

2002年全国大学版协优秀畅销书

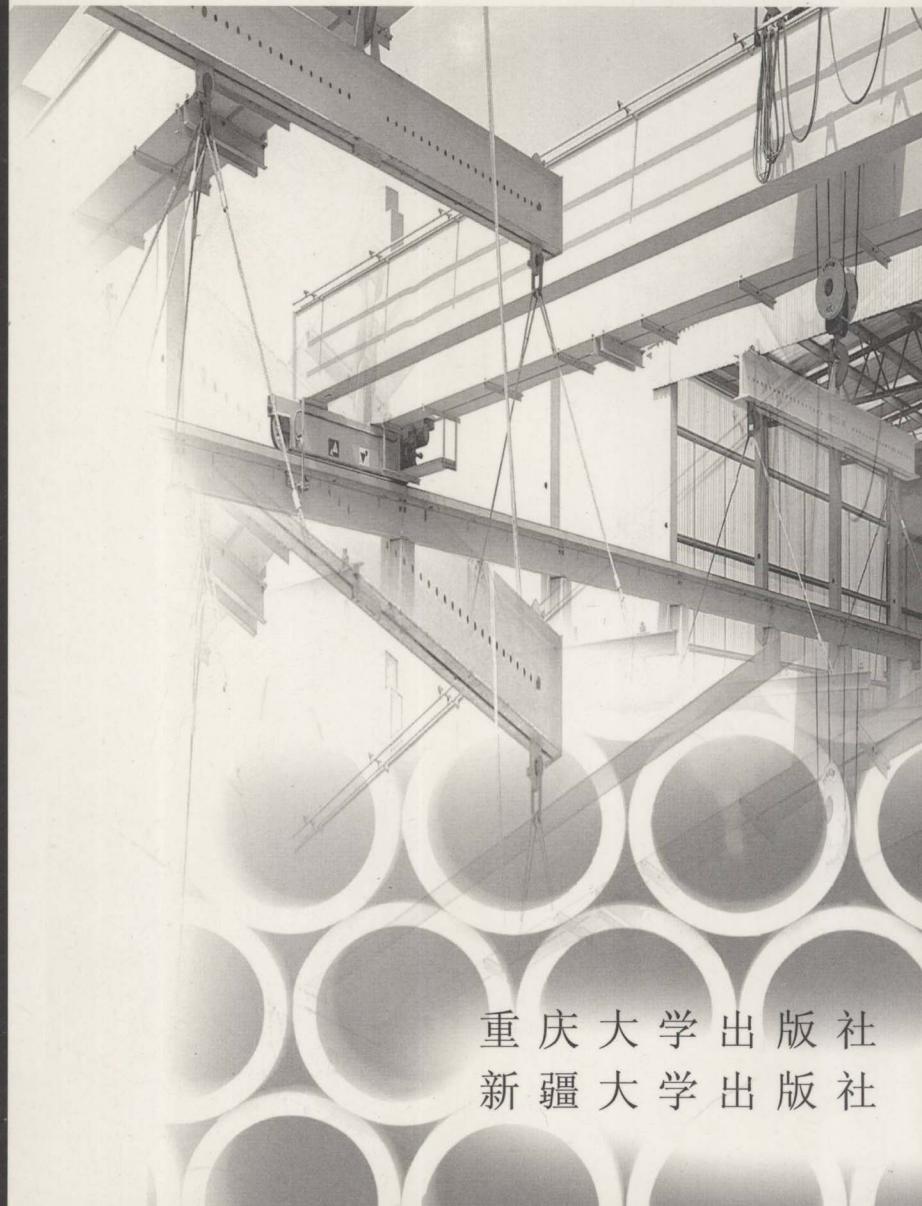
21世纪
高等学校
本科系列教材

建筑设备

(第二版)

Jianzhu Shebei

■ 董羽蕙 主编



重庆大学出版社
新疆大学出版社

建筑设备

(第二版)

董羽蕙 主编

重庆大学出版社
新疆大学出版社

内容简介

本书主要介绍建筑物内部的设备,包括建筑给水排水、建筑采暖、通风及空气调节,建筑供电及防雷、建筑电气照明,综合布线与建筑设备自动化系统,建筑设备管线的综合布置与敷设所需的基础理论知识和基本概念、方法。全书采用新颁布的技术规范和规程编写。

本书可供高校土木工程专业作教材,也可供相关专业的工程技术人员参考。

图书在版编目(CIP)数据

建筑设备/董羽蕙主编.一乌鲁木齐:新疆大学出版社;重庆:重庆大学出版社,2001.8

土木工程专业本科系列教材

ISBN 7-5631-1388-6

I. 建... II. 董... III. 建筑-设备-高等学校-教材 IV. TU6

中国版本图书馆 CIP 数据核字(2001)第 053485 号

建筑设备

(第二版)

董羽蕙 主 编

责任编辑:曾令维 李定群 版式设计:曾令维

责任校对:廖应碧 责任印制:秦 梅

*

重庆大学出版社 出版发行

新疆大学出版社

出版人:张鸽盛

社址:重庆市沙坪坝正街 174 号重庆大学(A 区)内

邮编:400030

电话:(023) 65102378 65105781

传真:(023) 65103686 65105565

网址:<http://www.cqup.com.cn>

邮箱:fxk@cqup.com.cn (市场营销部)

全国新华书店经销

重庆联谊印务有限公司印刷

*

开本:787×1092 1/16 印张:27.125 字数:674 千

2002 年 6 月第 1 版 2005 年 2 月第 2 版 2006 年 8 月第 6 次印刷

印数:17 001—20 000

ISBN 7-5631-1388-6/TU·9 定价:35.00 元

本书如有印刷、装订等质量问题,本社负责调换

版权所有,请勿擅自翻印和用本书

制作各类出版物及配套用书,违者必究

前言

随着科学技术的发展,建筑业也在快速地发展。近年来我国人民生活水平不断提高,对建筑设备工程的标准、质量、功能等提出了更高的要求。为此要求从事建筑设计、施工和管理工作的人员必须进一步掌握有关建筑设备的基本技术知识和技能。本着高等学校的教学必须顺应时代发展的要求,我们编写了这本能较全面地反映当前建筑领域设备内容的教材。

本书主要介绍建筑物内部的设备,包括建筑给水排水,建筑采暖、通风及空气调节,建筑供电及防雷、建筑电气照明,综合布线与建筑设备自动化系统,建筑设备管线的综合布置与敷设等所需的基础理论知识和基本概念、方法;介绍建筑设备各工种之间以及与建筑之间的关系,设备工程的设计基本要求,建筑设备中管线综合布置与敷设的原则,设备各工种与建筑设计相协调的设计要求;介绍建筑设备各工种领域中新颁布的技术规范和规程,有关建筑工程设计计算方法的基本知识。

本书由董羽蕙主编。参加编写人员及编写内容如下:

董羽蕙 第1章,第2章,第3章,第9章,第12章,第13章,第14章;

龚明树 第4章,第6章;

王成芬 第5章;

蒋国秀 第7章,第8章;

周明 第10章,第11章。

本书为适应建筑设备中相关专业技术规范的变化,以及纠正这几年来使用过程中发现的错误。故于2004年对本书进行修编。参加修编人员及修编内容如下:

王成芬 第4章,第5章,第6章;

蒋国秀 第7章,第8章;

彭仁行 第10章;

董羽蕙 第1章,第2章,第3章,第9章,第11章,第12章,第13章,第14章。

由于本书所涉及的内容广,编者水平有限,加之编写时间较短,因此本书在内容取舍、叙述深度、体系组织、例题安排等方面都会存在不足。恳请使用本书的师生提出意见和批评,以利于本书质量的提高。

编 者

2004 年 12 月

目 录

第1篇 建筑设备技术基础知识

第1章 流体运动的基本规律	1
1.1 流体的主要物理性质	1
1.2 流体运动的参数、分类和模型	6
1.3 一维流体恒定流的连续性方程	8
1.4 一维流体恒定总流能量方程	9
1.5 流动阻力和流动状态	12
1.6 应用举例	17
习题1	21
第2章 传热原理	22
2.1 导热(热传导)	22
2.2 热对流和对流换热	25
2.3 热辐射及辐射换热	26
2.4 传热过程及传热系数	28
习题2	29
第3章 电工基础知识	31
3.1 电流、电压、电阻与电功率	31
3.2 电磁效应与电磁感应	35
3.3 直流与交流电路	39
3.4 变压器工作原理	51
习题3	53
第4章 管材及附件	55
4.1 常用管材及管件	55
4.2 附件	58
4.3 水泵及风机	62
习题4	67

第2篇 建筑给水排水工程

第5章 建筑给水工程	68
5.1 城镇给水	69

5.2 建筑给水系统以及给水方式	73
5.3 室内给水水压、水量以及加压和储存.....	77
5.4 室内给水的配管方法	82
5.5 高层建筑给水系统	87
5.6 建筑消防给水类别、组成及设置.....	88
5.7 建筑消防给水方式及配管方法	94
5.8 消防给水设备与器材.....	100
习题5	104
第6章 建筑排水工程	105
6.1 城镇排水系统的体制、组成与管网	105
6.2 室内排水系统的分类和组成.....	107
6.3 卫生器具和卫生间.....	112
6.4 排水管道的配管.....	118
6.5 屋面排水.....	125
6.6 污水局部处理构筑物简介.....	130
6.7 建筑中水工程简介.....	132
习题6	136

第3篇 建筑采暖、通风及空气调节

第7章 采暖、热水供应与燃气工程.....	137
7.1 供暖系统分类方式及选择.....	138
7.2 热负荷.....	149
7.3 供暖设备及附件.....	157
7.4 热水供应工程简介.....	163
7.5 燃气工程简介.....	172
第8章 通风	180
8.1 建筑通风概述.....	180
8.2 全面通风和局部通风.....	184
8.3 自然通风.....	192
8.4 通风系统的主要设备和构件.....	200
8.5 高层建筑的防火排烟.....	205
习题8	214
第9章 空气调节	215
9.1 空气调节概述.....	215
9.2 空气处理设备.....	219
9.3 空调房间的建筑设计.....	229
9.4 空调冷源与制冷设备.....	235

9.5 空调水系统	240
9.6 民用建筑常用的几种空调系统简介	244
习题 9	247

第 4 篇 建筑电气

第 10 章 建筑供电及防雷	249
10.1 城市供电	249
10.2 建筑电气设计概况	254
10.3 建筑供配电系统	256
10.4 用电负荷的计算及电气设备的选择	261
10.5 配电盘、柜和变配电室	268
10.6 建筑防雷与接地	272
习题 10	280
第 11 章 建筑电气照明	282
11.1 照明的基础知识	282
11.2 光源、灯具及布置	287
11.3 人工照明标准和照明设计	296
11.4 建筑电照设计成果	305
习题 11	307

第 5 篇 建筑智能化系统

第 12 章 综合布线工程概述	308
12.1 智能建筑的基本概念	308
12.2 综合布线的概念以及与智能建筑的关系	312
12.3 综合布线的设计要领与结构	317
12.4 建筑物自动化系统综合布线	326
习题 12	330
第 13 章 建筑设备自动化系统	331
13.1 现场监控站与管理中心	332
13.2 火灾自动报警与控制系统	334
13.3 给排水系统的监控与管理	354
13.4 空调设备的监控与管理	358
13.5 电力系统的监控与管理	361
习题 13	362

第6篇 建筑设备管道综合布置与敷设

第14章 建筑设备管道综合布置与敷设	363
14.1 建筑给水排水管道的布置、敷设与安装	364
14.2 采暖、供热、供气、通风等管网的布置、敷设与安装	
	376
14.3 建筑电气及电子技术中的管线敷设	386
14.4 建筑设备管道的综合布置与消声减振	390
习题14	395
附录	396
参考文献	423

第 **I** 篇 建筑设备技术基础知识

第 **I** 章 流体运动的基本规律

物质通常是以固体、液体和气体中的一种形式出现的。流体是液体和气体的统称,宏观的研究流体受力和运动的规律以及这些规律在工程技术中的应用的科学称为流体力学,它是力学的重要分支。

1.1 流体的主要物理性质

流体的运动,如水在江河中流动,燃气在管道中输送,空气从喷嘴喷出等都表现流体具有易流动性。流体不能承受拉力、也不能承受剪力的,在很小的剪切力作用下,流体会连续不断的变形。但是,流体能承受较大的压力。其物理性质主要如下:

1.1.1 质量密度和重力密度

流体也具有质量和重量,工程上分别用质量密度 ρ 和重力密度 γ 表示。对于均质流体,单位体积的质量称为流体的密度 ρ ;而单位体积的重量,则称为流体的重力密度 γ 。计算关系如下:

$$\rho = \frac{M}{V} \quad (1.1)$$

$$\gamma = \frac{G}{V} \quad (1.2)$$

根据牛顿第二定律: $G = Mg$ 。则有

$$\gamma = \frac{G}{V} = \frac{Mg}{V} = \rho g \quad (1.3)$$

式中 M ——流体的质量,kg;

V ——流体的体积, m^3 ;

G ——流体的重量,N;

g ——重力加速度, $g = 9.807 m/s^2$ 。

流体的质量密度和重力密度随外界压力和温度而变化。例如,水在标准大气压和4℃时其 $\rho = 1000 kg/m^3$, $\gamma = 9.81 kN/m^3$ 。水银在标准大气压和0℃时,质量密度和重力密度是水的13.6倍。干空气在温度为20℃、压强为760 mmHg时, $\rho_a = 1.2 kg/m^3$; $\gamma_a = 11.80 N/m^3$ 。

1.1.2 流体的压缩性和热胀性

流体压强增大、体积缩小的性质,称为流体的压缩性;流体温度升高、体积膨胀的性质,称为流体的热胀性。在这两种性质上,液体和气体的差别很大,因此,分别进行介绍。

(1) 液体的压缩性和热胀性

1) 液体的压缩性

在某一温度和压力下,液体单位压强升高所引起的体积相对减少值,称为该温度和压力下液体的体积压缩率 $k (Pa^{-1})$

$$k = -\frac{1}{V} \frac{dV}{dp} \quad (1.4)$$

式中 dp ——压强的增值;

V ——液体原来的体积;

dV ——液体体积的变化。

k 值越大,液体的压缩性越大。工程中常用液体的体积模量 $K (Pa)$ 来表示液体的压缩性。

$$K = \frac{1}{k} \quad (1.4a)$$

2) 液体的热胀性

在某一压强和温度下,液体的温度升高1度对所引起的体积相对变化值称为该温度和压强下液体的体积膨胀系数 $\alpha_v (K^{-1})$

$$\alpha_v = \frac{1}{V} = \frac{dV}{dT} \quad (1.5)$$

式中 dT ——温度的增值；

V ——液体升温前的体积；

dV ——温升引起的液体体积变化。

通常液体的体积压缩性和体积膨胀系数都很小,因此,在很多工程技术领域中忽略密度变化所带来的误差。例如,在建筑工程技术中,除管中水击和热水循环系统等外,一般不考虑液体的压缩性和热胀性,这种理想的液体称为不可压缩性液体。

(2) 气体的压缩性和热胀性

气体具有显著的压缩性和热胀性,从物理学中已知:

1) 理想气体状态方程

适用于气体在温度不过低,压强不过高时。

$$\frac{p}{\rho} = RT \quad (1.6)$$

式中 p ——气体的绝对压强, N/m^2 ;

ρ ——气体的密度, kg/m^3 ;

T ——气体的绝对温度, K ;

R ——气体常数, $\text{J}/(\text{kg} \cdot \text{K})$ 。

R 的物理意义是:1 kg 质量的气体在定压下,加热升高 1 °C 时所作的膨胀功。对于空气 $R = 287$; 对于其他气体 $R = \frac{8314}{N}$, N 为该气体的分子量。

2) 等温过程

气体状态变化过程中,如温度保持不变的情况。式(1.6)可写为

$$\frac{p}{\rho} = \frac{p_0}{\rho_0} = C \quad (\text{常数}) \quad (1.7)$$

上式表明,密度与压强成正比关系变化。即波义耳定律。

对于气体状态变化缓慢,或气流速度较低时,气体与外界能进行充分的热交换,视为与外界温度相等,即可按等温过程处理。例如,缓变充气或排气时储气缸中气体就是缓慢压缩或缓慢膨胀过程,均可视为等温过程。

3) 等压过程

气体状态变化过程中,压强保持不变的情况。式(1.6)可写为

$$\rho = \rho_0 \frac{T_0}{T_0 + 1} \quad \text{或} \quad \gamma^2 = \frac{\gamma_0}{1 + \beta t} \quad (1.8)$$

式中 $\beta = \frac{1}{273} \text{ K}^{-1}$, 是气体的体积膨胀系数。

上式表明:在等压过程中,密度与温度成反比关系变化,即盖·吕萨克定律。

4) 绝热过程

气体状态变化过程中,与外界没有热交换的情况。绝热方程为

$$\frac{p}{\rho} = \frac{p_0}{\rho_0} = C \quad (\text{常数})$$

$$\text{或} \quad \rho = \rho_0 \left(\frac{p}{p_0} \right)^{\frac{1}{k}}, \gamma = \gamma_0 \left(\frac{p}{p_0} \right)^{\frac{1}{k}} \quad (1.9)$$

式中 k ——绝热指数,是定压比热 C_p 与定容比热 C_v 的比值。对于空气 $k = 1.4$ 。

例如,有的气动设备的进、排气过程进行得很快,气体来不及与外界进行热交换,这类问题即可按绝热过程对待。

5) 多变过程

多变过程方程:

$$\frac{P}{\rho^n} = C \quad (\text{常数}) \quad (1.10)$$

式中 n ——多变指数。当 $1 < n < k$ 时,气体为不完全冷却下的压缩,或不完全加热下的膨胀;当 $n > k$ 时,相当于气体被加热压缩或被冷却膨胀。如水冷式压气机所压缩的气体属于 $n < k$ 的多变过程;其他小型鼓风机,则属于 $n > k$ 的多变过程。

在流体运动的分类中,把速度较低的(远小于音速)的气体,若压强和温度在流动过程中变化较小,密度可视为常数,称为不可压缩气体。而流动过程中密度变化很大(当速度等于 50 m/s 时),密度变化为 1%,也可以当做不可压缩气体对待。反之把流速较高(接近或超过音速)的气体, ρ 不能视为常数,称为可压缩气体。

综合上述流体的各项主要物理性能,当流体速度较低,流动过程中密度变化不大(可视为常数),这种液体和气体可认为是不可压缩的流体。

在研究流体运动规律中,把流体看成是全部充满的、内部无任何空隙的质点所组成的连续体。研究单元的质点,也认为是由无数分子所组成,具有一定体积和质量。这样,不仅从客观上摆脱了分子运动的研究,而且能运用数学的连续函数工具,分析流体运动规律。

1.1.3 流体的粘滞性

流体不能承受剪力,但不同的流体在相同的剪切力作用下其变形的速度是不同的,也就是不同的流体抵抗剪切力的能力不同,这种能力称为流体的粘性。

用流速仪测出实验管道中某一断面的流速分布。分析发现流体沿管道直径方向流速不同,并按某种曲线规律连续变化,管轴心的流速最大,向着管壁的方向递减,直到管壁处的流速为零。如图 1.1 所示。

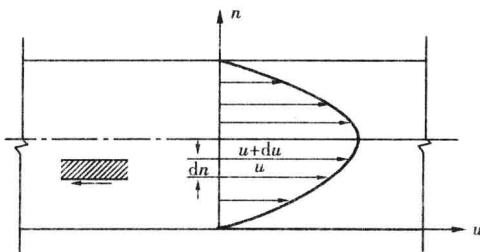


图 1.1 管道中断面流速分布

取流速方向的坐标为 u ,垂直流速方向的坐标为 n ,若令水流中某一流层的速度为 u ,则与其相邻的流层为 $u + du$, du 为相邻两流层的速度增值。令流层厚度为 dn ,沿垂直流速方向单位长度的流速增值 $\frac{du}{dn}$,叫做流速梯度。由于流体各流层的流速不同,相邻流层间有相对运动,便在接触面上产生一种相互作用的剪切力,这个力叫做流体的内摩擦力,或称粘滞力。流体在粘滞力作用下,

具有抵抗流体的相对运动(或变形)的能力,称为流体的粘滞性。对于静止流体,由于各流层间没有相对运动,粘滞性不显示。

在总结实验的基础上,牛顿首先提出了流体内摩擦力的假说——牛顿内摩擦定律,即流层间的切应力表达式:

$$\tau = \frac{F}{S} = \mu \frac{du}{dn} \quad (1.11)$$

式中 F ——内摩擦力,N;

S ——摩擦流层的接触面面积, m^2 ;

μ ——与流体种类有关的系数,称为动力粘度, $(N \cdot s)/m^2$ 或 $Pa \cdot s$;

$\frac{du}{dn}$ ——流速梯度,表示速度沿垂直于流速方向的变化率,1/s。

表 1.1 水的粘度

t / °C	$\mu \times 10^{-3}$ /(Pa · s)	$\nu \times 10^{-6}$ /($m^2 \cdot s^{-1}$)	t / °C	$\mu \times 10^{-3}$ /(Pa · s)	$\nu \times 10^{-6}$ /($m^2 \cdot s^{-1}$)
0	1.792	1.792	40	0.656	0.661
5	1.519	1.519	50	0.549	0.556
10	1.308	1.308	60	0.469	0.477
15	1.140	1.140	70	0.406	0.415
20	1.005	1.007	80	0.357	0.367
25	0.894	0.897	90	0.317	0.328
30	0.801	0.804	100	0.284	0.296

流体粘滞性的大小,可用粘度表达。除用动力粘度 μ 外,工程中常用动力粘度 μ 和流体密度 ρ 的比值来表示粘度,称为运动粘度 $\nu = \frac{\mu}{\rho}$,单位为 m^2/s ,简称斯。粘度是流体的重要属性,它是流体温度和压力的函数。在工程的常用温度和压力范围内,粘度主要依温度而定,压力的影响不大。水及空气的 μ 值及 ν 值如表 1.1 及表 1.2 所示。

流体的粘滞性对流体运动有很大影响,使 ν 不断损耗运动流体的能量。因此,它是实际工程水力计算中必须考虑的一个重要问题,将在后面有关部分讨论。

表 1.2 一个大气压下空气的粘度

t / °C	$\mu \times 10^{-3}$ /(Pa · s)	$\nu \times 10^{-6}$ /($m^2 \cdot s^{-1}$)	t / °C	$\mu \times 10^{-3}$ /(Pa · s)	$\nu \times 10^{-6}$ /($m^2 \cdot s^{-1}$)
-20	0.016 6	11.9	70	0.020 4	20.5
0	0.017 2	13.7	80	0.021 0	21.7
10	0.017 8	14.7	90	0.021 6	22.9
20	0.018 3	15.7	100	0.021 8	25.8
30	0.018 7	16.6	150	0.023 9	29.6
40	0.019 2	17.6	200	0.025 9	35.8
50	0.019 6	18.6	250	0.028 0	42.8
60	0.020 1	19.6	300	0.029 8	49.9

1.2 流体运动的参数、分类和模型

1.2.1 描述流体运动的几个主要物理参数

1) 压力(p)

理想流体之间相互的作用力是以压力表达。单位面积上的压力称为压强。流体运动时的压强称为动压强。若流体处于静止(仅有重力作用下),流体之间相互作用力则称为静压力。压强对于理想流体因不考虑其粘滞力,而忽略其切应力,则动压强方向必然垂直指向其所作用的平面,此时与静压强作用方向是相同的。对于实际流体间相互作用的压力,其大小应为动压强与粘滞力形成切应力(τ)的合力。压强单位是以 N/m 表达。

2) 流量

单位时间内流体流过某控制断面的流体量称为流量。流体量可以用体积、质量表示,即体积流量和质量流量。一般的流量指的是体积流量,用符号 Q 表示。单位是 m³/s 或 L/s。有时也引用重量流量或质量流量。质量流量的单位为 kg/s。

3) 断面平均流速(v)

流体流动时,断面各点流速一般不易确定,当工程中无须确定时,可采用断面平均流速来简化流动。如图 1.2 所示。断面上的流量为:断面实际流速通过的断面时的过流量。即

$$Q = \int \omega u d\omega$$

断面平均流速则为断面实际流量除以过流断面面积。即

$$v = \frac{\int \omega u d\omega}{\omega} = \frac{Q}{\omega} \quad (1.12)$$

计算式(1.12)表达了流量、过流断面和平均流速三者之间的关系。过流断面 ω 则与水深(h)、湿周(χ)等有关参数。

1.2.2 流体运动的分类与模型

(1) 流线与迹线

1) 流线

流体运动时,在某一时刻流体中通过连续质点绘制的曲线,这条曲线就称为该时刻的一条流线。整个流体的瞬时流线图形象地描绘出该瞬时整个流体的流动情况。流线具有两个特性:

①流线上任一点的切线方向即为该点的流速方向;

②流线不能相交或转折。否则,必然存在两个切线方向。同一质点同时具有两个运动方向,这是不合理的。

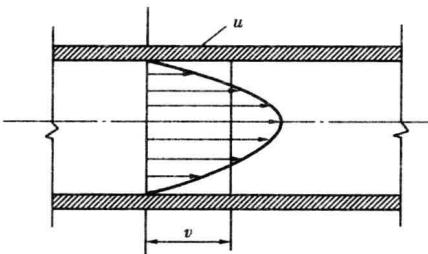


图 1.2 断面流速

2) 迹线

流体运动时,流体中某一个质点在连续时间内的运动轨迹称为迹线。流线与迹线是两个完全不同的概念。

(2) 压力流与无压流

1) 压力流

流体在压差作用下流动时,流体与固体壁周围都接触,流体无自由表面。工程中常见的压力流有:供热工程中管道输送有压的汽、水载热体,风道中气体,给水管中水的输配等都是压力流。

2) 无压流

也称重力流。指液体在重力作用下流动时,液体的一部分周界与固体壁相接触,另一部分则与空气相接触,形成自由表面。例如,天然河流、明渠流等为无压流动。

(3) 恒定流与非恒定流

1) 恒定流

流体运动时,各点的流速方向和流线图不随时间变化,质点始终沿着固定的流线运动,流线与迹线相重合。如图 1.3(a)所示。

2) 非恒定流

流体运动时,各点的流速方向和流线图可随时间变化,流线与迹线不一定相重合。如图 1.3(b)所示。自然界中非恒定流较为普遍的,但为了方便计算,工程中常将变化缓慢的非恒定流视为恒定流。

(4) 均匀流与非均匀流

1) 均匀流

指流体运动,所有物理量不依赖于空间坐标,其流线是平行直线的流动状态。例如,等截面长直管中的流动属于均匀流。

2) 非均匀流

流体运动时,流线为非平行直线的流动状态。如流体在收缩管、扩大管或弯管中流动等。非均匀流又可分为:

①渐变流 指流体运动中流线接近于平行直线的流动称为渐变流。如图 1.4A 区。

②急变流 流体运动中流线不能视为平行直线的流动称为急变流。如图 1.4B,C,D 区。

(5) 流管与总流及流动模型

1) 流管

流体运动时,在流场中取一垂直于流速方向的微小面积 $d\omega$,并在 $d\omega$ 面积上各点引出流线而形成了一股由流线组成的流束称为流管,如图 1.5 所示。在流管内流体不会通过流线流到流外面,在流管外面的流体亦不会通过流线流进流管中去。

2) 总流

流体运动时,如果流管的管状流面部分或全部取在固壁上,这整股流体称为总流。它是微

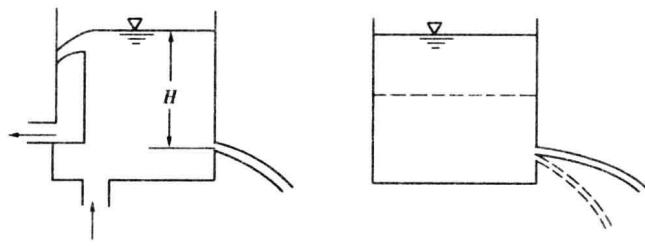


图 1.3 恒定流与非恒定流

(a) 恒定流 (b) 非恒定流

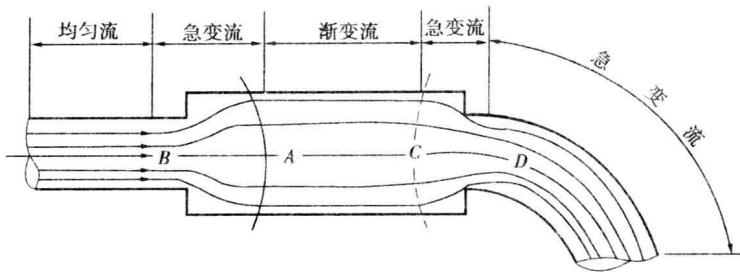


图 1.4 均匀流和非均匀流

元流束的总和。如水管中的水流及风管中的气流等都是总流。

3) 流动模型

在研究流体运动基本规律中,取总流代表实际流体,并且忽略其粘滞性以及在一定条件下不计流体压缩性和热胀性称为不可压缩性流体;考虑其压缩性和热胀性的流体称为可压缩性流体。理论上称这些流体为流动模型。

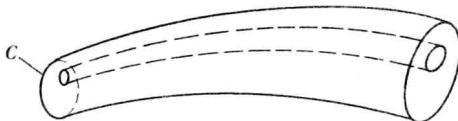


图 1.5 流管

1.3 一维流体恒定流的连续性方程

质量守恒是流体的一个最基本的定律,因此,建立的恒定流连续性方程是流体运动的基本方程之一,应用极为广泛。

根据流体是连续介质,流动是恒定流,流管形状及空间各点的流速不随时间变化以及流体不能从流管侧壁流入或流出等原理。在恒定总流中任取一流管,如图 1.5 所示,流管在 1-1,2-2 过流断面上的面积和流速分别为 $d\omega_1, d\omega_2, u_1, u_2$ 。由质量守恒定律,流进 $d\omega_1$, 断面的质量必然等于流出 $d\omega_2$ 断面的质量。令流进流体密度为 ρ_1 , 流出的密度为 ρ_2 , 则在 dt 时间内流进与流出的质量相等:

$$\rho_1 u_1 d\omega_1 dt = \rho_2 u_2 d\omega_2 dt \quad \text{或} \quad \rho_1 u_1 d\omega_1 = \rho_2 u_2 d\omega_2$$

推广到总流,得

$$\int_{\omega_1} \rho_1 u_1 d\omega_1 = \int_{\omega_2} \rho_2 u_2 d\omega_2$$

由于过流断面上质量密度 ρ 为常数,以 $\int_{\omega} u d\omega = Q$ 代入上式,得

$$\rho_1 Q_1 = \rho_2 Q_2 \quad (1.13)$$

或以断面平均流速来描述,则

$$\rho_1 \omega_1 v_1 = \rho_2 \omega_2 v_2 \quad (1.13a)$$

式中 ρ ——质量密度;

ω ——总流过流断面面积;

v ——总流的断面平均流速;

Q ——总流的流量。