=0.02

3、拟合公式

$$\frac{1}{\sqrt{\lambda}}=1.74-2\log\left(\frac{2\varepsilon}{d}+\frac{18.7}{\mathrm{Re}\sqrt{\lambda}}\right)$$

思考：

有人认为："从 Moody 图已知，

$u\uparrow Re\uparrow \lambda\downarrow$ 而

$$h_f=\lambda\frac{l}{d}\frac{u^2}{2}$$

因此除阻力平方区外，$u\uparrow$，h_f是否增大要比较 λ 与 u 后才能定"您认为如何？

错　层流 $h_f=\dfrac{32\mu l u}{\rho d^2}$　无　λ

$h_f \propto u$

湍流时，$h_f \propto u^{1.75\sim2}$

∴　$u\uparrow$ 必定　$h_f\uparrow$　化了能耗代价

1.5.4 非圆形直管阻力计算

—采用当量直径 d_e 计算 Re

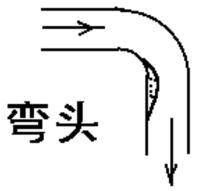
定义：$d_e=4\times\dfrac{\text{流通面积}}{\text{浸润周边}}$

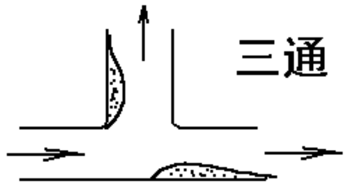
$$h_f = \lambda \frac{l}{d_e} \frac{u^2}{2} \qquad \mathrm{Re} = \frac{d_e u \rho}{\mu}$$

速度 u 为实际平均速度，而 $u \neq \dfrac{q_v}{\pi d_e^2 / 4}$

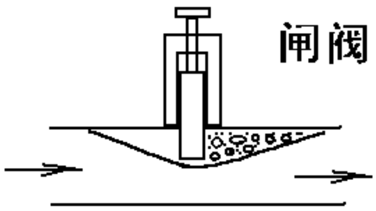
1.5.5 局部阻力计算

录像





录像



录像

两种方法：

阻力系数法 ζ $\quad h_f = \zeta \cdot \dfrac{u^2}{2}$

当量长度法 l_e $\quad h_f = \lambda \dfrac{l_e}{d} \dfrac{u^2}{2}$

注意：

1、用 ζ 法或 l_e 法计算都是经验的，ζ 值与

l_e值由实验测定

2、两种方法得 h_f 一般不等，取大值安全，

$h_f=\zeta\cdot\frac{u^2}{2}$中 ζ与 Re 无关，$h_f=\lambda\frac{l_e}{d}\frac{u^2}{2}$中

λ与 Re 有关（阻力平方区除外 ）

3、用$h_f=\zeta\cdot\frac{u^2}{2}$计算时，$u$ 应采用小管中大流速。

查图练习 （p31,图 1-35）

已知闸阀 1/2 开，管径 100mm

求当量长度 l_e

由共线图中查得 l_e=22m

其含义：相当于直管长 22m 的阻力当量

查表 1-2 ζ值

注意： （1）流入大容器 $\zeta=1$

（2）入管口 $\zeta=0.5$

（3）阀门关小 $\zeta\uparrow$

开大 $\zeta\downarrow$

阀门全关 $\zeta=\infty$ 不通

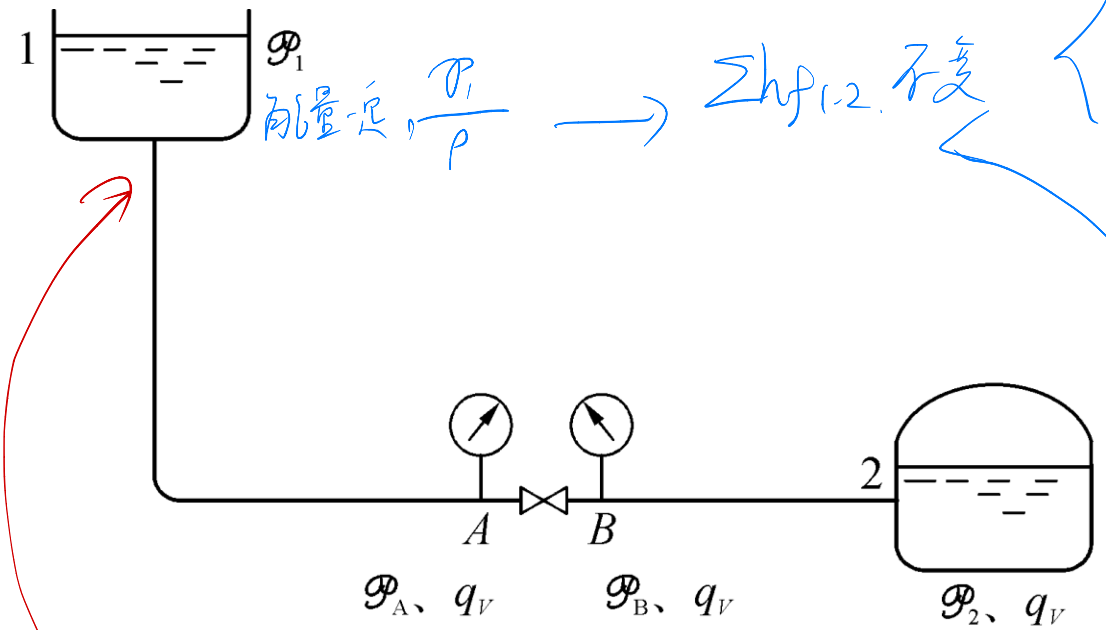
* 整体分析+局部分析

1.6 流体输送管路的计算

1.6.1 阻力对管内流动的影响

——阀门调节作用

阀门阻力↑ ξ↑(阀门)



能量一定，$\frac{\mathscr{P}_1}{\rho}$ → $\Sigma h_{f1\text{-}2}$ 不变

u↓ 直路阻力↓ ⇓ 能量重新分配

能量一定，$\frac{\mathscr{P}_2}{\rho}$

设：各管段的管径相同，高位槽内液面保持恒定，液体作定态流动。

* 求：阀门由全开至半开时，p_A，p_B 如何变化。

ξ↑

左：直+弯　　　右：直+弯

解：$\frac{\mathscr{P}_1}{\rho}=\frac{\mathscr{P}_2}{\rho}+\Sigma h_{f1-2}$

阀门

势差一定 阻↑ 流↓

$$=\frac{\mathscr{P}_2}{\rho}+[(\lambda\frac{l+l_e}{d})_{1-A}+\zeta+(\lambda\frac{l+l_e}{d})_{B-2}]\frac{8q_V^2}{\pi^2 d^4}$$

阀门关小，　$\zeta\uparrow$，　$\therefore q_V\downarrow$

a、 列 1-A 截面伯努利方程

$$\frac{p_1}{\rho}+gz_1+\frac{u_1^2}{2}=\frac{p_A}{\rho}+gz_A+\frac{u_A^2}{2}+\Sigma h_{f1A}$$ 原始公式

$p_1=p_a$ $u_1=0$ $z_1-z_A=z$ $u_A=u$ 分析

$$\Sigma h_{f1-A}=\lambda\frac{l_{1-A}}{d}\cdot\frac{u_2^2}{2}+\Sigma(\zeta_{小}+\zeta_{弯})\frac{u^2}{2}$$

简化

因而上式便为

因变量

$$gz=\frac{p_A(表)}{\rho}+(\lambda\frac{\Sigma l}{d}+\zeta_{小}+\zeta_{弯}+1)\frac{u^2}{2}$$ 自变量

$u\downarrow$ $p_A(表)\uparrow$

阀门在改变，取方便算的地方

b、列 B-2 截面伯努利方程

$$\frac{p_B}{\rho}+gz_B+\frac{u_B^2}{2}=\frac{p_2}{\rho}+gz_2+\frac{u_2^2}{2}+\Sigma h_{fB-2}$$

原始公式在分析时应当写上！

$p_2=p_a$ $u_B=u$ $u_2=0$

$$\Sigma h_{fB-2}=\lambda\frac{l_{B-2}}{d}\cdot\frac{u^2}{2}$$

$$\therefore\frac{p_B(表)}{\rho}=\lambda\frac{l_{B-2}}{d}\frac{u^2}{2}+g(z_2-z_B)$$

$u\downarrow$ $p_B(表)\downarrow$

注意： 此题将阀门关小，h_{f1-2} 不变，改变的只是 ζ。