

JI SUJIAN
SHUILIXUE JICHI

计算

水力学基础

主编 刘沛清



黄河水利出版社

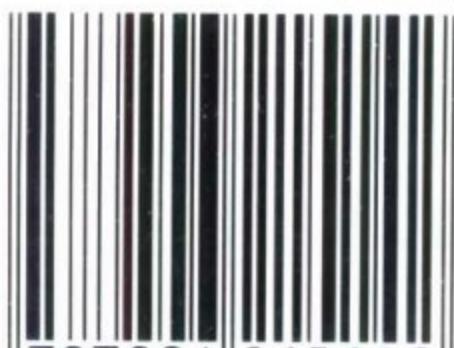
HSU LIAN
SHUILIXUE JICHI

计 算 水 力 学 基 础

责任编辑 张思敬 封面设计 袁璐

责任监制 温红建 责任校对 张晓霞

ISBN 7-80621-514-X



9 787806 215142 >

ISBN 7-80621-514-X/TV·245

定 价：16.00 元

计算水力学基础

主编 刘沛清

副主编 刘桂芳 谢维义 李俊义

黄河水利出版社



图书在版编目 (CIP) 数据

计算水力学基础/刘沛清主编 —郑州：黄河水利出版社，2001.12

ISBN 7-80621-514-X

I. 计… II. 刘… III. 水力计算 IV. TV131.4

中国版本图书馆 CIP 数据核字(2001)第 079495 号

出版 社:黄河水利出版社

地址:河南省郑州市金水路 11 号 邮政编码 450003

发行单位:黄河水利出版社

发行部电话及传真 0371-6022620

E mail:yrcc@public2.zj.ha.cn

承印单位:黄河水利委员会印刷厂

开本:850mm×1 168mm 1/32

印张:7.25

字数:181 千字

印数:1-1 300

版次:2001 年 12 月第 1 版

印次:2001 年 12 月第 1 次印刷

书号:ISBN 7-80621-514-X/TV·245 定价:16.00 元

PDG

前　　言

在流体力学和水力学中,经常碰到大量的偏微分方程和偏微分方程组,这些偏微分方程包括椭圆型的、双曲型的、抛物型的和混合型的,还有其它一些非线性偏微分方程。而且对于常遇到的实际问题,往往涉及到一些复杂的边界条件,精确分析和求解这些方程是相当困难的,有时甚至是不可能的。为了寻求这些方程的近似解,人们引进了有限差数值解法。应用这一方法求解方程,过去由于工作量太大,因而在水力学中很少用;今天,随着计算机的出现和广泛应用,采用有限差数值解法寻求近似解的过程相当便捷,因此已成为有效途径。

在早期,水力学和流体力学曾被人们分成理论分析和物理实验两大分支,它们在整个学科的发展过程中起着同等重要的作用。近几十年来发展起来的“数值模拟”或“数值试验”,同样对水力学和流体力学的发展起着十分重要的作用,形成该学科的第三个分支,补充了理论分析和物理试验的不足之处。

作为一门学科,计算水力学有它自己独特的分析方法,这一点读者在学习过程中会有所感受的。编写本书的主要目的是:介绍一些比较重要的数值分析法,如有限差分法、特征线法、有限元法等,同时针对具体问题,阐明计算水力学的一般原理。主要内容包括:水力学基本方程、数值计算基础、一元流的数值计算方法等。可供水利科研工作者参考。

因编者水平有限,书中难免有错误之处,恳请读者批评指正。

作　　者

2001年10月于北京

目 录

第一章 水力学基本方程	(1)
§ 1-1 连续方程和动量方程	(1)
§ 1-2 理想流体运动的基本方程	(4)
§ 1-3 粘性流体运动的基本方程	(7)
§ 1-4 一元有压非恒定流基本方程	(8)
§ 1-5 一元明渠非恒定流基本方程	(15)
§ 1-6 典型方程	(20)
第二章 数值计算方法	(29)
§ 2-1 有限差分法	(29)
§ 2-2 解的相容性、收敛性和稳定性简述	(36)
§ 2-3 二维扩散方程差分格式	(46)
§ 2-4 一维扩散方程隐格式的解法	(50)
§ 2-5 二维 Laplace 方程第一边值问题的差分法	(57)
§ 2-6 特征线法	(63)
§ 2-7 有限元法	(68)
第三章 一元流的数值计算法	(103)
§ 3-1 概述	(103)
§ 3-2 有压管道恒定流	(103)
§ 3-3 有压管道非恒定流	(113)
§ 3-4 水电站水力系统非恒定流	(131)
§ 3-5 调压井系统的非恒定流	(149)
§ 3-6 明渠恒定非均匀渐变流	(169)
§ 3-7 明渠非恒定渐变流	(182)
参考文献	(222)

第一章 水力学基本方程

本章内,主要讨论流体力学和水力学中几个很重要的典型方程,并给出各方程相应的定解条件。这里主要以控制体上的连续方程和动量方程(Continuity equation and Momentum equation)导出微元体上的连续方程和运动方程。

§ 1-1 连续方程和动量方程

在流场中,任取一控制体(Control - Volume),其控制面(Control - Surface)为如图 1-1 所示实线,在 t 时刻该 CV 内所包含的流体质点系统与它重合,在 $t + dt$ 时刻,该质点系统运动到新的位置如图 1-1 所示的虚线部分。设流体的质量密度为 ρ ,则控制体(CV)内所包含的流体质量为 $m : m = \iiint_{CV} \rho \delta V$

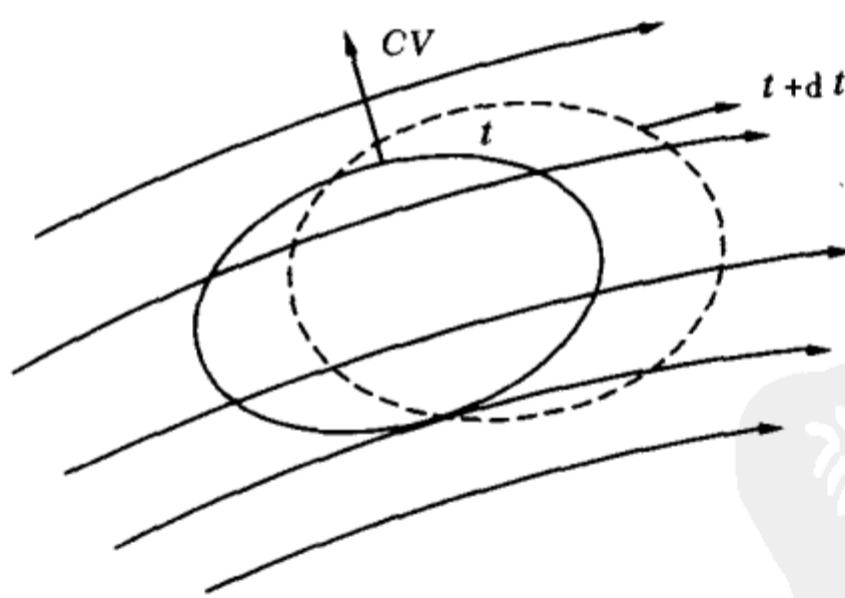


图 1-1

由质量守恒原理可知,该质量在运动过程中保持不变。即

$$\frac{dm}{dt} = 0$$

由流体力学可知 $\frac{1}{\delta V} \frac{d}{dt} \delta V = \nabla \cdot \vec{v}$

则
$$\begin{aligned} \frac{dm}{dt} &= \frac{d}{dt} \iiint_{CV} \rho \delta V \\ &= \iiint_{CV} \frac{d\rho}{dt} \delta V + \iiint_{CV} \rho \frac{d}{dt} \delta V \\ &= \iiint_{CV} \frac{d\rho}{dt} \delta V + \iiint_{CV} \rho \vec{\nabla} \cdot \vec{v} \delta V = 0 \end{aligned}$$

即
$$\iiint_{CV} \left(\frac{d\rho}{dt} + \rho \nabla \cdot \vec{v} \right) \delta V = 0 \quad (1-1)$$

或
$$\frac{\partial}{\partial t} \iiint_{CV} \rho \delta V + \oint_{CS} (\vec{v} \cdot \vec{n}) \rho \delta A = 0 \quad (1-2)$$

由 CV 的任意性, 假定被积函数连续, 则式(1-1)内的被积函数必为零, 于是有

$$\frac{d\rho}{dt} + \rho \nabla \cdot \vec{v} = 0 \quad (\text{或 } \frac{d\rho}{dt} + \rho \frac{\partial v_i}{\partial x_i} = 0) \quad (1-3)$$

与
$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \vec{v}) = 0 \quad (\text{或 } \frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial(\rho v_i)}{\partial x_i} = 0) \quad (1-4)$$

在直角坐标系中, 表达式为

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial(\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial(\rho w)}{\partial z} = 0 \quad (1-5)$$

其中,
$$\vec{v} = u \vec{i} + v \vec{j} + w \vec{k}$$

对于不可压流体, $\frac{d\rho}{dt} = 0$, 则由式(1-3)可知

$$\nabla \cdot \vec{v} = 0$$

及
$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = 0 \quad (1-6)$$

同样, 我们对 CV 建立动量方程, 设质量力为 \vec{F} , 表面力为

\vec{p}_n , 由动量定理可知

$$\frac{d}{dt} \iiint_{CV} \rho \vec{v} \delta V = \iiint_{CV} \rho \vec{F} \delta V + \oint_{CS} \vec{p}_n \delta A \quad (1-7)$$

而 $\frac{d}{dt} \iiint_{CV} \rho \vec{v} \delta V = \iiint_{CV} \frac{d\vec{v}}{dt} \rho \delta V + \iiint_{CV} \vec{v} \frac{d}{dt} (\rho \delta V)$

由连续方程可知, 上式第二项为零。即

$$\frac{d}{dt} \iiint_{CV} \rho \vec{v} \delta V = \iiint_{CV} \frac{d\vec{v}}{dt} \rho \delta V$$

由应力分析可知, $\vec{p}_n = n_x \vec{p}_x + n_y \vec{p}_y + n_z \vec{p}_z$

设, $P = \vec{p}_x \vec{i} + \vec{p}_y \vec{j} + \vec{p}_z \vec{k}$, (叫做应力张量)

$$P = \begin{bmatrix} p_{xx} & p_{xy} & p_{xz} \\ p_{yx} & p_{yy} & p_{yz} \\ p_{zx} & p_{zy} & p_{zz} \end{bmatrix}$$

$$\vec{p}_n = \vec{n} \cdot P$$

由高斯定理, 可知

$$\oint_{CS} \vec{p}_n \delta A = \oint_{CS} \vec{n} \cdot P \delta A = \iiint_{CV} \nabla \cdot P \delta V$$

将上述结果代入式(1-7)中, 得

$$\iiint_{CV} \left(\rho \frac{d\vec{v}}{dt} - \rho \vec{F} - \nabla \cdot P \right) \delta V = 0$$

因 CV 的任意性, 假定被积函数为连续函数, 被积函数恒为零。

$$\rho \frac{d\vec{v}}{dt} = \rho \vec{F} + \nabla \cdot P \quad (1-8)$$

或 $\rho \frac{dv_i}{dt} = \rho F_i + \frac{\partial p_{ij}}{\partial x_j}$

这就是微分形式的动量方程。

在直角坐标系中, 表达式为

$$\begin{cases} \rho \frac{du}{dt} = \rho F_x + \frac{\partial p_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial p_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial p_{zx}}{\partial z} \\ \rho \frac{dv}{dt} = \rho F_y + \frac{\partial p_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial p_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial p_{zy}}{\partial z} \\ \rho \frac{dw}{dt} = \rho F_z + \frac{\partial p_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial p_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial p_{zz}}{\partial z} \end{cases} \quad (1-9)$$

方程(1-5)、(1-9)适应于理想流体和粘性流体,恒定流,非恒定流。它们是流体力学、水力学中最基本的方程式。

下面我们分别对理想流体和粘性流体加以讨论。

§ 1-2 理想流体运动的基本方程

对于理想流体,由于 $\mu=0$,则切应力为零。这时,应力张量 P 中只有法向应力。

$$P = \begin{bmatrix} -p & 0 & 0 \\ 0 & -p & 0 \\ 0 & 0 & -p \end{bmatrix} = -[I]p$$

将上式代入式(1-9)中得到 Euler 方程。

$$\begin{cases} \rho \frac{du}{dt} = \rho F_x - \frac{\partial p}{\partial x} \\ \rho \frac{dv}{dt} = \rho F_y - \frac{\partial p}{\partial y} \\ \rho \frac{dw}{dt} = \rho F_z - \frac{\partial p}{\partial z} \end{cases} \quad (1-10)$$

或

$$\begin{aligned} \rho \frac{d\vec{v}}{dt} &= \rho \vec{F} - \nabla p \\ \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + (\vec{v} \cdot \nabla) \vec{v} &= \vec{F} - \frac{1}{\rho} \nabla p \\ \rho \frac{du_i}{dt} &= \rho F_i - \frac{\partial p}{\partial x_i} \end{aligned}$$

方程(1-10)及式(1-5)就构成了理想流体运动的基本方程组。

对不可压无粘性流体(理想流体)的方程为:

$$\begin{cases} \nabla \cdot \vec{v} = 0 \\ \rho \frac{d\vec{v}}{dt} = \rho \vec{F} - \nabla p \end{cases} \quad (1-11)$$

我们从式(1-11)可以看出,这是一组封闭方程组,理论上当给定初始条件和边界条件时,就可以唯一地确定未知量 p 和 \vec{v} 。

1. 初始条件

所谓初始条件,是指初始时刻 $t = t_0$ 时,流体运动应该满足的初始状态。

即

$$\begin{cases} \vec{v}(\vec{r}, t) |_{t=t_0} = \vec{v}_0 \\ p(\vec{r}, t) |_{t=t_0} = p_0 \end{cases}$$

2. 边界条件

所谓边界条件,是指流体运动边界上方程组的解应满足的条件。

(1) 无穷远处: $\vec{r} \rightarrow \infty$ 时

$$\begin{cases} \vec{v} = \vec{v}_\infty \\ p = p_\infty \end{cases}$$

(2) 固壁处: 流体在固壁处,对理想流体应满足不穿透条件,对粘性流体应满足不滑移条件。

对理想流体: 不穿透条件为

$$(v_n)_{\text{流}} = (v_n)_{\text{固}}$$

或

$$(v_n)_f = (v_n)_s$$

对于静止的固壁: $(v_n)_{\text{固}} = 0$, 则有

$$\vec{v} \cdot \vec{n} |_s = 0$$

对于粘性流体: 在固壁处的不滑移条件为

$$\begin{cases} (v_n)_f = (v_n)_s \\ (v_\tau)_f = (v_\tau)_s \end{cases}$$

其中, $(v_\tau)_f$ 表示流体在固壁面的切向速度。

如果固壁为静止的, 则有: $(\vec{v})_s = 0$ 。这时在固壁处, 紧贴固壁的那层流体, 由于粘性的作用, 和固壁无相对运动, 则也为静止的。

即 $(\vec{v})_f|_s = 0 \quad \begin{cases} (v_n)_f = 0 \\ (v_\tau)_f = 0 \end{cases}$

(3) 自由面: 在自由水面处

$$p = p_a$$

式中, p_a 为大气压强。

对于理想有势流动: $\vec{\omega} = \nabla \times \vec{v}$

由不可压条件 $\nabla \cdot \vec{v} = 0$

由此可知, 存在速度势函数 φ , $\vec{v} = \nabla \varphi$

即 $\vec{v} = \frac{\partial \varphi}{\partial x} \vec{i} + \frac{\partial \varphi}{\partial y} \vec{j} + \frac{\partial \varphi}{\partial z} \vec{k}$

代入连续方程可知:

$$\nabla \cdot \nabla \varphi = 0$$

或

$$\nabla^2 \varphi = 0$$

$$\frac{\partial^2 \varphi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \varphi}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 \varphi}{\partial z^2} = 0 \quad (1-12)$$

为 Laplace 方程。

对于理想不可压缩无旋流动, 在质量力有势的条件下, 由运动方程可得到拉格朗日积分。即

$$\frac{\partial \varphi}{\partial t} + \frac{v^2}{2} + \pi + \frac{p}{\rho} = c(t) \quad (1-13)$$

其中, $\pi = - \int F_x dx + F_y dy + F_z dz$

$$\vec{F} = - \nabla \pi \quad (\text{力势函数})$$

(1-12)、(1-13)两式为理想不可压缩无旋流动的基本方程式。

初始条件:

$$\begin{cases} \nabla \varphi(\vec{r} \cdot t) |_{t=t_0} = \vec{v}_0 \\ p = p_0 \end{cases}$$

边界条件:

$$\begin{cases} \frac{\partial \varphi}{\partial n} |_{\Gamma_1} = v_n \\ \varphi |_{\Gamma_2} = \varphi_2 \end{cases}$$

或,在 $\Gamma = \Gamma_1 + \Gamma_2$ 上给定 φ 和流量 Q 。

求解(1-12)、(1-13)方程的过程是,先由(1-12)方程确定 φ ,然后代入式(1-13)确定 p 。

对于二元不可压缩理想液体无旋流动,不但存在流函数 ψ ,也存在势函数 φ 。即

$$\begin{cases} u = \frac{\partial \varphi}{\partial x} = \frac{\partial \psi}{\partial y} \\ v = \frac{\partial \varphi}{\partial y} = -\frac{\partial \psi}{\partial x} \end{cases}$$

在质量力只有重力的情况下,基本方程为

$$\begin{cases} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \varphi}{\partial y^2} = 0 & \left(\frac{\partial^2 \psi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \psi}{\partial y^2} \right) = 0 \\ \frac{p}{\rho} + gz + \frac{v^2}{2} + \frac{\partial \varphi}{\partial t} = c(t) \end{cases} \quad (1-14)$$

§ 1-3 粘性流体运动的基本方程

对于粘性流体,由于 $\mu \neq 0$,则切应力不为零,这时应力张量 P 中存在六个独立分量,由广义牛顿内摩擦定理,可得应力与速度变形率之间的关系(不可压缩流体)为

$$P = -pI + 2\mu S \quad (1-15)$$

式中, S 为速度变形率。

$$S = \begin{bmatrix} \frac{\partial u}{\partial x} & \frac{1}{2}(\frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y}) & \frac{1}{2}(\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x}) \\ \frac{1}{2}(\frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y}) & \frac{\partial v}{\partial y} & \frac{1}{2}(\frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z}) \\ \frac{1}{2}(\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x}) & \frac{1}{2}(\frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z}) & \frac{\partial w}{\partial z} \end{bmatrix}$$

将式(1-15)代入式(1-9)中,考虑到 $\nabla \cdot \vec{v} = 0$,得出水力学与流体力学中著名的 Navier - Stokes 方程。

$$\begin{cases} \rho \frac{du}{dt} = \rho F_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \mu \nabla^2 u \\ \rho \frac{dv}{dt} = \rho F_y - \frac{\partial p}{\partial y} + \mu \nabla^2 v \\ \rho \frac{dw}{dt} = \rho F_z - \frac{\partial p}{\partial z} + \mu \nabla^2 w \end{cases} \quad (1-16)$$

或

$$\rho \frac{d\vec{v}}{dt} = \rho \vec{F} - \nabla p + \mu \nabla^2 \vec{v}$$

式(1-16)连同连续方程

$$\nabla \cdot \vec{v} = 0 \quad (1-17)$$

构成了粘性流体运动的基本方程。理论上讲,式(1-16)和式(1-17)是一组封闭方程。给定适当的边界条件和初始条件,就可以唯一地确定未知函数 p 和 \vec{v} 。

其边界条件和初始条件与理想流体的情况一样,只是固壁处的不穿透条件要变为无滑移条件,即由粘性的影响紧靠壁处的一层流体与固壁无相对滑移。即

$$\vec{v}|_{S_b} = 0 \quad (1-18)$$

式中, S_b 为固壁表面。

§ 1-4 一元有压非恒定流基本方程

众所周知,一元流分析在水力学中被称为总流分析法,即把水

力要素看做是沿流程的空间坐标和时间的函数。用 s (有些书上 x)表示流程坐标, t 表示时间。即

$$\vec{V} = \vec{V}(s, t) \quad p = p(s, t)$$

或 $\vec{V} = \vec{V}(x, t) \quad p = p(x, t)$

这里为了推导方便,用 x 表示流程坐标。所谓流程坐标,就是沿着流线方向取做 x 坐标,按一元总流分析的原理,把垂直于流线方向的速度和加速度忽略不计。其数学表达式为

$$v \approx 0 \quad w \approx 0 \quad u = u(x, y, z, t) \quad (1-19)$$

这里, $V(x, t) = \frac{1}{A} \int_A u(\vec{r}, t) \delta A$

式中, A 为总流的过水断面面积。

一、连续方程式

以图 1-2 所示的管流为例,设 α 为 x 与水平方向的夹角, H 为水头。有

$$H = z + \frac{p}{\gamma}$$

由式(1-3)可知,单位时间、单位体积的连续方程为

$$\frac{dp}{dt} + \rho \nabla \cdot \vec{v} = 0$$

展开为

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + u \frac{\partial \rho}{\partial x} + v \frac{\partial \rho}{\partial y} + w \frac{\partial \rho}{\partial z} + \rho \left(\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \right) = 0$$

由一元流假定,把上式中包含 v, w 项忽略,有

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + u \frac{\partial \rho}{\partial x} + \rho \frac{\partial u}{\partial x} = 0$$

应该指出:这里 $u \neq V(x, t)$,也就是 $u = u(x, y, z, t)$ 。

所以,我们需要对上式求断面平均值。在过水断面 A 上积分时,因为是对横向积分,可暂时把 x, t 看做常数,并且设被积函数

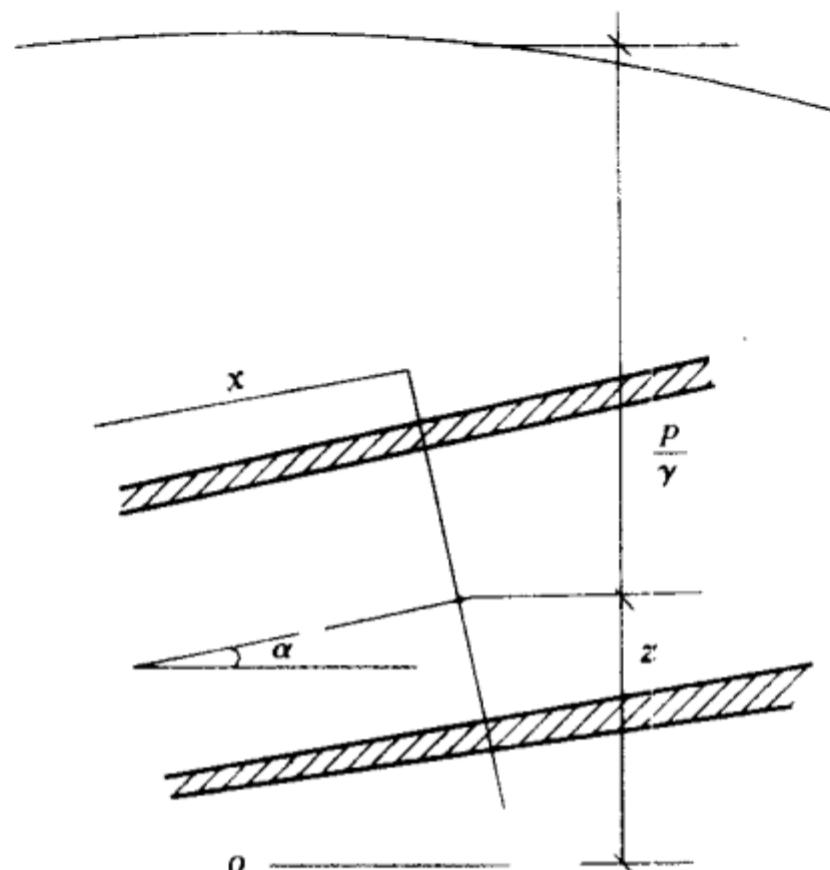


图 1-2

连续且有连续的偏导数,可以把积分号内的求导变成积分号外的求导。又由于 $\rho = \rho(x, t)$ 不是断面 A 上点的函数,则

$$\int_A \frac{\partial \rho}{\partial t} \delta A + \int_A \rho \frac{\partial u}{\partial x} \delta A + \int_A u \frac{\partial \rho}{\partial x} \delta A = 0$$

改成为

$$\begin{aligned} & \frac{\partial}{\partial t} \left(\rho \int_A \delta A \right) + \rho \frac{\partial}{\partial x} \left(\int_A u \delta A \right) + \frac{\partial \rho}{\partial x} \int_A u \delta A = 0 \\ & \frac{\partial}{\partial t} (\rho A) + \rho \frac{\partial}{\partial x} (VA) + VA \frac{\partial \rho}{\partial x} = 0 \\ \text{或 } & \frac{\partial}{\partial t} (\rho A) + \frac{\partial}{\partial x} (\rho AV) = 0 \end{aligned} \quad (1-20)$$

重新整理后,可写成更一般的形式

$$\frac{1}{A} \frac{dA}{dt} + \frac{1}{\rho} \frac{d\rho}{dt} + \frac{\partial V}{\partial x} = 0 \quad (1-21)$$

因为 ρ, A 的增量,都是由 p 的增量引起,所以

$$\begin{cases} dA = \frac{dA}{dp} dp \\ d\rho = \frac{d\rho}{dp} dp \end{cases}$$

代入上式得

$$(\frac{1}{A} \frac{dA}{dp} + \frac{1}{\rho} \frac{d\rho}{dp}) \frac{dp}{dt} + \frac{\partial V}{\partial x} = 0$$

令

$$\frac{1}{\rho a^2} = \frac{1}{A} \frac{dA}{dp} + \frac{1}{\rho} \frac{d\rho}{dp}$$

则连续方程为

$$\frac{1}{\rho} \frac{dp}{dt} + a^2 \frac{\partial V}{\partial x} = 0 \quad (1-22)$$

其中，

$$a = \frac{1}{\sqrt{\rho (\frac{1}{\rho} \frac{d\rho}{dp} + \frac{1}{A} \frac{dA}{dp})}} \quad (1-23)$$

式中， a 叫做水击波速。

由流体弹性模量的定义可知

$$\frac{1}{\rho} \frac{d\rho}{dp} = \frac{1}{K} \quad (a)$$

$$\frac{1}{A} \frac{dA}{dp} = \frac{1}{dp} \frac{dA}{A} = \frac{1}{dp} \frac{\frac{\pi}{2} D dD}{\frac{\pi}{4} D^2} = 2 \frac{dD}{D} \frac{1}{dp}$$

由材料力学可知 $\frac{dD}{D} = \frac{d\sigma}{E}$

对于均质薄壁圆管

$$\sigma = \frac{pD}{2e}, \quad d\sigma = \frac{D}{2e} dp$$

所以

$$\frac{dD}{D} = \frac{D dp}{2e E}$$

$$\frac{1}{A} \frac{dA}{dp} = \frac{D}{E \cdot e}$$

(b)

将(a)、(b)两式代入式(1-23)中, 得