第11卷(6)

大型锅炉炉膛三维流场微机 数值模拟计算

朱 青 庞丽君 董 秦裕琨 (哈尔滨工业大学) 俞斌根 (哈尔滨锅炉厂)

[摘要]本文在研究了 300 MW 锅炉炉内流场计算的基础上,提出了适合中、小规模计算机的 三维流场计算方法,为大型数值模拟计算在微机上应用提供了方便。

关键词 锅炉 数值模拟 三维流场 计算机

分类号 TK222 TP301.6

0 引言

近年来,对大型锅炉炉膛内流场的研究 十分广泛、深入。这主要是因为随着锅炉大型 化发展,不仅要求锅炉高效节能,同时也要求 运行安全可靠,即要求锅炉同时满足高效、稳 燃、低污染和防止结渣的性能,因此对燃烧的 控制就显得十分突出。炉内气体流动的动力 特性对于燃烧过程和达到上述四方面性能要 求有着极重要的影响。为了同时满足上述四 方面要求,必须合理地组织炉内空气动力工 况。目前研究人员一方面通过不断完善试验 方法来研究炉内的复杂的空气动力特性,另 一方面根据理论模型进行数值模拟计算来研 究炉内流动。后者对炉内燃烧和传热过程的 研究将有重要意义。

计算机性能的逐步提高和计算方法的迅速发展,给炉膛三维流场数值模拟计算带来 了方便条件。在近似程序上,数值模拟方法可 以给出整个流场的面貌,从而避免了大量繁

收稿日期 1995-04-11 收修改稿 1995-06-06

重的实验工作。无论是改变护膛结构或燃烧 器形状,或者改变锅炉运行工况,数值模拟的 计算成本远低于用实验方法得出结果的费 用,而且可以在整个范围内给出流场的信息。

国内外各研究机构、高等学校在炉内流 场数值模拟计算方面进行了大量工作。本文 在研究了这些工作的基础上,提出了适合中、 小规模计算机的三维流场计算方法,效果较 好。

1 数学模型

对

为了简化计算,炉内介质仅考虑为单一 介质流动,不考虑颗粒相对气流的影响。同时 只进行冷态空气动力场计算,燃烧、传热过程 的影响忽略,因此只需解两种方程:

1.1 连续性方程(张量形式)

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x_j} (\rho u_j) = 0 \qquad (1)$$

于定常流动 $\frac{\partial \rho}{\partial t} = 0, j = 1, 2, 3$

1.2 动量方程(张量形式)

$$\frac{\partial}{\partial t}(\rho u_j) + \frac{\partial}{\partial x_j}(\rho u_i u_j) = \frac{\partial}{\partial x_j}(\mu_{eff} \frac{\partial u_i}{\partial x_j})$$

 $- \frac{\partial \rho}{\partial x_i} + \frac{\partial}{\partial x_j}(\mu_{eff} \frac{\partial u_j}{\partial x_i}) - \frac{Z}{3} \frac{\partial}{\partial x_j}$
 $\times (\mu_{eff} \frac{\partial u_j}{\partial x_j}) + g_i + f_i$ (2)
 $i, j = 1, 2, 3$
式中 ρ — 气体密度(kg/m³)
 u_i, u_j — 气流流速(m/s)
 μ_{eff} — 有效粘性系数(Pa·S),
按下式计算

$$\mu_{eff} = \mu_1 + \mu_2$$

其中 µ 为湍流粘性系数, µ 是层流粘性系数, µ 由双方程模型给出,即

$$\mu_{\rm t} = C_{\mu} \rho K^2 / \epsilon \tag{4}$$

(3)

式中的 C_u 取 0.09, K 和 ε 由下面微分方程给出。

1.3 K、E方程

以湍流脉动动能 K 和湍流脉动动能的 平均耗散率 e 为参数,由纳维斯托克斯方程 变换推导得到 K、e 方程(张量形式):

$$\frac{\partial}{\partial t}(\rho \cdot k) + \frac{\partial}{\partial x_{j}}(\rho u_{j} \cdot k) = \frac{\partial}{\partial x_{j}}(\frac{\mu_{\text{eff}}}{\sigma_{\text{K} \cdot \text{eff}}})$$

$$\cdot \frac{\partial k}{\partial x_{j}} + \mu_{\text{eff}}(\frac{\partial u_{i}}{\partial x_{j}} + \frac{\partial u_{i}}{\partial x_{i}}) \cdot \frac{\partial u_{i}}{\partial x_{j}} - \rho \cdot \varepsilon \qquad (5)$$

$$\frac{\partial}{\partial t}(\rho \cdot \varepsilon) + \frac{\partial}{\partial x_{j}}(\rho u_{j} \cdot \varepsilon) = \frac{\partial}{\partial x_{j}}(\frac{\mu_{\text{eff}}}{\sigma_{\text{coff}}})$$

$$\cdot \frac{\partial k}{\partial x_{j}} + \frac{\varepsilon}{k}[C_{1}\mu_{\text{eff}}(\frac{\partial u_{i}}{\partial x_{j}} + \frac{\partial u_{j}}{\partial x_{i}}) \cdot \frac{\partial u_{i}}{\partial x_{j}} - C_{2}\rho\varepsilon] \qquad (6)$$

式(5)和式(6)中各通用常数可取 $C_1 =$ 1.44, $C_2 = 1.92, \sigma_k = 1, \sigma_r = 1.33$ 。

2 数值解法

对微分方程组式(1)、(2)、(5)、(6) 离散 化后得到统一形式:

$$A_{\rm P} \cdot \Phi_{\rm P} = A_{\rm E} \Phi_{\rm E} + A_{\rm w} \Phi_{\rm w} + A_{\rm N} \Phi_{\rm N}$$

$$+ A_{\rm S}\Phi_{\rm S} + A_{\rm T}\Phi_{\rm T} + A_{\rm b}\Phi_{\rm b} + b \tag{7}$$

其中Φ为变量,S为系数,b为质源;E、W、N、 S、T、b下标分别表示相邻的几个控制体 E(east)、W(west)、N(north)、S(south)、 T(top)、b(bottom),见图 1。



将式(7) 中源项 b 线性化得出下式

$$(A_{\rm P} - S_{\rm P})\Phi_{\rm P} = \sum A_{\rm s}\Phi_{\rm s} + S_{\rm c} \qquad (8)$$

其中下标 1 表示相邻的控制体, Sc 为常数。Sp 为系数。

采用逐线校正法,则式(8) 写成如下形 式,然后求解:

$$(A_{\mathsf{P}} - S_{\mathsf{P}})\Phi_{\mathsf{P}} = A_{\mathsf{S}} \cdot \Phi_{\mathsf{S}} + A_{\mathsf{N}} \cdot \Phi_{\mathsf{N}} + \left(\sum_{i \neq S_{\mathsf{N}}} A_i \Phi_i + S_{\mathsf{C}}\right) \quad (9)$$

3 计算实例

以一台 300 MW、四角切圆燃烧方式锅 炉为实例,进行了炉膛三维流场的计算。该锅 炉为亚临界压力、中间再热、单炉膛布置、固 态排渣直流煤粉锅炉。

锅炉的主要设计参数:主蒸汽流量 D = 1025 t/h,主蒸汽压力 $P_{sr} = 16.72$ MPa,主蒸 汽温度 $l_{sr} = 540$ C,给水温度 $l_{ss} = 262$ C。

锅炉炉膛结构布置和基本几何尺寸见 图 2,炉膛顶部布置有前屏、后屏和高温过热器。直流式燃烧器四角切圆布置,每角燃烧器 设置五层一次风喷口和七层二次风喷口。一、 二次风喷口间隔布置。四股一二次风气流在 炉内形成不等切圆,见图 3。二次风直径为 ϕ 1180 mm,一次风切圆直径为 ϕ 730 mm。燃 烧器一二次风风率分别为 $r_1 = 18\%$, $r_2 =$ 82%,一二次风风温分别为 110°C 和 329°C, 一二次风速分别为 20.9 m/s 和 40 m/s。



图 2 300 MW 锅炉炉膛结构简图



图 3 燃烧器切圆布置示意图

为了简化计算,本文未考虑屏区影响。 根据炉膛外形结构尺寸,将炉膛划分成许多 控制体,见图 4。每个控制体的相应坐标用 I、 J、K 表示,化分的网格数为 12 × 13 × 51,网 格长边与短边之比小于等于 2。



图 4 炉膛网格划分

按着上述模型求解方程组,其边界条件 如下:

(1) 燃烧器区域出口边界条件:

UVW(11) = UVW(13) = UVW(15) =UVW(17) = UVW(19) = UVW(20) =UVW(21) = 40.0 m/s

• 387 •

UVW(12) = UVW(14) = UVW(16) = UVW(18) = 20.9 m/s(2) 出口窗边界条件: $\frac{\partial U}{\partial x} = \frac{\partial V}{\partial x} = \frac{\partial W}{\partial x} = 0, \frac{\partial \rho}{\partial x} = \frac{\partial k}{\partial x} = \frac{\partial e}{\partial x} = 0$ (3) 壁面条件:

 $U = V = W = 0, k = \epsilon = 0$ (燃烧器喷口 区域除外)。

(4)SIMPLE 迭代计算框图见图 5。





(5) 送代收敛精度由压力校正方程中标 量控制体的源项和标量控制体的最大源项所 决定。最大源项控制在 10-2 数量级,源项和 控制在1-2间。迭代100次后基本上已经有 了较好的初始流场。以后的迭代计算需要调 整 U、V、W 的松驰因子和 K、e、压力校正方程 的松驰因子,太大了迭代过程出现较大的波 动,稳定性差;太小了迭代收敛速度减慢。本 文选取速度松驰因子 $\alpha_v = 0.25$, $\alpha_{k,e} = 0.5$, (rp = 0.5。当源项和下降波动在 0.02 ~ 0.05 之间时,且当源项和大于10时,可以再放大 一点 ap、av 值,加快下降速度。当下降到小于 $| 时, \alpha_{P}$ 再变小一点, 取 $\alpha_{P} = 0.13$ 。同时在迭 代过程中改变 TDMA 中系数 $A'_P - A_s N_{J-1}$ 的 精度限制,对 μ 计算中可能出现的 K, ε 迭代 计算结果不匹配给予限制。

4 计算结果及分析

将迭代收敛的速度场进行数据整理,归 纳出几个具有代表性的计算结果,见图 6、7、 8, 根据图形计算结果说明炉内流场分布规 律。







其中图 6(a)(b)(c) 是燃烧器区域俯视 流场图,由此可明显看出在燃烧器区域各截 面的流场分布是一个旋转流场,其分布规律 基本相似。图 7(a) 为炉膛上部俯视流场图; 图 7(b) 是炉膛出口处的俯视流场图。比较图 6 看,在炉膛出口各截面流场已不是旋转流 场,完全符合炉膛内流场的流向。

图 8(a)(b)(c) 是流场的正视图。





图 9 是控制体的源项和 SSUM 随迭代次 数的变化规律。因为收敛精度由压力校正方 程中标量控制体的源项和最大源项所决定, 所以由图 9 可看出,迭代 100 次后基本上已 经有了较好的初始流场。

图 10 给出了 j = 9, j = 18, j = 30 截面 切向速度分布图。从图中可看出,气流进入炉 膛后以螺旋式上升。在中心处它的轴向速度 最高,并且随着气流的上升,切圆变得越来越 大,同时切向速度逐渐降低。在炉膛最顶部, 仍然保持有旋转残余,从而引起炉膛出口两 侧气流分布不均。



本文的计算最初是在计算中心的 SUN3 机上进行。SUN3 是一种小型机,用 UNIX 操 作系统。如果没有其它终端同时工作,单个终 端运算速度为 4 分钟迭代一次,速度较慢。按 迭代所用的时间为 CPU74 小时计算,则费用 近千元(不包括程序编译、调试所花的时间)。 若再加上终端使用费、打印纸费,则费用大大 提高。

针对上述情况,作者在 NOVELL 网上的 终端和一台 386 微机上进行了运算实验,计 算速度明显提高,半分钟迭代一次。曾分别在 这两台机器上连续迭代 1200 次,10 个小时即 可完成,计算效果非常好。由于使用的都是 DOS 操作系统,程序编译、调试以及最后的图 形处理非常方便,而且大大降低了课题所需 费用。在 NOVELL 网上编译、连接本程序用的 软件是 OS386,也可用 NDP。

当然计算速度也取决于流量设置的边 界条件和压力修正方程中的松驰因子。有关 技巧已在3-(5)中叙述。

5 结论

本文是以一台 300 MW 实际锅炉为例, 分别在小型机、微机上进行了复杂的三维流 场计算比较,发现大型锅炉炉膛的三维流场 数值模拟计算可在中、小规模的微机上使用。 这样既可以省时省力,而且计算精度提高。这 为大型计算在微机上的应用提供了方便。

微机得出的计算结果可以量化炉膛空 气动力场的特点,比较真实地反映出炉膛空 气动力场的组织及其影响。空气动力场的数 值模化为改变燃烧器结构,风量配比后探求 其流场分布提供了比较可信的手段。

该计算能够提供在一般条件下难以取 得的数据,与仅从试验取得的数据相比,具有 明显的特点。

参考文献

- 1 帕坦卡 SV. 传热与流体流动的数值计算. 张政译. 科 学出版社, 1987 年
- 2 王应时,范维澄,周力行,徐旭常,燃烧过程数值计算,科 学出版社,1989年
- 3 Fiveland W A, Wessel R A, Numerical model for predicting performance of three-dimensional pulverized-fuel fired furnaces. Journal of Engineering for Gas Turbines and Power. 1988,110:117-126
- 4 Wang Yaqin, Li Wenyan, Sun Zhaoxing. The numerical calculation of combustion process in Utility boiler furnace. 2nd Asian-Pacific International Symposium on Combustion and Energy Utilization.

(渠源 编辑)

作者简介 庞丽君 女 1942年生。现为哈工大热能工程教研室教授。长期从事教学与科研工作。多年来从事流化床燃烧、火床燃烧和煤份燃烧等项目的研究。并多次获省部级科学进步奖。出版有"锅炉燃烧技术与设备"及"工业锅炉手册"等专著。

读者朋友新年好!

this paper a comprehensive review is given to the various empirical formulas for calculating helicalribbed tubes in order to identify a relatively suitable empirical formula for helical-ribbed tubes when flue gas is used as a heat exchange medium. Key words: helical-ribbed tube, heat exchange

镇海石化总厂 200 t/h 燃油锅炉过热器管壁温度的测试分析=The Measurement and Analysis of Superheater Tube Wall Temperatures of a 200 t/h Oilfired Boiler at Zhenhai Petrochemical Works [刊,中]/Liu Linhua, Yu Qizhong (Harbin Institute of Technology), Liu Zhi (Shangfang Grain Depot of Harbin City)//Journal of Engineering for Thermal Energy & Power, 1996,11(6):375~378 The superheater tube wall temperature of two units of high-pressure natural-circulation D-shaped boilers was measured. An analysis and comparison were performed of the thermal excursion along the width of the superheater and metal temperatures along its tube length for both a radiation type and convection type superheater. Key words: boiler, superheater, wall temperature, test, calculation

汽轮机实时仿真数学模型=A Mathematica Model for Steam Turbine Real-Time Simulation [刊, 中]/Xu Jianque (ao Zuqing (Southeastern University) // Journal of Engineering for Thermal Energy & Power, 1996,11(6):379~384

Taking a home-made 125 MW steam turbine as an example, the authors described a method for setting up a model for real-time simulation during its start-up, shut-down, malfunctions and normal operation. The simulation results being basically in agreement with on-site test results, the model setting-up method proposed in this paper is suited for general application and can be used to other types of steam turbine units. Key words; steam turbine, simulation, mathematical model

大型锅炉炉膛三维流场微机数值模似计算=Numerical Simulation Talculation of Three-dimensional Flow Field of a Large-sized Boiler Furnace by the Use of Microcomputers [刊,中]/ Zhu Qing, Pang Lijun (Harbin Institute of Technology) // Journal of Engineering or Thermal Energy & Power, 1996,11(6):385~390

Based on the study of the internal flow field of a 300 MW boiler, we authors have proposed a threedimensional flow field calculation method suitable for small and nedium-sized computers, which makes it easy to conduct large-scale numerical simulation calculation by using microcomputers. Key words; boiler, numerical simulation, three dimensional flow field, computer

windows 环境下热网监控系统的设计=Design of a Heating Network Monitoring System Under "Windows" Environment [刊,中]/Qian Danyang, Shi Tingjin (Zhejiang University) // Journal of Engineering for Thermal Energy & Power, 1996, 11(6): 391~394

On the basis of an in-depth study of the existing computer-based monitoring system for heating networks this paper proposes a software and hardware design philosophy for a heating network monitoring system under a "Windows" environment. Described is a system configuration with basic framework for system software being given. In this regard some progress has been made in the study of application