

两喷嘴对置撞击流径向射流流动特征

李伟锋, 孙志刚, 刘海峰, 王辅臣 (华东理工大学资源与环境工程学院, 上海 200237)

摘要:对喷嘴间距与喷嘴直径比为 0.5~100 范围内两喷嘴对置撞击流径向射流的湍流脉动特征、速度分布和扩展率等进行了实验研究和数值模拟。研究结果表明,撞击流径向射流明显较自由射流湍动强烈;从驻点开始径向射流速度逐渐增大到最大值后开始衰减,射流呈现自相似性;随着喷嘴间距增大,撞击流径向射流的扩展率呈现增大的趋势,大约为自由圆射流的 1.5~3 倍。采用 CFD 软件对撞击流径向射流的速度分布特征进行了数值模拟,与实验结果相比,两方程湍流模型预报的撞击流径向射流的扩展率明显偏小,雷诺应力模型的预报精度 有较大改进。

Flow characteristics of radial jet from two opposed jets

LI Weifeng, SUN Zhigang, LIU Haifeng, WANG Fuchen

(College of Resources and Environmental Engineering, East China University of Science and Technology, Shanghai 200237, China)

Abstract: The fluctuation, velocity distribution and spread rate of the radial jet from two opposed nozzles at L/D=0.5-100 were experimentally investigated and numerically simulated, where L is the length of two nozzles separation and D is the nozzle diameter. Results show that the turbulence intensity of the radial jet is obviously higher than that of free jet. The velocity of the radial jet increases to a maximum from the stagnation point then decays and exhibits a self-similarity. With the increase of the nozzle separation, the spread rate of the radial jet increases, and is about 1.5-3 times as that of free round jet. The velocity distributions of the radial jet from two opposed nozzles were numerically simulated by CFD. Compared to experimental results, the spread rate is obviously underpredicted by two-equation turbulence models, and the prediction by Reynolds stress model (RSM) is improved.

Key words: two opposed jets; radial jet; spread rate; hot-wire anemometer

引 言

由于撞击流能够有效强化混合和相间传递,因 而在气化、燃烧、吸收、干燥以及催化反应等工业 过程中显示出独特优点和较大应用潜力,众多学 者^[1-9]对撞击流展开了基础和应用研究。

两股射流离开喷嘴后相向流动、撞击,在喷嘴 中间形成一个高度湍动的撞击区,轴向速度趋于 零,并转为径向流动。撞击流流场一般可以分为3 个区域:一是流体离开喷嘴以后到还没有撞击之

²⁰⁰⁹⁻⁰⁴⁻²⁷ 收到初稿, 2009-07-19 收到修改稿。

联系人及第一作者:李伟锋(1976-),男,博士,讲师。

基金项目:国家重点基础研究发展计划项目 (2004CB217703)。

Received date: 2009-04-27.

Corresponding author: Dr. LI Weifeng, liweif@ecust.edu.cn

Foundation item: supported by the National Basic Research Program of China (2004CB217703).

前,如同单喷嘴的自由射流,称为射流区;二是相 向运动的流体撞击后形成撞击区(也称滞止区); 三是撞击后流体改变方向形成的区域称为径向射流 区(也称折射流区)。尽管撞击流径向射流也是一 种射流,但与常见的自由轴对称射流有许多不同的 特征。此外,径向射流的流动直接决定着撞击流反 应器的流场特征和混合效果,因此值得进行深入 研究。

• 2454 ·

从目前国内外撞击流研究的文献来看, 对撞击 流径向射流的研究还很不够, 且多局限在小喷嘴间 距下撞击区附近,例如,Kostiuk 等^[4]、Rolon 等^[10]和 Korusoy 等^[11]的实验研究表明,撞击流径 向射流在撞击区附近呈直线分布形式。刘海峰 等[12]研究了大喷嘴间距下气化炉内受限撞击流径 向射流的流动特征,发现用喷嘴间距作为长度比尺 时,速度分布具有相似性。由于不同研究者研究的 喷嘴间距不同,因而造成关于撞击流径向射流的增 长率研究结论不一致,如 Rew 等^[13]研究了两股弯 曲壁面撞击流的径向射流,发现撞击流径向射流扩 展率为 0.15, Gilbert^[14-15] 发现 L/D = 20 时两股平 面壁面射流撞击流径向射流扩展率为 0.2, Stan 等^[16]发现两股圆射流在L/D = 20和Re = 11000时 径向射流扩展率约为 0.17, 而 Kind 等^[17]发现在 L/D=240 时两股平面撞击流径向射流扩展率为 0.3,约为普通自由圆射流的3倍。

本文对 L/D=0.5~100 范围内的撞击流径向 射流进行了实验研究及数值模拟,喷嘴间距涵盖了 大多数文献和工业应用中的喷嘴间距范围,并对数 值模拟的精度和产生误差的原因进行了分析和 讨论。

1 实验测量和数值模拟方法

本文两喷嘴对置撞击流如图 1 所示,来自 Roots 鼓风机的空气经过流量计计量后进入如图中 所示的两个喷嘴后形成两股射流 Jet 1 和 Jet 2,发 生对置碰撞。用 *u* 和 *v* 分别表示轴线上的轴向速度 和径向射流沿 *y* 轴方向的速度,如不特殊声明, 本文中出现的"径向速度"均表示径向射流沿 *y* 轴方向的速度。由于径向射流的轴向速度相对径向 速度要小 1~2 个数量级,因而本文不做研究。

本文采用 DANTEC Streamline4 型热线风速 仪测量径向速度,实验中选用一维探头,测量时热 线探头固定在三维坐标架上,可精确地调节测量点



图 1 两喷嘴对置撞击流

Fig. 1 Schematic diagram of two opposed jets

位置。实验中采用的喷嘴直径 D 为 30 mm,测量 工况见表 1。喷嘴出口的 Reynolds 数定义为

$$Re = Du_{0}\rho/\mu \tag{1}$$

式中 u_0 为喷嘴出口气速, $m \cdot s^{-1}$; ρ 为常温空 气密度, kg · m^{-3} ; μ 为常温空气动力学黏 度, Pa · s。

表 1 测量工况 Table 1 Measurement cases

D/mm	L/D	$u_1, u_2/m \cdot s^{-1}$	Re_1 , Re_2
30	0.5,1,2,8,12,	11.8	23460
	16,20,30,50,100		

数值模拟采用 CFD 软件 Fluent 6.1,采用文 献[6]中的二维轴对称网格和边界条件对撞击 流径向射流进行数值模拟,湍流模型选用两种 两方程模型(即标准 *k*-ε 和 RNG *k*-ε)以及 RSM 模型。

2 结果与讨论

2.1 径向射流的湍流脉动特征

图 2 为撞击流和自由圆射流的烟线照片,图中 喷嘴出口的气速均为 2.36 m · s⁻¹, *L*/*D*=2,关 于烟线法见文献 [7]。从图中可以看出,撞击流径 向射流和自由圆射流的边界层中都出现了对称的旋 涡对,与自由圆射流相比,撞击流径向射流的扩展 角明显较大,表明撞击流径向射流发展更快。烟线 可视化结果表明,撞击流径向射流由大尺度涡结构 组成,并且不断扭曲、变形,很不稳定。这种径向 射流的不稳定性一方面与径向射流中的大尺度涡结 构的不稳定性有关,另一方面也与撞击面驻点的轴 向不稳定性有很大关系。因为径向射流是由轴向射 流在撞击面驻点处压缩然后在径向上伸展发展而成 的,而撞击面驻点在轴向上或多或少是不稳定的, 因而一定程度上导致径向射流的不稳定性^[7-9]。这 种径向射流的不稳定性能有效地促进撞击流的混合 和传质,这正是工程应用中所需要的。



(a) opposed jets



(b) free round jet图 2 撞击流径向射流和自由圆射流烟线照片Fig. 2 Smoke-wire photos of opposed jets and free round jet

图 3 (a) 是撞击流径向速度与自由圆射流的 轴线上轴向时均速度的实验测量值比较,图中喷嘴 出口的气速均为 11.8 m · s⁻¹, L/D=2; 图 3 (b) 是撞击流径向射流径向与自由圆射流的轴线湍流强 度的实验测量值比较,图中湍流强度值为脉动速度 的均方根相对于当地平均速度的比值。从图 3 (a) 可以看出,撞击流径向射流径向速度增大到最大值 (约为 u_1) 后迅速衰减,在y=8D处,速度衰减到 0.1u1 左右, 而对于自由圆射流, 经过一段势核区 (长度约为 5D) 之后, 轴线速度开始衰减, 在 x =24D 处,速度衰减到约 0.2u,可见撞击流径向射 流衰减速率要快得多。从图 3 (b) 中可以看出, 撞击流径向射流湍流强度明显较自由射流轴线上湍 流强度大得多,说明撞击流径向射流中流体微团的 湍流脉动程度比一般自由圆射流大,这也是撞击流 能强化混合和传递过程的一个有力证明。

2.2 径向射流速度分布特征

鉴于撞击流径向射流和自由射流的特点有很大 不同,因而有必要对其展开更为深入的实验和模拟 研究,特别是射流的扩展率等。如文献[7]指出, L/D在2~8范围内,撞击流驻点位置不稳定,这 对测量径向速度分布带来了很大的困难,因此只对 2D和8D进行了测量。





Fig. 3 Experimental axial mean velocity and local turbulence intensity of free jet and radial jet of opposed jets

2.2.1 径向射流速度分布 L/D 为 1、12、20 时 撞击流径向射流沿 y 轴分布的实验测量值和不同 模型的数值模拟值的比较如图 4 所示,图中径向速 度均用喷嘴出口气速进行量纲1化。从图中可以看 出, L/D=1时, 径向速度在撞击面附近呈线性增 大到最大值,此区间实验值和数值模拟值吻合较 好;离开最大值,RSM模型的预报值和实验结果 相对吻合较好。当 L/D 为 12 和 20 时,驻点附近 热线测量的径向速度值大于零,实验测量值和数值 模拟的预报值不太吻合,这是由撞击区流体剧烈的 湍流脉动导致流体的主流方向不确定造成的,随着 喷嘴间距增大,撞击区的区域增大,这种情况更加 明显。离开最大值后, RSM 模型的预报值相对两 种两方程模型而言与实验结果吻合较好。在 L/D 为 0.5~100 范围内径向速度分布的实验测量值如 图5所示。

2.2.2 径向射流最大速度位置 在 0.5≤L/D<20





范围内,不同喷嘴间距下撞击流径向射流最大速度 位置如图 6 (a) 所示。从图中可以看出,实验结 果与 3 种湍流模型预报的结果大致相似,均显示大 约在距离对称轴 0.9D 处径向速度达到最大值。在 0.5≪L/D<20 范围内,最大径向速度的位置可用 如下近似关系式表示

$$y(v = v_{\max}) = 0.9D$$
 (2)

在 20≪L/D≪100 范围内,不同喷嘴间距下撞 击流径向射流最大速度位置如图 6(b)所示,从



Fig. 5 Experimental distribution of radial velocities

图中可以看出,实验测量和数值模拟的预报值不吻 合,但是都表明在大喷嘴间距范围内随着喷嘴间距 增大,对应最大径向速度的位置逐渐远离对称轴。 如果对大喷嘴间距下最大径向速度的位置用喷嘴间 距量纲1化,则发现最大径向速度大约出现在 0.05L处,有如下近似关系式

$$y(v = v_{\max}) = 0.05L$$
 (3)

以上关系预示对于中、小喷嘴间距撞击流,喷嘴直 径 D 是长度比尺,而对于大喷嘴间距撞击流,喷 嘴间距 L 是长度比尺。

2.3 径向射流扩展率

研究发现,在L/D为0.5~100范围内撞击流 径向速度在离开最大径向速度后的平面上均具有很 好的自相似性。如图7中以L/D为1、20为例, 图中 b_{1/2}为径向射流的半宽高。由于数值模拟结果 显示不同平面上速度剖面完全重合,为了便于显 示,仅用一条线来代替。从图中可以看出,L/D= 1时,实验值和数值模拟值吻合较好,而L/D=20 时,实验测量值的分布要比模拟值更宽一些,说明



第 10 期

随着喷嘴间距增大,数值模拟预报的径向射流的扩展率有一定的偏差。在 L/D 为 0.5~100 范围内, 不同喷嘴间距下径向射流的半宽高随径向位置的变 化如图 8 所示,图中直线的斜率即为径向射流的扩展率,可见径向射流的半宽高增长呈线性增长趋势。

L/D为 0.5~100 范围内径向射流的扩展率见 表 2。从表中数据可以看出,随着喷嘴间距增大,径向射流扩展率呈增长的趋势。在L/D为 0.5~8 范围内,扩展率增长缓慢,基本为 0.15 左右;在 L/D为 8~20 范围内,扩展率很快从 0.15 增长到 0.3 左右;在L/D为 20~100 范围内,径向射流 的扩展率基本为 0.3 左右。从表中实验测量值和数 值模拟预报值的比较可以看出:标准 k-ε 模型预报 的扩展率相当;RNG k-ε 模型预报的扩展率在 0.12~0.15,也明显小于实验测量值;RSM 模型 预报值尽管与实验测量值有些差异,但是相对两种 两方程模型而言,预报精度有明显改善。产生这种



distributions of radial jet of opposed jets on various planes

差别的原因:一是因为撞击流流动强烈各向异性、 流线弯曲,因而目前的两方程模型会带来一定的误 差;二是由于撞击流的驻点是不稳定的^[8-9],因而 用本文的稳态数值模拟方法会带来一定的误差。这 种不稳定性对撞击流的速度分布会产生一定的影 响,目前在撞击流的研究中这种不稳定性对流场的 影响较少被关注。

文献中撞击流径向射流的扩展率多为壁面撞击 流和壁面弯曲射流撞击流的,仅有的圆射流撞击流 径向射流的扩展率为 Stan 等^[16]得出的两股水流射 流在 *L/D*=20 和 *Re*=11000 下扩展率约为 0.17。 Kind 等^[17]发现平面撞击流在 *L/D*=240 时径向射 流扩展率为 0.3,这与本文研究结果基本相同。这 些数据之间,以及与本文数据之间由于撞击流喷嘴 的型式、喷嘴间距和 Reynolds 数等的差异,很难 进行完全的比较。结合本文和这些研究结果可知: 撞击流径向射流扩展率明显大于一般自由射流,约 为其 1.5~3 倍,并且随着喷嘴间距增大而增大。





表 2 径向射流扩展率的测量值和模拟值 Table 2 Measured and simulated spread rate of radial jets

L/D	Standard k - ε	RNG k-€	RSM	Experiment
0.5	0.109	0.120	0.118	0.134
1	0.107	0.122	0.124	0.134
2	0.098	0.118	0.129	0.140
4	0.099	0.116	0.131	—
8	0.100	0.118	0.162	0.163
12	0.103	0.123	0.151	0.207
16	0.105	0.131	0.208	0.295
20	0.109	0.130	0.213	0.307
30	0.111	0.136	0.292	0.273
50	0.109	0.147	0.416	0.297
100	0.105	0.123	0.435	0.283

2.4 讨论

从上述撞击流径向射流和自由圆射流的特征比 较来看,尽管径向射流保留了自由射流的一些特 性,但相对于自由射流,撞击流径向射流又有其自 身的特点,并且要复杂得多。 (1)射流的产生过程:圆自由射流是由具有一 定初速度的流体从圆断面处射出而形成;撞击流径 向射流是由轴向射流在撞击面驻点处压缩然后在径 向上伸展而成,由于驻点在轴向上位置不稳定,因 而一定程度上导致径向射流的不稳定性。

(2)射流的构成:按照自由圆射流理论,自由射流由初始区、过渡区和发展区构成;对于撞击流径向射流,由撞击区和发展区构成。

(3) 射流相似性: 径向速度在离开最大径向速 度后的平面上具有相似性,这种相似性与自由射流 相似,不同的是自由射流在射流发展区才展现这种 相似性(一般 *x*/*D*>8 以后)。

(4) 射流扩展率: 撞击流径向射流扩展率约为 自由射流的 1.5~3 倍。

3 结 论

本文对 L/D 为 0.5~100 范围内撞击流径向射 流流动特征,包括径向速度的湍流脉动特征、径向 射流速度分布和扩展率等进行了系统研究,主要结 论如下:

(1)对于中、小喷嘴间距撞击流,喷嘴直径 D 可以作为长度比尺,对大喷嘴间距撞击流,喷嘴间 距 L 是长度比尺;

(2)撞击流径向射流扩展率约为自由射流的1.5~3倍,且随着喷嘴间距增大,径向射流扩展率呈增长的趋势;

(3)标准 k-ε 模型和 RNG k-ε 模型预报的撞击 流径向射流的扩展率明显偏小,RSM 模型预报精 度有较大改进,撞击流驻点的不稳定性对撞击流径 向射流的扩展率有一定影响,下一步研究中需用非 稳态模拟方法和非线性稳定理论对撞击流进行 模拟。

符号说明

D----喷嘴直径, m

L----喷嘴间距, m

Re-----Reynolds 数

- u, v——分别为轴向、径向速度, m·s⁻¹
- u_1 , u_2 ——撞击流两喷嘴出口平均气速, m·s⁻¹

x, y——分别为轴向、径向坐标, m

References

[1] Tamir A, Kitton A. Application of impinging streams in chemical engineering process review. *Chemical* Engineering Communications, 1987, 50 (1-6): 241-330

- [2] Champion M, Libby P A. Reynolds stress description of opposed and impinging turbulent jets (I): Closely spaced opposed jets. *Physics of Fluids*, 1993, 5 (1): 203-215
- [3] Kostiuk L W, Libby P A. Comparison between theory and experiments for turbulence in opposed streams. *Physics of Fluids*, 1993, 5 (9): 2301-2303
- [4] Kostiuk L W, Bray K N C, Cheng R K. Experimental study of premixed turbulent combustion in opposed streams (I): Nonreacting flow field. *Combustion and Flame*, 1993, 92 (4): 377-395
- [5] Xu Jianliang (许建良), Li Weifeng (李伟锋), Cao Xiankui (曹显奎), Dai Zhenghua (代正华), Liu Haifeng (刘海峰), Wang Fuchen (王辅臣), Gong Xin (龚欣), Yu Zunhong (于遵宏). Experimental research and numerical simulation of asymmetric impinging streams. Journal of Chemical Industry and Engineering (China) (化工学报), 2006, 57 (2): 288-291
- [6] Li Weifeng (李伟锋), Sun Zhigang (孙志刚), Liu Haifeng (刘海峰), Wang Fuchen (王辅臣), Yu Zunhong (于遵宏). Numerical simulation and experimental study on flow field of two closely spaced opposed jets. *Journal of Chemical Industry and Engineering* (*China*)(化工学报), 2007, **58** (6): 1385-1390
- [7] Li Weifeng (李伟锋), Sun Zhigang (孙志刚), Liu Haifeng (刘海峰), Wang Fuchen (王辅臣), Yu Zunhong (于遵宏). Stagnation point offset of two opposed jets. Journal of Chemical Industry and Engineering (China) (化工学报), 2008, 59 (1): 46-52
- [8] Li Weifeng, Sun Zhigang, Liu Haifeng, Wang Fuchen, Yu Zunhong. Experimental and numerical study on stagnation point offset of turbulent opposed jets. *Chemical*

Engineering Journal, 2008, 138 (1/2/3): 283-294

- [9] Sun Zhigang (孙志刚), Li Weifeng (李伟锋), Liu Haifeng (刘海峰), Yu Zunhong (于遵宏). The oscillation characteristic of two planar opposed jets. *Journal* of Chemical Industry and Engineering (China)(化工学 报), 2009, **60** (2): 338-344
- [10] Rolon J C, Veynante D, Martin J P. Counter jet stagnation flows. *Experiments in Fluids*, 1991, 11 (5): 313-324
- [11] Korusoy E, Whitelaw J H. Opposed jets with small separations and their implications for the extinction of opposed flames. *Experiments in Fluids*, 2001, **31** (1): 111-117
- [12] Liu Haifeng (刘海峰), Liu Hui (刘辉), Gong Xin (龚 欣), Wang Fuchen (王辅臣), Yu Zunhong (于遵宏).
 Radial velocity of wide spaced impinging streams. Journal of East China University of Science and Technology (华东 理工大学学报), 2000, 26 (2): 168-171
- [13] Rew H, Park S. The interaction of two opposing asymmetric curved jets. *Experiments in Fluids*, 1988, 6 (4): 243-252
- [14] Gilbert B L. Turbulence measurements in a two-dimensional upwash. AIAA Journal, 1988, 26 (1): 10-14
- [15] Gilbert B L. Turbulence measurements in a flow generated by the collision of radially flowing wall jets. *Experiments in Fluids*, 1989, 27 (2): 103-110
- [16] Stan G, Johnson D A. Experimental and numerical analysis of turbulent opposed impinging jets. AIAA Journal, 2001, 39 (10): 1901-1908
- [17] Kind R, Suthanthiran K. The interaction of opposing plane turbulent wall jets. Journal of Fluid Mechanics, 1973, 58 (2): 389-402