侧伸式气液搅拌槽内的搅拌功率与传质性能

都荣礼¹, 黄雄斌¹, 王 昕², 陈智胜²

(1. 北京化工大学化学工程学院,北京 100029; 2. 中国大唐集团科技工程有限公司,北京 100089)

摘 要:采用 ϕ 2000 mm×4200 mm 侧伸式搅拌槽,研究了搅拌器的功率曲线、搅拌器数量及通气对搅拌功率的影响, 结果表明,侧伸式搅拌槽内雷诺数 Re在 3×10⁵ 时功率准数才能稳定,比立式搅拌槽内 $Re(10^4 左 a)$ 高;侧伸式搅拌槽 通气使搅拌器功率减小的幅度只相当于立式搅拌槽减小幅度的 28%. 对侧伸式搅拌槽内喷枪式和管网式两种气体分 布器的容积传质系数 K_La 研究结果显示,在相同搅拌功率下喷枪式分布器的传质效果是管网式分布器的近 3 倍;回归 出了侧伸式搅拌槽内喷枪式分布器的容积传质系数 K_La 的关系式 $K_La \propto (P/V_L)^{0.161} V_G^{1.125}$ 和管网式分布器传质系数 K_La 的关系式 $K_La \propto V_G^{1.778}$,可供工业设计参考.

关键词:侧伸式搅拌;功率准数;气体分布器;传质系数 中图分类号:TQ027 文献标识码:A 文章编号:1009-606X(2008)04-0709-05

1 前言

侧伸式搅拌槽大量应用于石化、造纸、食品、环境 等行业,由于具有搅拌浆直径相对较小、安装位置比较 特殊、要求搅拌功率较小等特点^[1],在一些石油化工行 业得以大量应用.另外,由于环境保护的要求越来越高, SO₂的排放被严格控制,导致火电厂烟气脱硫装置建设 发展迅速,侧伸式搅拌因其诸多特点在火电厂湿法烟气 脱硫中也得以广泛应用^[2].

搅拌功率和气液传质系数是搅拌反应器设计中 2 个非常重要的参数,传统的立式搅拌设备这两方面的研 究已经相当成熟,但侧伸式搅拌槽这两方面的研究还鲜 有报道.前人对侧伸式搅拌槽的研究多集中在单相流场 和固液悬浮方面,Wesselingh^[3]利用不同密度的流体混 合研究了侧伸式搅拌槽内的单相混合性能,Henryk 等^[4,5] 研究了侧伸式搅拌槽内的单相搅拌功率、混合时间及传 热效率,Salwan 等^[6]模拟了侧伸式搅拌槽内的两相流场 的固液悬浮和混合时间,Janz等^[7]对火电厂烟道气脱硫 系统中的侧伸式搅拌装置进行了固液悬浮技术的研究, 杜俊琪等^[8]对厌氧移动床生物膜反应器侧伸式搅拌装置 进行了实验研究,在已有的研究中,侧伸式搅拌的气液 混合和气液传质性能的研究还未见公开报道.

本工作通过研究侧伸式搅拌槽内气液两相功率特性和传质性能,与立式搅拌槽进行比较,得到了侧伸式搅拌槽内容积传质系数 K_La 的影响规律,以期为工业设计提供参考.

2 实验装置和方法

实验在 ϕ 2000 mm×4200 mm 的有机玻璃槽内进行, 液位深度 *H*=1750 mm,实验体系为自来水和空气.实验 采用 3 台侧伸式搅拌器,桨型采用轴流桨 CBY 桨,桨 径 *d*=200 mm,实验装置如图 1 所示,搅拌器离底距离 *h*=250 mm,离壁距离为 250 mm,搅拌桨偏离中心线角 度 α =6°,偏离水平面角度 β =5°,搅拌桨按顺时针旋转.



图 1 实验装置图 Fig.1 Schematic diagram of experimental system

作者简介: 都荣礼(1983--), 男, 山东省潍坊市人, 硕士研究生, 化学工程专业; 黄雄斌, 通讯联系人, Tel: 010-64418267, E-mail: huangxb@mail.buct.edu.cn.

管网式分布器采用 4 根直管,离底高 h'=1000 mm, 其分布位置如图 1 中 2 所示,长管长 1950 mm,22 个 孔,短管长 1530 mm,16 个孔,每根管上两排孔,每 排孔与水平面呈 45° 错位排布,孔口斜向下喷气.喷枪 式分布器采用 3 根直径 25 mm 的不锈钢管,分布在搅 拌桨正前方,离桨距离为 200 mm.

实验选择化学法^[9]测搅拌槽内的传质系数,槽中亚 硫酸钠溶液浓度变化范围在 0.02~0.005 mol/L 之间,在 铜离子催化剂的作用下,与液相中的溶解氧匀速反应. 在不同时刻取一定量的试样于一定量浓度为 0.01 mol/L 的标准碘溶液中,用 0.01 mol/L 标准硫代硫酸钠溶液滴 定,通过计算不同时刻消耗硫代硫酸钠的量进行线性回 归,求得氧的容积传质系数 *K*La.

3 实验结果与讨论

3.1 侧伸式搅拌槽内功率特性

3.1.1 侧伸式搅拌功率曲线

10⁰

10⁻¹

≥°

搅拌功率准数 N_p 是搅拌设备最基本的特性参数之一,由搅拌功率计算公式可得

$N_{\rm p}=P/(\rho N^3 d^5),$

由实验测得 P, ρ, N ,可以求得 N_{p} .

本研究选取了 2 个具有代表性的搅拌器安装位置, 对一台侧伸式搅拌的功率曲线(功率准数 N_p与搅拌雷诺 数 Re 的关系)进行研究,并与立式搅拌槽进行了比较. 搅拌雷诺数 Re 用下式表示:

$Re=d^2N\rho/\mu$.

图 2(a)表明,在侧伸式搅拌槽内,随着雷诺数的增大,功率准数逐渐减小,最后在较高雷诺数(*Re* 约为 3×10⁵)下 *N*_p达到一个定值,与图 2(b)立式搅拌槽内 *N*_p 趋于稳定的雷诺数(*Re* 约为 10⁴)相比,侧伸式搅拌槽内 *N*_p达到定值的雷诺数高,*N*_p值较小.雷诺数高是因为在侧伸式搅拌槽内不设挡板,所以侧伸式搅拌槽内在较高 雷诺数下才能达到完全湍流状态.

由图 2 还可以看出,搅拌器的安装位置对搅拌器的 功率准数影响很小,所以,通过测得的功率准数可以得 出侧伸式搅拌在其他不同安装搅拌器位置下的搅拌功 率.



Fig.2 Variation of N_p with Reynolds number in a side-entering agitator tank and a vertical agitator tank

3.1.2 搅拌器数量对单个搅拌器功率的影响

1

图3给出了开1~3个搅拌器时单个搅拌器功率消耗 情况对比,由图可以看出,在雷诺数 Re>2×10⁵ 后,同 时开启2个或3个搅拌器时的功率小于单独开启1个搅 拌器时的功率,功率下降40%,但同时开启2台和同时 开启3台单台搅拌器功率消耗差别不大,这主要是因为 开启2台搅拌器时单台搅拌器雷诺数虽然不变,但对全 槽而言雷诺数增大,导致单台搅拌器功率准数降低,功 率下降.随着搅拌器台数的增多,雷诺数也会增大,但 功率准数在雷诺数达到一定值后将趋于稳定,所以,3 台搅拌器下单位搅拌器的功率消耗差别不大. 3.1.3 侧伸式搅拌槽内通气对搅拌功率的影响



图 3 不同搅拌器数量对单搅拌器功率的影响 Fig.3 Effect of agitator number on each agitator power

在实际工业应用中,侧伸式搅拌槽内往往都是多相体系.在气液两相体系中由于气相的存在会对搅拌功率 产生较大的影响^[10].早期研究认为,搅拌槽中的气-液 分散是气体直接被桨叶剪切成细小气泡而形成的.但近 几年的研究表明,气-液分散是受气穴控制的,根据气 穴理论^[11-13],气体并不是直接被搅拌器剪碎而得到分散 的,气泡的分散首先是在桨叶背面形成较为稳定的气 穴,气穴在尾部破裂,形成富含小气泡的分散区,小气 泡在离心力的作用下被甩出,并随液体的流动分散至槽 内的其他区域.但气穴理论是建立在立式搅拌槽基础上 的,对侧伸式搅拌槽是否适用,还有待验证.本研究考 察了在侧伸式搅拌反应器中气相对搅拌功率的影响.

在研究气液分散时,表观气速 $V_{\rm G}$ 和通气准数 $N_{\rm A}$ 是 2 个十分重要的量, $V_{\rm G}$ 和 $N_{\rm A}$ 由下式表示^[7]:

$V_{\rm G}=Q_{\rm G}/A_{\rm t},$

$N_{\rm A}=Q_{\rm G}/(Nd^3).$

图 4 示出了喷枪式通气 3 个转速下(每个喷枪通气 量均等)的功率曲线,由图可以看出,通气比不通气时 功率明显下降,随着通气准数的升高,功率变化不大, 因为气体在液体中鼓泡,降低了被搅拌液体的有效密 度,因而降低了搅拌功率.但随着通气准数的增大,液 体的有效密度变化不大,所以功率改变很小.





Fig.4 Comparison of the effect of gas-entering on mixing power in side-entering agitator and vertical agitator^[14] tanks

图 4 中侧伸式搅拌和立式搅拌比较可以看出,在立 式搅拌槽内,通气时功率最小可降至未通气时的 30%, 而在侧伸式搅拌槽内,通气时功率最小只降至未通气时 的 80%,这表明侧伸式搅拌槽通气使搅拌器功率减小的 幅度只相当于立式搅拌槽减小幅度的 28%,这是由于在 立式搅拌槽内,实际功率不仅受液体有效密度影响,还 受到气穴的影响,而在侧伸式搅拌槽内,由于搅拌桨的 轴向力,气体被排出桨叶区,因而气穴对功率的影响很 小,所以侧伸式搅拌槽内功率降低幅度小于立式搅拌槽.

3.2 传质性能

工业上很多气液反应由于气相难溶,气液传质常常 是这类反应的速率控制步骤,气液体积传质系数 K_La 是 该类反应器设计放大的另一个重要参数.

传质系数是气液搅拌的重要参数之一,其值正比于 单位液体体积功耗和表观气速,其经验关联式表示如 下:

$K_{\rm L}a = A(P/V_{\rm L})^b V_{\rm G}^c$.

3.2.1 侧伸式搅拌槽内喷枪式分布器下气速对传质系数 的影响

图 5 为 *N*=820 r/min 时容积传质系数与表观气速之间的关系,回归出了二者的关系式:

$$K_{\rm L}a \propto V_{\rm G}^{1.125}.$$
 (1)



图 5 喷枪式分布器下气速对传质系数的影响 Fig.5 Effect of gas speed on K_La with jet gas distributing device

由式(1)可得 c=1.125,比文献^[15]数据(c=0.75)大 50%,说明在侧伸式搅拌槽内表观气速对传质的影响比 在立式搅拌槽内明显,因为侧伸式搅拌槽中用的轴流桨 对气体的剪切力没有立式搅拌中用的涡轮桨剪切力强, 而且侧伸式搅拌中气体没有穿越搅拌桨,搅拌桨对气体 的破碎作用没有立式搅拌明显,因而此时传质主要受表 观气速控制,所以,侧伸式搅拌槽中表观气速的影响明 显大于立式搅拌槽.

3.2.2 侧伸式搅拌槽内喷枪式分布器搅拌功率对传质系数的影响

图 6 示出了表观气速 V_G=0.0177 m/s 条件下不同搅 拌功率对气液体积传质系数的影响,回归出了二者的关 系式:

 $K_{\rm L}a \propto (P/V_{\rm L})^{0.161}$.



图 6 喷枪式分布器功率对传质系数的影响 Fig.6 Effect of mixing power on $K_{L}a$ with jet gas distributing device

图 6 表明气液体积传质系数随着搅拌功率的增加 而增大,这是因为向槽中输入的功率越大,流体获得的 能量越多,湍动也越剧烈,对通入气体的分散和混合能 力更强,这些都使搅拌槽内气液相界面积增大,气液传 质效果得到改善. 随着通气速率的增加, 气液体积传质 系数也增加,但上升的幅度逐渐减小.另外,由式(2)可 知侧伸式搅拌槽内 b=0.161, 与立式搅拌槽 b=0.495^[15] 相比小 67.5%, 说明在侧伸式搅拌槽内功率的影响相对 较小,因为侧伸式搅拌槽内通气管在桨前方,轴流桨对 气体的剪切作用弱于立式搅拌槽内涡轮桨的剪切作用.

3.2.3 侧伸式搅拌槽内管网式分布器气量对传质系数的 影响

图 7 示出了搅拌器转速在 N=820 r/min 时管网式分 布器容积传质系数与表观气速之间的关系, 回归出了二 者的关系式:

$$K_{\rm L}a \propto V_{\rm G}^{1.778},\tag{3}$$



可得 c=1.778, 比立式搅拌槽(c=0.75)^[15]大 137%, 说明



侧伸式搅拌槽内管网式分布器通气条件下气速的影响 高于立式搅拌槽,因为在立式搅拌槽中,涡轮桨对气体 的剪切作用明显, 功率贡献大, 而在侧伸式搅拌槽管网 式通气条件下, 气体达不到搅拌控制区域, 搅拌对气体 的剪切分散作用弱, 传质效果主要受表观气速控制, 所 以,侧伸式搅拌管网式通气条件下 c 远大于立式搅拌. 3.2.4 侧伸式搅拌槽内喷枪式气体分布器与管网式气体

分布器对气体的分散效果比较

比较图5和7可以看出,在消耗相同搅拌功率的条 件下,喷枪式气体分布器的传质系数是管网式气体分布 器的近3倍,表观气速对喷枪式分布器传质系数的影响 小于管网式分布器. 这是因为喷枪式分布器一方面由于 表观气速增大,气液相对速度增大,KL增大;另一方面 由于搅拌桨的剪切作用, 气泡受剪切破碎变小, 比表面 积 a 增大,并且由于搅拌器的混合作用,气泡在槽内的 停留时间长于管网式分布器,所以,在喷枪式分散条件 下气体受两方面的影响; 管网式分布器主要是通过网孔 对气体分散,虽然表观气速增大,气液之间的相对速度 增大, KL 增大, 但气泡大小主要取决于网孔的大小, 而 搅拌器的混合作用对气体的混合效果并不明显,因此, 管网式分布器主要受表观气速的影响, 故其传质性能比 喷枪式气体分布器差,同时也说明了喷枪式气体分散条 件下表观气速对传质效果的影响比管网式小.

结论 4

(1) 实验测得了侧伸式搅拌器的功率曲线, 与立式 搅拌槽内功率准数达到稳定的 Re(104 左右)相比, 侧伸 式搅拌槽内雷诺数 Re 在 3×105 时功率准数才能达到稳 定.

(2) 实验结果表明侧伸式搅拌槽通气使搅拌器功率 减小的幅度只相当于立式搅拌槽减小幅度的28%.

(3) 得到了侧伸式搅拌槽内喷枪式分布器下容积传 质系数 K_La 的关系式 K_La∞(P/V_L)^{0.161}V_G^{1.125}. 侧伸式搅拌 槽比立式搅拌槽 b 值小 67.5%, c 值高 50%.

(4) 得到了侧伸式搅拌槽内管网式分布器容积传质 系数 K_La 的关系式 K_La xV_G^{1.778}, 在消耗相同搅拌功率条 件下, 喷枪式气体分布器的传质系数是管网式气体分布 器的近3倍.

符号表:

- 比表面积 (m²/m³) а
- 与搅拌器型式相关的参数 A, b, c
- 搅拌槽横截面积 (m²) A_{t}
- 搅拌桨直径 (mm) d 搅拌器离底距离 (mm) h
- h' 管网式分布器离底高度 (mm)
- Н 液位高度 (mm)
- 以浓度差为推动力的液相总传质系数 (m/s) $K_{\rm L}$

$K_{\rm L}a$	容积传质系数 (s ⁻¹)
Ν	转速 (r/min)
$N_{\rm A}$	通气准数
$N_{\rm p}$	搅拌功率准数
P	搅拌功率 (W)
P_0	单个搅拌器开启时的功率 (W)
$P_{\rm G}$	通气后的搅拌功率 (W)
P_0'	通气前的搅拌功率 (W)
$P/V_{\rm L}$	单位体积功耗 (W/m³)
$Q_{ m G}$	通气速率 (m³/s)
Re	搅拌雷诺准数
$V_{\rm L}$	搅拌槽内溶液体积 (m³)
$V_{\rm G}$	表观气速 (m/s)
α	搅拌桨偏离中心线角度 (°)
β	搅拌桨偏离水平面角度 (°)
μ	搅拌介质的粘度 (Pa·s)
0	介质密度 (kg/m ³)

参考文献:

- [1] 欧舒 J Y. 流体混合技术 [M]. 王英琛, 林猛流, 施力田, 等, 译. 北京: 化学工业出版社, 1991. 13-15.
- [2] Klausdieter K. Suspension by Side Entering Agitator [J]. Chem. Eng. Process., 1984, 18(4): 233–238.
- [3] Wesselingh J A. Mixing of Liquid in Cylindrical Storage Tanks with Side-entering Propellers [J]. Chem. Eng. Sci., 1975, 30(8): 973–981.
- [4] Henryk L. Mixing Time and Mixing Energy in an Agitated Vessel with Side-entering Propeller Agitator [J]. Inzynieria Chemiczna i Procesowa, 2001, 22(3): 490–491.
- [5] Henryk L, Stanislaw M. Efficiency of Heat Transfer in an Agitated Vessel with Side-entering Agitator [J]. Inzynieria Chemiczna i Procesowa, 1999, 20(2): 235–244.
- [6] Salwan S, Farhad E M. Using Computational Fluid Dynamics

Modeling and Ultrasonic Doppler Velocimetry to Study Pulp Suspension Mixing [J]. Ind. Eng. Chem. Res., 2007, 46(7): 2172–2179.

- [7] Janz E E, Fasano J, Myers K J. Different Solids Suspension Techniques in Flue Gas Desulfurization [A]. Anon. 2005 AIChE Annual Meeting and Fall Showcase, Conference Proceedings [C]. New York: American Institute of Chemical Engineers, 2005. 4067–4068.
- [8] 杜俊琪,郑可嘉. 厌氧移动床生物膜反应器侧伸式搅拌装置的试验研究 [J]. 工业水处理, 2007, 27(3): 58-61.
- [9] Imai Y, Takei H, Matsumura M. A Simple Na₂SO₃ Feeding Method for K_La Measurement in Large-scale Fermentors [J]. Biotechnol. Bioeng., 1987, 29(8): 982–993.
- [10] 刘飞鸣,施建强,林兴华,等. 三层组合式气液搅拌浆的功率特性 [J]. 石油化工设备,2003,23(4):5-7.
- [11] Van't Riet K, Smith J M. The Behaviour of Gas-Liquid Mixtures near Rushton Turbine Blades [J]. Chem. Eng. Sci., 1973, 28(4): 1031–1037.
- [12] Van't Riet K, Smith J M. The Trailing Vortex System Produced by Rushton Turbine Agitators [J]. Chem. Eng. Sci., 1975, 30(9): 1093–1105.
- [13] Nienow A W, Wisdom D J. Flow over Disc Turbine Blades [J]. Chem. Eng. Sci., 1974, 29(9): 1994–1997.
- [14] 王凯, 冯连芳. 混合设备设计 [M]. 北京: 机械工业出版社, 2000. 280-281.
- [15] Panja N C, Rao D P. Experimental Studies on K_La in a Mechanically Agitated Contactor from Transient Electrical Conductivity Response Date [J]. Chem. Eng. Res. Des., 1991, 69(4): 302–307.

Measurement of Stirring Power and Mass Transfer by a Side-entering Gas–Liquid Agitator

DU Rong-li¹, HUANG Xiong-bin¹, WANG Xin², CHEN Zhi-sheng²

(1. Chemical Engineering College, Beijing University of Chemical Technology, Beijing 100029, China;

2. China Datang Technologies & Engineering Co., Ltd., Beijing 100089, China)

Abstract: The influences of agitator number and superficial gas velocity on the power number were studied in a tank of $\phi 2000$ mm×4200 mm with side-entering agitators. The results indicate that compared to a conventional agitated tank Reynolds number (10⁴), a constant power number is obtained at a higher Reynolds number (3×10⁵) and the effect of gas phase on power consumption decrease is 28% of conventional agitated tank. The gas–liquid mass transfer coefficients $K_{L}a$ with jet and network gas distributing devices have been investigated under same power number, and the results show that a jet gas distributing devices is about 3 times better performance of mass transfer than network gas distributing devices. The formula of mass transfer coefficient of jet gas distributing devices has been obtained as $K_{L}a \propto (P/V_{L})^{0.161} V_{G}^{1.125}$, and that of network gas distributing devices is $K_{L}a \propto V_{G}^{1.778}$. The investigation results provide reference to design of side-entering agitated tanks.

Key words: side-entering agitator; power number; gas distributing device; mass transfer coefficient