

连续介质力学

第一册

Л. Д. 朗道著
E. M. 栗弗席兹
彭旭麟译

人民教育出版社

连续介质力学

第一册

Л. Д. 朗道著
E. M. 栗弗席兹
彭旭麟译



人民教育出版社

本书是根据苏联国家技术理论书籍出版社(Гостехиздат)出版的朗道(Л. Д. Ландау)和栗弗席兹(Е. М. Лифшиц)合著“连续介质力学”(Механика сплошных сред)一书 1954 年版译出, 现原版重印, 可作为高等学校教学参考书。

原书内容包括流体动力学(共 16 章), 及弹性理论(共 4 章), 中文译本暂分三册出版, 本册是第一册, 包括流体动力学的前 7 章。

简装本说明

目前 850×1168 毫米规格纸张较少, 本书暂以 787×1092 毫米规格纸张印刷, 定价相应减少 20%。希鉴谅。

连续介质力学

第一册

Л. Д. 朗道, Е. М. 栗弗席兹著

彭旭麟译

人民教育出版社出版(北京沙滩后街)

上海商务印刷厂印装
新华书店上海发行所发行
各地新华书店经售

书号 13012·0193 开本 787×1092 1/32 印张 10
字数 245,000 印数 11,401—61,400 定价 ¥ 0.76
1958 年 8 月第 1 版 1978 年 12 月上海第 7 次印刷

序

本書的目的系闡述所謂連續介質力學，亦即闡述液體與氣體的運動理論（流體動力學）以及固體的運動理論（彈性理論）。按本質而言，這些理論誠然屬於物理學的範圍，但由於本身具有很多特殊的性質，所以它已成為一門獨立的科學。

在彈性理論中，對於以數學形式確切地提出的問題的求解具有最重要的意義，這些問題牽涉到線性偏微分方程；因此彈性理論中包含着不少所謂數學物理的成分。

流體動力學却具另一種特徵。其方程為非線性的，因此僅在比較特殊的情況下才能對這些方程作直接研究和求解。由於這樣，近世流體動力學的發展就必須不斷地與實驗相結合。這樣就迫使它與物理學的其他部門相接近。

雖然，流體動力學和彈性理論實際上有別於物理學其他部門的獨特性，但作為理論物理中的一個部分來看仍然具有重大的意義。一方面，它們仍屬於理論物理中一般方法與定律所能適用的範圍，若不具備理論物理中其他部門的基礎知識也就不能對流體動力學和彈性理論獲得清晰的理解。另一方面，為了解決理論物理別的分支中的問題連續介質力學也是不可缺少的。

現在，我們想就本書對流體動力學部分的敘述的特點作幾點說明。本書系將流體動力學當作理論物理的一個部分來闡述的，因此在頗大的程度上規定了本書內容的性質，使它在實質上不同於流體動力學的其他教程。我們尽可能詳盡地分析了所有能引起物理興趣的問題。力圖使我們的敘述能做到：尽可能地建立起各

种現象和它們之間相互关系的更清晰的圖象。按照本書的这种性質，我們就不會叙述流体动力学計算的近似方法，也不會叙述缺乏較深刻物理理論的經驗理論方面的东西。然而这里却闡述了这样一些論題，如流体中的傳热理論和扩散理論，声学和燃燒理論。在流体动力学教程中它們通常是不載入的。

这些說明在更大程度上适用于本書的第二部分——关于彈性理論。既然本書是由物理学家所編写，又首先着眼于物理学者的需要，自然，我們就把兴趣放在一些为通常彈性理論教程中所不涉及的問題上面；例如固体导热問題和粘滯性問題，一系列关于彈性振动和彈性波的理論問題（參看第二部分的第三章和第四章）。同时我們只非常扼要地接触了一些專門性的問題（例如，彈性理論的复杂的数学方法，薄壳理論等等），在这些問題方面著者們一点也不夠不上說是專家。

现在的第二版中曾作頗多的更改。增加了相当多的新材料，尤其是气体动力学部分几乎是全部重写的。特別，增加了鄰音速运动的理論。這個問題对全部气体动力学都具有重要的原則性的意义，由于对通过音速前后所产生的特异性的研究，我們才有可能去闡明壓縮气体对固体定常繞流的基本的定性性質。在这一領域中直到如今还只有較少的成就；許多重要的問題仅能提出而已（參看 § 112）。为了以后研究的需要，我們給这里用到的数学工具作了詳尽的叙述 (§ § 110 及 111)。

本版又添入了新的两章，是关于相对論流体动力学和超流动液体的流体动力学的。相对論流体动力学方程（第十五章）可以在天体物理学的許多問題中找到它的应用，例如，用以研究以輻射作为主要作用之客体；并且这些方程所能适合的特殊場合已經拓广到物理学的另一領域中去了，例如，研究粒子在碰击中的多种結構理論等。第十六章中叙述的“双速”流体动力学給出了超流动液体

运动的宏观描写,即当温度近于绝对零度时液态氦的情形。

第一版中原有的关于气体分子运动论一章,本版给删掉了;我们打算以后把它写入另一部关于物理动力学的书里面去。

弹性理论部分改变较少,主要是增加了相当数目的新习题。

为阅读本书,热力学的基础知识是需要的。数学知识中假定读者可以自由运用矢量分析和张量代数。至于所谓数学物理(二阶线性偏微分方程理论)则书中叙述相应的物理问题时会同同时给出主要算题的基本的必要知识及其解答。

我们应向 Л. Б. 策勒多维奇和 Л. И. 薛多夫致以衷心的谢意,在有关流体动力学的许多问题上曾给我们以宝贵的商榷。我们也得感谢 Л. Б. 锡乌欣,为我们阅读了本书的底稿并提供不少有助于本版准备工作的意见。

在此续印本中,除订正一些发觉到的错字以外,我们增加了几则习题(列在 §§ 54, 90, 125 中)并添进了新的一节 (§ 112 a)。

Л. 朗道, Е. 栗弗席兹

第一部分所用的某些符号

密度 ρ

压力 p

温度 T

單位質量的熵 s

單位質量的內能 ε

热函数 $w = \varepsilon + \frac{p}{\rho}$

定容与定压热容量之比 $\gamma = c_p/c_v$

动力粘滯系数 η

运动粘滯系数 $\nu = \eta/\rho$

导热系数 κ

导温系数 $\chi = \kappa/\rho c_p$

雷諾数 R

音速 c

流体速度与音速之比 M

第一册 目录

第一部分 流体动力学

序.....v

第一部分所用的某些符号.....viii

第一章 理想流体

§ 1. 連續性方程	1	§ 8. 速度环量之守恒	18
§ 2. 尤拉方程	3	§ 9. 具势运动	20
§ 3. 流体靜力学	8	§ 10. 不可壓縮流体	25
§ 4. 不發生对流的条件	10	§ 11. 具势繞流中之阻力	39
§ 5. 伯努利方程	12	§ 12. 重力波	46
§ 6. 能流	13	§ 13. 長重力波	53
§ 7. 冲量流	16	§ 14. 不可壓縮流体中的內波	56

第二章 粘滯流体

§ 15. 粘滯流体运动方程	59	§ 21. 層流迹	89
§ 16. 不可壓縮流体中的能耗散	66	§ 22. 悬浮体之粘滯性	97
§ 17. 管流	68	§ 23. 粘滯流体运动方程之准确解	100
§ 18. 轉动柱面間的流体运动	75	§ 24. 粘滯流体中的振蕩运动	110
§ 19. 相似法則	76	§ 25. 重力波之衰减	123
§ 20. 斯托克斯公式	79		

第三章 湍流

§ 26. 流体定常运动之稳定性	127	§ 33. 速度之相关	157
§ 27. 湍流的發生	129	§ 34. 湍流区域与脫体現象	164
§ 28. 流体轉动之稳定性	135	§ 35. 湍射流	163
§ 29. 管流运动之稳定性	140	§ 36. 湍流迹	173
§ 30. 切向間断处之不稳定性	144	§ 37. 茹可夫斯基定理	175
§ 31. 發展的湍流	147	§ 38. 各向同性的湍流	179
§ 32. 局部湍流	152		

第四章 附面層

§ 39. 層流的附面層	184	§ 40. 脫体綫附近的运动	193
--------------------	-----	----------------------	-----

§ 41. 層流附面层內运动之稳定性	200	§ 45. 阻力危机(失阻)	216
§ 42. 速度的对数断面	204	§ 46. 良繞体	220
§ 43. 导管中的湍流	209	§ 47. 誘导阻力	223
§ 44. 湍流附面层	212	§ 48. 薄型机翼的举力	229

第五章 流体中的导热

§ 49. 热移轉的一般方程	233	§ 53. 傳热之相似法則	256
§ 50. 不可压缩流体中之导热	239	§ 54. 附面层內的傳热	260
§ 51. 無限介質中之导热	244	§ 55. 在运动流体中的物体加热	267
§ 52. 有限介質中之导热	249	§ 56. 自由对流	270

第六章 扩散

§ 57. 混合流体的流体动力学方程	280	§ 58. 扩散系数与热扩散系数	284
§ 59. 流体中悬浮粒子之扩散	291		

第七章 表面現象

§ 60. 拉普拉斯公式	294	§ 62. 吸附膜对流体运动之影响	309
§ 61. 毛細張力波	303		

第一部分 流体动力学

第一章 理想流体

§ 1. 連續性方程

流体动力学的内容包含了对液体(和气体)运动的研究。由于流体动力学中所考察的现象都具有宏观性质,因此在流体动力学中液体^①是作为連續介质来处理的。即是說,流体的任一微細体元,仍应看做是大到足以包含为数极多的分子的程度。由于这样,当我们說到无限小体元时,指的总是“物理意义的”无限小体积,换言之,所說的体积与物体体积相比是足够小的,但与分子間的距离相比却是大的。应当了解:在流体动力学中的用語如“流体质点”、“流点”等都具有同样含义。例如,說到某些质点的位移时,那所指的并非各个分子的位移,而是整个体元的位移,这个体元虽包含着很多的分子,但在流体动力学中只把它当做一个点看待。

运动流体状态的数学描写可利用函数来实现,这些函数决定流速 $\mathbf{v} = \mathbf{v}(x, y, z, t)$ 的分布和任何两个热力学量,比如压力 $p(x, y, z, t)$ 和密度 $\rho(x, y, z, t)$ 的分布。大家知道,热力学中所有的量都可根据其中任何两个量的数值借物态方程来确定;因此給出五个量以后,运动流体的状态就全部决定了,这五个量是速度 $\mathbf{v}$ 的

① 为簡單起见,这里和以下我們只提到液体,实际是同时指液体和气体而言的。(因此,以后除单独涉及液体的部分以外,一概將原文中的 *жидкость* 譯做“流体”——譯注。)

三个分量, 压力 p 和密度 ρ 。

一般說来, 所有这些量都是坐标 x, y, z 和时间 t 的函数。着重指出: $\mathbf{v}$ 是表示时间为 t 的一瞬间, 在空間点 x, y, z 上的流体的速度, 换言之, 速度 $\mathbf{v}(x, y, z, t)$ 是属于空間某定点的, 而不是属于某些(随時間移动于空間中的)确定的流体質点的; 对于量 ρ 、 p 也应作同样的解釋。

我們来推出流体动力学的一些基本方程, 首先一个是在流体动力学中表明物質守恒律的方程。

考察空間的某体积 V_0 。在該体积內流体的数量(質量)为 $\int \rho dV$, 这里的 ρ 表流体密度, 而积分取在整个体积 V_0 上。單位時間內, 流过体积 V_0 的表面的面元 $d\mathbf{f}$ 的流体数量等于 $\rho \mathbf{v} d\mathbf{f}$; 矢量 $d\mathbf{f}$ 的絕對值等于面元的面积, 其方向为面元的法綫方向。規定以面元的外法向为 $d\mathbf{f}$ 的正向。若流体自体积內流出体积外, 則 $\rho \mathbf{v} d\mathbf{f}$ 为正, 若流体自体积之外而流入体积之內, 則 $\rho \mathbf{v} d\mathbf{f}$ 为負。因此, 單位時間內流体自体积 V_0 內流出的总量等于

$$\oint \rho \mathbf{v} d\mathbf{f},$$

这里的积分取在包圍体积 V_0 的整个閉曲面上。

另一方面, 从体积 V_0 中减少的流体数量可写为

$$-\frac{\partial}{\partial t} \int \rho dV。$$

使以上二式相等, 即得

$$\frac{\partial}{\partial t} \int \rho dV = -\oint \rho \mathbf{v} d\mathbf{f}。 \quad (1,1)$$

依奥斯特罗格拉茨基公式將曲面积分化为对体积的积分:

$$\oint \rho \mathbf{v} d\mathbf{f} = \int \operatorname{div} \rho \mathbf{v} dV。$$

于是

$$\int \left(\frac{\partial \rho}{\partial t} + \operatorname{div} \rho \mathbf{v} \right) dV = 0.$$

由于以上等式必须对任意体积都成立,故被积函数必须为零,即

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \operatorname{div} \rho \mathbf{v} = 0. \quad (1,2)$$

此即所谓連續性方程。

將 $\operatorname{div} \rho \mathbf{v}$ 分解,也可將 (1,2) 写为

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \rho \operatorname{div} \mathbf{v} + \mathbf{v} \operatorname{grad} \rho = 0. \quad (1,3)$$

矢量

$$\mathbf{j} = \rho \mathbf{v} \quad (1,4)$$

称为流通密度。它的方向与流体运动方向一致,它的绝对值定出单位时间内通过与流速方向相垂直的单位面积的流量。

§ 2. 尤拉方程

設想从流体中划分出某一体积。被划出的那块流体体积上承受着的总力等于压力的积分

$$-\oint p d\mathbf{f},$$

这里积分是沿该体积的整个表面来取的。將以上积分化为对体积的积分后,即得

$$-\oint p d\mathbf{f} = -\int \operatorname{grad} p dV.$$

由此可見,周圍流体施于流体每一体元 dV 上的力应等于 $-dV \operatorname{grad} p$ 。换言之,施于单位体积流体上的力为 $-\operatorname{grad} p$ 。

使力 $-\operatorname{grad} p$ 等于单位体积的流体質量 ρ 与其加速度 $\frac{d\mathbf{v}}{dt}$ 之乘积,我們立刻可以写出流体体元的运动方程:

$$\rho \frac{d\mathbf{v}}{dt} = -\operatorname{grad} p. \quad (2,1)$$

这里，由导数 $\frac{dv}{dt}$ 所确定的并不是流体经过空间某固定点上的速度变化，而是移动于空间的一定的流体质点的速度变化。这个导数应该用一些与空间固定点相关的量来表示。为此，我们注意到在 dt 时间内该流体质点的速度变化 dv 是由两部分相加而成的：一部分是在时间 dt 内某空间点上的速度变化，另一部分是同一瞬间在相距为 dr 的两点上的速度差，此处 dr 是指该流体质点在时间 dt 内所通过的距离。其中第一部分等于

$$\frac{\partial v}{\partial t} dt,$$

导数 $\frac{\partial v}{\partial t}$ 是暂令 x, y, z 为常数取得的，换言之，是在给定的空间点上取得的。速度变化的第二部分等于

$$dx \frac{\partial v}{\partial x} + dy \frac{\partial v}{\partial y} + dz \frac{\partial v}{\partial z} = (dr \nabla) v.$$

于是

$$dv = \frac{\partial v}{\partial t} dt + (dr \nabla) v$$

或，用 dt 除两边

$$\frac{dv}{dt} = \frac{\partial v}{\partial t} + (v \nabla) v \quad (2,2)$$

将以上关系式代入(2,1)，得

$$\frac{\partial v}{\partial t} + (v \nabla) v = -\frac{1}{\rho} \text{grad } p. \quad (2,3)$$

这就是我们所要求的流体运动方程，是 Л. 尤拉在 1755 年首先确立的。这个方程名为尤拉方程，是流体动力学的基本方程之一。

若流体处于重力场内，则其每单位体积上还须受到力 ρg 的作用，这里 g 表重力加速度。这个力必须加到方程(2,1)的右边，这时(2,3)取以下形式

$$\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + (\mathbf{v} \nabla) \mathbf{v} = -\frac{1}{\rho} \text{grad } p + \mathbf{g}. \quad (2,4)$$

在推导以上运动方程时，我們完全沒有去考虑能的耗散过程，耗散过程是由于流体的內摩擦（粘滯性）和不同部分間的热互换所引起的，耗散現象在流动着的流体中是可能存在的。因而此处以及本章以后各节中所討論的都只限于那些不需考虑导热过程及粘滯性过程的液体和气体的运动；討論这种运动时就与討論理想流体的运动一样。

流体各部分（以及流体与所接触的外物）之間不發生热互换，也就意味着运动是絕热地發生的，并且在流体每一部分中的运动也是絕热地發生的。因此，理想流体的运动就应该看作是絕热的。

流体作絕热运动时，其每一部分的熵不因其空間內移动位置而有所改变。以 s 表流体單位質量所具的熵，我們可借方程

$$\frac{ds}{dt} = 0 \quad (2,5)$$

表明运动的絕热性，式中对時間的全导数，和在(2,1)中一样，是指某运动着的流体部分的熵量变化。这个导数可以写为

$$\frac{\partial s}{\partial t} + \mathbf{v} \text{grad } s = 0. \quad (2,6)$$

它是表明理想流体运动之絕热性的一般方程。借助于(1,2)可將上式写成熵的“連續性方程”：

$$\frac{\partial(\rho s)}{\partial t} + \text{div}(\rho s \mathbf{v}) = 0. \quad (2,7)$$

乘积 $\rho s \mathbf{v}$ 表“熵流密度”。

應該知道：通常絕热性方程是有其更簡單的形式。通常的情形是这样：若在某一初始的时刻流体体积內所有各点的熵都相等，則在流体的繼續运动中各点的熵依旧相等，且不随時間而变

化。在这种情况下,絕热性方程就可簡單地写为

$$s = \text{const}, \quad (2,8)$$

以后我們也就常常这样写。这种运动称为等熵运动。

利用运动的等熵性可將运动方程(2,3)写成別种形式。为此,首先引用热力学中的一个已知关系式:

$$dw = T ds + V dp,$$

式中的 w 表單位質量流体的热函数, $V = \frac{1}{\rho}$ 表比容,而 T 表温度。

由于 $s = \text{const}$, 即得

$$dw = V dp = \frac{1}{\rho} dp,$$

因此 $\frac{1}{\rho} \nabla p = \nabla w$ 。故方程(2,3)可写为

$$\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + (\mathbf{v} \nabla) \mathbf{v} = -\text{grad } w. \quad (2,9)$$

記住尤拉方程的另一形式也是有益处的,在这种形式的方程里面只包含速度。利用矢量分析中我們熟知的公式

$$\frac{1}{2} \text{grad } v^2 = [\mathbf{v} \text{ rot } \mathbf{v}] + (\mathbf{v} \nabla) \mathbf{v},$$

將(2,9)写成

$$\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + \frac{1}{2} \text{grad } v^2 - [\mathbf{v} \text{ rot } \mathbf{v}] = -\text{grad } w. \quad (2,10)$$

若在方程兩边各作 rot 的运算,便得出只包含速度的方程

$$\frac{\partial}{\partial t} \text{rot } \mathbf{v} = \text{rot} [\mathbf{v} \text{ rot } \mathbf{v}]. \quad (2,11)$$

在运动方程上需要附加边界条件,这些条件應該在所論流体的界壁上得到滿足。对理想流体来說,这个条件必須直接体现下列事实,即流体不能穿过剛壁。也就是說,流速沿壁面的法向分量在靜止界壁上必須为零:

$$v_n = 0 \quad (2,12)$$

(在一般情形中, 即对于运动着的界面, v_n 应等于界面自身速度的相应分量)。

在两种不相混和的流体的边界上, 两侧流体应满足压力互等和流速沿界面法向的分量互等的条件 (并且这两个分速都与界面沿自身法线方向移动的速度相等)。

如 § 1 的开头已经说过, 运动流体的状态决定于五个量: 即速度 v 的三个分量以及, 比如说, 压力 p 和密度 ρ 。因此, 一个完全的流体动力学方程组应包含五个方程。对理想流体来说, 这组方程即尤拉方程, 连续性方程和表明运动绝热性的方程。

問 題

用变量 a, t 写出理想流体的一维流动方程, 变量 a 是 $t=t_0$ 的一瞬间流体质点所处的 x -坐标 (即所谓拉格朗日变量) ①。

解: 应用题中所说的变量, 将每个流体质点在任意时刻所处的 x -坐标都看作是时间 t 和初始坐标 a 的函数: $x=x(a, t)$ 。运动中流体基元的质量守恒条件 (连续性方程) 相应地写做 $\rho dx = \rho_0 da$, 或

$$\rho \left(\frac{\partial x}{\partial a} \right)_t = \rho_0,$$

这里的 $\rho_0(a)$ 为给定的初始密度分布。依定义, 流体质点的速度 $v = \left(\frac{\partial x}{\partial t} \right)_a$, 而导数 $\left(\frac{\partial v}{\partial t} \right)_a$ 在该质点的运动范围内确定其速度对时间的变化。尤拉方程应写成

$$\left(\frac{\partial v}{\partial t} \right)_a = - \frac{1}{\rho_0} \left(\frac{\partial p}{\partial a} \right)_t,$$

而绝热性方程为

$$\left(\frac{\partial s}{\partial t} \right)_a = 0.$$

① 虽然这种变量通常取名为拉格朗日变量, 但应指出, Л. 尤拉实际早已应用这种坐标 [与基本方程 (2,3) 一道] 得出了流体运动方程。

§ 3. 流体静力学

就位置在均匀重力场内的静止流体来说, 尤拉方程(2, 4)应取下列形式

$$\text{grad } p = \rho \mathbf{g}. \quad (3, 1)$$

这个方程描述流体的力学平衡。(若不存在外力, 则平衡方程将简化为 $\nabla p = 0$, 亦即 $p = \text{const}$, —— 流体各点所受压力相等。)

假若流体密度在整个体积中可以看成恒量, 换言之, 假若流体不因外力场的作用而发生显著的压缩, 则方程(3, 1)就可直接积分。以垂直向上的方向为 z 轴指向, 即得

$$\frac{\partial p}{\partial x} = \frac{\partial p}{\partial y} = 0, \quad \frac{\partial p}{\partial z} = -\rho g.$$

由此, $p = -\rho g z + \text{const}.$

若静止流体(在高度为 h 的地方)有自由面, 面上各点都承受着相等的外压力 p_0 , 则该自由面必然是水平面 $z = h$ 。由: 当 $z = h$ 时 $p = p_0$ 这一条件, 得 $\text{const} = p_0 + \rho g h$, 因此

$$p = p_0 + \rho g (h - z). \quad (3, 2)$$

一般说来, 对于大量液体或气体, 特别是气体(例如大气), 决不能将密度作为恒量。假设流体不仅处于力学平衡状态, 而且处于热平衡状态中。则流体各点上的温度应相等, 这时方程(3, 1)就可用下述方法积分出来。引用熟知的热力学关系式

$$d\Phi = -s dT + V dp,$$

其中 Φ 代表单位质量流体的热力势。在恒温下,

$$d\Phi = V dp = \frac{1}{\rho} dp.$$

由此可见, 在所论情形中 $\frac{1}{\rho} \nabla p$ 可写做 $\nabla \Phi$, 而平衡方程(3, 1)化为