**文章编号**: 1001-6791(2001)01-0045-06

# 直接计算压力场的Lattice Boltzmann 模型

# 程永光, 索丽生

(河海大学水利水电学院, 江苏 南京 210098)

摘要: 简要介绍了Lattice Boltzmann (LB)方法的基本原理和常用的二维LB 模型,指出其压力 场直接计算的优点,并给出一种改进的使压力计算更方便的LB 模型,对恒定和非恒定圆柱绕流的 压力场进行模拟,与文献中已有结果作了比较和分析,表明计算压力的LB 方法具有正确、简单等 优越性。

关键词: 流场; Lattice Boltzmann 方法; 模拟; 压力 中图分类号: TV 133.1 文献标识码: A

压力是流场模拟中最关心的量,然而,在模拟恒定或不可压粘性流时,压力场的计算一直 是传统流场模拟方法感到棘手的问题,其原因在于恒定或不可压流的连续方程中没有压力项,而 动量方程中压力项以压力梯度的形式出现,从而使连续方程和动量方程在联立后成为奇异方程 组。传统数值方法模拟恒定或不可压NS方程时,一般须结合解 Poisson 方程 (流函数-涡量法、 解原始变量的有限差分法)、加人为压缩项 (计算恒定NS 方程的有限差分法) 或进行压力校正 (解原始变量的有限分析法)等才能解得压力并使计算进行下去。这种计算通常耗时较多,遇到 高维或边界复杂的问题,迭代有时很难收敛。80 年代末发展起来的Lattice Boltzmann(LB)方 法具有算法简单、边界易处理、压力可直接计算、适合并行处理等诸多优点,其中压力直接计 算是它最具吸引力的地方。本文介绍了LB 方法的基本原理和模型,说明其压力计算的直接性, 并给出一种改进的适合模拟不可压恒定流的LB 模型,使压力直接计算的优点更加突出;对典型 圆柱绕流的压力场进行了模拟。

## 1 LB 方法及其压力计算

1.1 LB 方法简介

LB 方法是以运动论作为背景的一种数值方法, 它通过粒子分布函数按LB 方程的演化来模 拟宏观流动<sup>[1,4]</sup>。常用的LB 方程是带BGK 碰撞项的LBGK 方程<sup>[1,4]</sup>

<sup>·</sup> 收稿日期: 2000-01-17; 修订日期: 2000-08-30

基金项目: 国家自然科学基金资助项目 (500090087)。

作者简介: 程永光 (1968-), 男, 山西武乡人, 河海大学水利水电学院博士后, 主要从事水电站水力学 方面的研究。

 $f_{\alpha}(\mathbf{r} + \mathbf{e}_{\alpha}, t + 1) - f_{\alpha}(\mathbf{r}, t) = -\frac{1}{\tau} [f_{\alpha}(\mathbf{r}, t) - f_{\alpha}^{(0)}(\mathbf{r}, t)] \quad (\alpha = 0, 1, 2, ..., b)$ (1)

式中  $f_{\alpha}$ 为粒子分布函数;  $f_{\alpha}^{(0)}$ 为局部平衡分布函数;  $\tau$ 为驰豫时间, 控制 $f_{\alpha}$ 趋向 $f_{\alpha}^{(0)}$ 的速度; r 为流场划分的计算网格点;  $e_{\alpha}$ 为粒子的运动速度向量 (图 1);  $\alpha$ 表示粒子运动方向。

常规LB 方法的形式和计算很简单, 它模拟流场的步骤是: 首先根 据模型将流场划分为均匀网格; 然后让LB 方程在网格上演进, 也就是 令*f*α按方程 (1) 在计算网格上进行迭代求解; 最后对中观量*f*α求矩, 以计算流场的宏观量如密度和流速等

$$\rho(\mathbf{r}, t) = \sum_{\alpha} f_{\alpha}(\mathbf{r}, t), \quad \rho(\mathbf{r}, t) \mathbf{u}(\mathbf{r}, t) = \sum_{\alpha} \exp(\alpha(\mathbf{r}, t))$$
(2)

这样一种简单的分布函数的运动,实际上对应着复杂的宏观流动。

图 1 d2q9 模型的速度向 量 Fig. 1. Particle stream vectors of the

建立LB 模型的主要工作实际上是: 在一定网格划分 r 和速度离散  $e_{\alpha}$ 的前提下,通过理论分析确定平衡分布函数 $f_{\alpha}^{(0)}$ 。 $f_{\alpha}^{(0)}$ 的表达形式是

由统计力学中M axw ell-Boltzm ann 平衡分布作 Taylor 级数展开,并取前几项得到的。 $f^{(0)}$ 的精确表达式应能保证LB 方程演进时对应的宏观方程正好是我们所要模拟的流动控制方程。LB 方程对应的宏观方程可用 Chapm an-En skog 展开和多尺度分析获得<sup>[1,4]</sup>。

1.2 模拟NS 方程的正方形网格九点模型

计算二维问题时常用正方形网格九点模型  $d_{2q}9^{[3]}$ , 它将流场离散为正方形网格, 九个粒子运动向量  $e_{\alpha =}$  ( $e_{\alpha}$ ,  $e_{\alpha}$ ) ( $\alpha = 0$ , 1, ..., 8) 见图 1, 表示为矩阵

$$E = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & -1 & 0 & 1 & -1 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & -1 & 1 & 1 & -1 & -1 \end{bmatrix}$$
(3)

其平衡分布函数取

$$f_{\alpha}^{(0)} = t_{\alpha}\rho \Big[ 1 + 3(e_{\alpha} \cdot \mathbf{u}) + \frac{9}{2}(e_{\alpha} \cdot \mathbf{u})^{2} - \frac{3}{2} |\mathbf{u}|^{2} \Big]$$
  
$$t_{0} = \frac{4}{9}; t_{\alpha} = \frac{1}{9}, \alpha = 1, 2, 3, 4; t_{\alpha} = \frac{1}{36}, \alpha = 5, 6, 7, 8$$
(4)

该模型演进时对应的宏观方程如下

$$\partial \rho + \partial (\rho u_j) = 0 + O(\epsilon^2)$$
(5)

$$\widehat{\partial}(\rho u_i) + \widehat{\partial}(\rho u_i u_j) = - \widehat{\partial}p + \widehat{\partial}(2\nu \rho S_{ij}) + O(\epsilon^2) + O(\epsilon^2 M^3)$$
(6)

式中 压力  $p = C_s^2 \rho$ ;  $C_s = 1/\sqrt{3}$  为波速;  $v = \frac{2\tau - 1}{6}$ ;  $S_{ij} = \frac{1}{2} (\partial u_j + \partial u_i)$ ; *M* 为M ach 数;  $\epsilon = N^{-1}$ 量级相当。

计算三维流动时常用与上述模型类似的三维正方体网格十五点模型。

#### 1.3 压力计算和LB 方法的精度

LB 方法的  $\rho$  有微小的压缩性(这是实际流体存在的),故它能借用这个特点,直接按等熵 状态方程  $p = C_s^2 \rho$  计算压力,从而大大节省了工作量。LB 方法计算压力的方便性还表现在边界 条件上,若给定了流速就不需再给压力,如知道压力就不需要再给流速。

d2q9 模型对应的宏观方程(5)(6)与可压缩NS方程很相似,用它们逼近不可压的NS方



程时有三部分误差<sup>[1,2]</sup>:  $O(\epsilon^2)$ ,反映网格划分的粗细,  $\epsilon$ 对应于空间步长; 反映压缩性影响 的 $O(M^2)$ ;  $O(\epsilon^2 M^3)$ 余项。另外,有关计算证明,以上模型的波速  $C_{s=1}/\sqrt{3}$ ,粘性系数  $v=\frac{2\tau-1}{6}$ 是很准确的<sup>[1]</sup>。所以,在M ach 数很小,即 $O(M^2) < O(\epsilon^2)$ 的情况下,以上LB 模型能以空 间和时间二阶精度逼近N S 方程 (空间步长与时间步长比例关系一定,故时间精度也可看作是二 阶的)。

#### 1.4 LB 计算恒定NS 方程的改进模型

为使LB 直接计算压力的优点更突出,本文给出一个适合计算恒定流场的改进模型,LBGK 方程(1) 改写为

$$p_{\alpha}(\mathbf{r} + \mathbf{e}_{\alpha}, t + 1) - p_{\alpha}(\mathbf{r}, t) = -\frac{1}{\tau} [p_{\alpha}(\mathbf{r}, t) - p_{\alpha}^{(0)}(\mathbf{r}, t)] \quad (\alpha = 1, 2, 3, ..., b)$$
(7)

式中  $p_{\alpha}$ 和 $p_{\alpha}^{(0)}$ 分别表示压力分布函数和压力平衡分布函数,其它如前。对于正方形网格九点 模型,改进模型其标志为d2q9p(与d2q9模型相区别),参照式(4)得到平均分布函数 $p_{\alpha}^{(0)}$ 的 表达式

$$p_{\alpha}^{(0)} = t_{\alpha} \left\{ p + \frac{\rho_0}{3} \left[ 3\left(e_{\alpha} \bullet \mathbf{u}\right) + \frac{9}{2}\left(e_{\alpha} \bullet \mathbf{u}\right)^2 - \frac{3}{2} |\mathbf{u}|^2 \right] \right\}$$
(8)

式中  $\rho_0$  是恒定的流场平均质量;  $t_{\alpha}$  与式 (4) 同。每一计算时步,压力和流速按下式计算

$$p(\mathbf{r}, t) = \sum_{\alpha} p_{\alpha}(\mathbf{r}, t); \qquad \mathbf{u}(\mathbf{r}, t) = \sum_{\alpha} e_{\alpha} p_{\alpha}(\mathbf{r}, t) / \rho_0 C_s^2$$
(9)

该模型运行时对应的宏观方程是

$$\frac{1}{\rho_0 C_s^2} \partial p + \partial u_j = 0 + O(\epsilon^2)$$
(10)

$$\partial u_i + \partial (u_i u_j) = - \frac{1}{\rho_0} \partial p + \partial (2vS_{ij}) + O(\epsilon^2)$$
(11)

式中  $C_{\infty}$  v和  $S_{ij}$ 的值和表达式与 d2q9 一样。d2q9p 模型逼近不可压NS 方程时有空间误差  $O(\epsilon^2)_{\circ}$ ,所以说, d2q9p 模型趋近恒定状态时,能以二阶空间精度逼近恒定不可压NS 方程。

d2q9p 比 d2q9 计算压力更方便,直接按式(9)就能得到压力场。

## 2 圆柱绕流压力场模拟分析

这里应用前述 d2q9 和 d2q9p 模型,按基于插值的非均匀网格算法<sup>[1]</sup>进行计算。计算恒定绕 流用 d2q9p,计算非恒定涡旋交替脱落用 d2q9。

将圆柱周围流场划分近密远稀的网格,网格节点用如下极坐标表示

 $r_i = R \cdot \exp(1.8\pi \cdot i/nx), \theta = 2\pi \cdot j/ny, (i = 0, 1, ..., nx; j = 0, 1, ..., ny)$  (12) 式中 R 为圆柱半径。  $\theta = 0$  对应于圆柱后驻点,  $\theta = \pi$ 对应于圆柱前驻点。

计算时给定远场边界条件速度U = 0.1和压力p = 10。圆柱表面为非滑移固壁边界,给定u = v = 0,压力未知。设圆柱半径R = 25,流场划分 $nx \times ny = 100 \times 200$  网格。

### 2.1 恒定绕流场模拟

针对 Reynolds 数 (R e= 2RU /v) 从 10 到 200 的恒定绕流场, 用 d2q9p 模型进行模拟。表

阻力系数  $C_p$  的结果。文献 [5] 及 其引用的其他文献的成果也列于表 中,以供比较。表中压力系数用C,  $= (p - p) / \rho_0 U^2$  计算, 阻力系数 2π 通过 C<sub>D</sub> = <sub>S</sub> • nd l 积分得出,其 中的 n 是圆柱面外法线, 应力张量  $S = -pI + \rho_{0V} (\nabla u + u \nabla)$ 。对比说 明、无论回流区长度、分离角、压 力系数还是阻力系数,本文结果与 文献中已有结果吻合, 差别均在允 许误差之内。图 2 为Re= 40 时的压 力系数空间分布图和流线图.图 3 是不同 Re 的压力沿圆柱面  $\theta$  变化 曲线。分析可以看出, R e 变大压力 幅度减小;最大和最小压力都在圆 柱表面: 其中最大压力点位于圆柱 前驻点: 最小压力点不在后驻点而 是位于圆柱对称的两侧, 且随 Re增大而后移。这些与观察结果和文 献 [5, 6] 等给出的图案和曲线一致。



图 2 R e= 40 时压力系数分布图及流线图 Fig. 2. distribution of  $C_p$  and the stream lines for R e= 40

#### 2.2 圆柱后涡旋交替脱落

用 d2q9 模拟 *R e*= 160 的情况,人为扰动获得圆柱后涡旋交替脱落。图4 展示了计算时间步 *t*= 5 000 时的压力系数分布,图中最大压力在前驻点附近,最小压力已不在圆柱表面上,而移到 圆后第一个大涡附近。图 5 则是相应的流线图和后驻点压力系数随 *t* 的变化过程。根据后驻点压

1 是所得的分离区长度L、分离角  $\Theta$ 、圆柱前驻点压力系数  $C_{P1}$ 、圆柱后驻点压力系数  $C_{P2}$ ,以及 阳力系数  $C_{P}$  的结果、文献 [5] 及 表 1 恒定圆柱绕流场参数比较

Table 1. Results of flow past a circular cylinder

		R e			
参 数	万法	10	20	40	100
<u>L_</u>	А	0.53	1.88	4.69	13.11
	В	0.434	1.786	4.357	
R	D		1.82	4.48	12.7
θ, ()	Е	0.458	1.820	4.450	11.376
	А	29.6	43.7	53.8	
	В	27.96	43.37	53.34	
	Е	25.15	41.44	53.12	66.03
C <sub>pl</sub>	А	0.745	0.634	0.572	0.530
	В	0.750	0.637	0.558	
	С		0.632		0.571
	D		0.64	0.57	0.53
	Е	0.738	0.639	0.565	0.531
$C_{p2}$	А	- 0.371	- 0.295	- 0.255	
	В	- 0.346	- 0.291	- 0.277	
	D		- 0.27	- 0.23	- 0.17
	Е	- 0.378	- 0.295	- 0.243	- 0.202
CD	А	2.846	2.045	1.522	1.056
	В	2.828	2.053	1.550	
	С		1.998	1.494	
	D		2.000	1.498	1.058
	Е	2.864	2.017	1.504	1.078

注: A Dennis & Chang (1970); B-N ieuw stad & Keler (1973) C-Dennis (1973); D-Fornberg (1980)<sup>[5]</sup>; E-本文LB 模型



图 3 柱面上压力系数沿 θ变化曲线 Fig. 3. variation of C<sub>p</sub>s along θon the cylinder surface

力变化过程线可查出交替脱落的频率f = 1/T = 1/2675 = 0.000373832, T 为一个交替脱落周期 所对应的时间步数。算出 Strouhal 数 *S*  $t = 2fR/U = 2 \times 0.000373832 \times 25/0.1 = 0.1869$ , 与其他 文献中 0.185~ 0.188 十分吻合。



图 4 Re=160 时压力系数空间分布图 Fig. 4. Spatial distribution of  $C_p$  for Re=160



图 5 Re= 160 流线图及后驻点压力系数变化过程 Fig. 5. Stream lines and  $C_{p2}$  duration for Re= 160

## 3 结 语

本文介绍并验证LB 方法的压力直接计算这个对流场模拟有巨大吸引力的优点。传统数值 方法模拟不可压NS 方程时,须费时费力解压力 Poisson 方程,而LB 方法则不需要。文中通过 对圆柱绕流的模拟和分析初步证明,LB 方法可直接用压力状态方程计算压力,得出正确的和其 它方法精度相当的结果。

本文提出一种改进的适合计算恒定不可压NS方程的模型。有必要提出更好的能模拟非恒 定不可压NS方程的模型。另外,有关LB方法计算压力的精度问题需要进一步分析研究。

#### 参考文献

- [1] 程永光 Lattice Boltzmann 方法及其在流场分析中应用的研究[D] 武汉: 武汉水利电力大学, 1998 6
- [2] 程永光, 张师华, 陈鉴治, 等 流体力学问题的Lattice Boltzmann 模型[A] 水利水电工程研究与实践(第 七届水电青年学术会议论文集)[C] 武汉: 武汉工业大学出版社, 1998 343- 347.
- [3] 李元香, 陈炬桦, 黄樟灿 LB 方法的一个简单多速模型[J] 计算物理, 1995(4): 547-553
- [4] Chen S, Doolen G D. Lattice Boltzmann method for fluid flows [J] Ann Rev Fluid Mech, 1998: 329-364
- [5] Fornberg B. A numerical study of viscous flow past a circular cylinder [J] J Fluid M ech, 1980, 98: 819-855.
- [6] W agner L. Pressure in Lattice Boltzmann simulations of flow around a cylinder [J]. Phys Fluids, 1994, 6: 3516-3518

## Direct Calculation of Pressure by Lattice Boltzmann Model

CHENG Yong-guang, SUO Li-sheng

(College of Water Conservancy and Hydropow er Engineering, Hohai University, Nanjing 210098, China)

**Abstract:** The basics and the d2q9 (two-dimensional nine-point) model of the lattice Boltzmann method are introduced, and the advantage of its direct pressure calculation is demonstrated A more efficient model for simulating pressure fields, namely d2q9p, an improved version of d2q9, is presented U sing the model, 2-D steady and unsteady viscous flows past a circular cylinder are simulated Good agreement between results of the LB and those of other methods shows that LB method is a simple, efficient and accurate approach to simulate pressure fields

Key words: flow field; Lattice Boltzmann method; simulation; pressure

# < 书 讯>

# 《亚洲及太平洋地区 21 世纪防洪和管理的区域合作》即将出版

联合国亚洲及太平洋地区经济和社会理事会(ESCA P)对本地区各国防洪管理的经验进行了回顾和总结, 并收集了发达国家河流防洪与管理的经验,编撰成 Regional Cooperation in the Twenty-First Century on Flood control and M anagement in A sia and the Pacific(《亚洲及太平洋地区 21 世纪防洪和管理的区域合作》)一书。该 书总结了亚太地区的防洪实践和经验、防洪与管理的进展、主要问题及发展趋势;提出了亚太地区 21 世纪防洪 管理的区域合作和合作框架;分析了泰国、澳大利亚等国及其河流洪水特性、防洪与管理的进展与成就、未来管 理策略等内容;并且详细地介绍了一些发达国家防洪与管理经验,如美国密西西比河 280 年的河流管理与防洪 经验及莱茵河流域防洪与管理的新进展等。

该书由水利部南京水文水资源研究所教授张海仑(原 ESCA P 自然资源司长)主持编译,黄河水利出版社正 式出版,全书 16 开本,约 26 万字,订价每册 20 元。

本书可供从事水利水电防洪工作人员阅读,也是有关规划、设计、管理、科研部门和有关院校师生的参考材料。 欲购该书可径直和水利部南京水文水资源研究所内《水科学进展》编辑部储开凤小姐联系。地址:南京西康路 一号。邮编: 210024,电话: (025) 3713777-50747;传真: (025) 3737861。

<sup>\*</sup> The Project is Supported by National Natural Science Fund of China (No. 50009007).