大型循环流化床锅炉外置式换热器关键技术研究

辛胜伟¹,张 缦²,王君峰³,贺 峰¹,曹培庆¹,蔡润夏²,张 鹏¹,王 虎¹,陈建斌¹,杨海瑞² (1.神华国能集团有限公司,北京 100033;2.清华大学能源与动力工程系,北京 100084; 3.哈尔滨锅炉厂有限责任公司,黑龙江 哈尔滨 150046)

要:外置式换热器对于大型循环流化床锅炉的高效运行有重要意义。为全面掌握 CFB 锅炉外置 摘 式换热器运行特性,消除现阶段制约超超临界 CFB 锅炉外置式换热器管屏壁温偏差问题,系统总结 了外置式换热器的研究现状和关键技术研究进展,并介绍了超超临界循环流化床锅炉外置式换热器 的设计方案。研究发现,600 MW 超临界 CFB 锅炉外置式换热器壁温偏差十分明显,壁温分布呈现马 鞍形分布(中心区域管屏壁温高,边壁区域管屏壁温低),这是由气泡不均匀性分布决定。外置式换 热器内传热系数与受热面布置的空间位置密切相关,外置式换热器流化风速 U_a=0.4 m/s 时,床中央 至 x/X, ~0.6 处传热系数基本一致, 而靠近壁面区域, 传热系数显著降低, 边壁流动区占床面宽度的 25%~30%。将管束远离边壁区布置可以改善传热系数空间分布的不均匀性,传热系数极值偏差从 15%降至 6%。660 MW 超超临界 CFB 锅炉外置式换热器的设计计算表明,外置式换热器布置高温再 热器受热面时,高温再热器管子中径壁温与汽温差可达到58℃,显著制约外置式换热器的安全运行。 因此,在660 MW 超超临界 CFB 锅炉的外置式换热器中全部布置汽温相对较低的中温过热器,受热 面采用 TP347H 和 TP347HFG 材料即可满足要求,仍可保证一定的余量。将外置式换热器管排布置 选择与灰流动的方向平行的方式,同时为消除边壁流造成的局部换热不均问题,设计时考虑避免管屏 布置在边壁区内,管屏距离边壁的距离应由传统设计的 250 mm 增至 500 mm 以上,可改善外置式换 热器内的气固流动及传热行为,以减小颗粒侧传热偏差。该设计在保证外置式换热器安全运行的同 时,还可有效调控炉膛温度和蒸汽温度。

关键词:超超临界;循环流化床;锅炉;外置式换热器;传热

中图分类号:TK221 文献标志码:A 文章编号:1006-6772(2020)03-0120-06

Research on key technology of external heat exchanger in the large-scale circulating fluidized bed boiler

XIN Shengwei¹, ZHANG Man², WANG Junfeng³, HE Feng¹, CAO Peiqing¹,

CAI Runxia², ZHANG Peng¹, WANG Hu¹, CHEN Jianbin¹, YANG Hairui²

(1. Shenhua Guoneng Energy Group, Beijing 100033, China; 2. Department of Energy and Power Engineering,

Tsinghua University, Beijing 100084, China; 3. Harbin Boiler Co., Ltd., Harbin 150046, China)

Abstract: The external heat exchanger(EHE) is of great significance for the high-efficient operation of large circulating fluidized bed (CFB) boilers. In order to fully master the operation characteristics of external heat exchanger(EHE) in CFB boiler and eliminate the temperature deviation of EHE tube wall in ultra-supercritical CFB boiler at this stage, in this paper, the research status and key technology of the EHE were systematically summarized, and the design scheme of the EHE for ultra-supercritical CFB boiler was introduced. The results show that the wall temperature deviation of the EHE of 600 MW supercritical CFB boiler is very obvious, and the wall temperature distribution is saddle-shaped(the wall temperature of the tube panel in the center area is high and the wall temperature of the tube panel

基金项目:国家重点研发计划资助项目(2016YFB0600201)

引用格式:辛胜伟,张缦,王君峰,等.大型循环流化床锅炉外置式换热器关键技术研究[J].洁净煤技术,2020,26(3): 120-125.



XIN Shengwei, ZHANG Man, WANG Junfeng, et al. Research on key technology of external heat exchanger in the largescale circulating fluidized bed boiler[J]. Clean Coal Technology, 2020, 26(3):120-125.

收稿日期:2020-05-15;责任编辑:白娅娜 DOI:10.13226/j.issn.1006-6772.CFB20051501

作者简介: 辛胜伟(1981—), 男, 山东德州人, 高级工程师, 研究方向为洁净煤发电技术。 E-mail: 17038678@ chnenergy. com.cn

in the side wall area is low), which is determined by the uneven distribution of bubbles. The heat transfer coefficient of the EHE is closely related to the spatial position of the heating surface arrangement. When the speed of fluidization wind (U_{*}) of the EHE is 0.4 m/s, the heat transfer coefficient from the center of the bed to $x/X_{w} \approx 0.6$ is basically the same, while near the wall area, the heat transfer coefficient decreases significantly, and the side wall flow area accounts for about 25%-30% of the bed width. The arrangement of the tube bundle away from the side wall area can improve the inhomogeneity of the spatial distribution of the heat transfer coefficient, and the extreme deviation of the heat transfer coefficient is reduced from 15% to 6%. The design and calculation of the EHE of the 660 MW ultra-supercritical CFB boiler show that when the EHE is arranged with high reheating surface, the temperature difference between the middle diameter wall temperature of the high temperature reheater tube and the steam temperature can reach 58 °C , which significantly restricts the safe operation of the EHE. Therefore, in the EHE of ultra-supercritical CFB boiler, all medium-temperature superheaters with relatively low steam temperature will be arranged. and TP347H and TP347HFG materials are used for the heating surface, which can meet the requirements and still ensure a certain margin. The arrangement of EHE tube is chosen to be parallel to the direction of ash flow in order to eliminate the local heat transfer unevenness caused by the side wall flow. In the design, it is considered to avoid the arrangement of the tube screen in the side wall area, and the distance between the tube screen and the side wall should be increased from 250 mm to more than 500 mm, which can improve the gas - solid flow and heat transfer behavior in the EHE to reduce the heat transfer deviation of the particle side. The design can control the furnace temperature and steam temperature effectively while ensuring the safe operation of the EHE. Key words: ultra-supercritical; circulating fluidized bed; boiler; external heat exchanger; heat transfer

0 引 言

循环流化床(CFB)燃烧技术具有煤种适应性 广、SO,炉内脱除成本低、NO,原始生成低等优点,是 大规模燃用高灰分、低热值劣质燃料的最佳选 择^[1]。相比煤粉炉,CFB锅炉在环保性能等方面具 有优势,但供电效率仍显不足[2]。因此,开发更高 蒸汽参数的超(超)临界 CFB 锅炉以提高循环效率 是 CFB 锅炉发展的必由之路^[3]。在国家"十一五" 科技支撑计划的支持下,我国成功研制了世界上第 一台 600 MW 超临界 CFB 锅炉,以及批量的 350 MW 超临界 CFB 锅炉,为开发超超临界 CFB 锅 炉积累了丰富的经验[4]。2016年7月,国家科技部 批复国家重点研发计划"超超临界循环流化床技术 研发与示范"项目,我国开始了 660 MW 超超临界 CFB 锅炉的研发,标志着我国 CFB 发电技术进入了 新的发展时代。国内三大锅炉厂针对 660 MW 超超 临界 CFB 锅炉,提出了不同的设计方案,但在蒸汽 参数方面均选择了高效超超临界参数[5],其中主蒸 汽压力为 29.4 MPa, 主蒸汽温度为 605 ℃, 再热蒸 汽温度为 623 ℃。

外置式换热器是大型循环流化床锅炉的关键部件,可通过控制进入换热器内循环灰流量灵活调节 炉内和炉外受热面的吸热比例,使受热面布置更加 灵活^[6]。学者对比了带外置式换热器和不带外置 式换热器的 300 MW CFB 锅炉运行结果,发现外置 式换热器显著改善中低负荷条件下炉膛温度的均匀 性^[7]。白马 600 MW 超临界 CFB 锅炉运行状况表 明:CFB 锅炉大型化及参数提升后,采用外置式换 热器设计能有效减少炉内受热面的布置,增强床温的可控性及均匀性^[8]。这对于进一步降低 NO_x排放,同时提高炉内脱硫效率具有重要作用^[9]。

高效超超临界 CFB 锅炉过热蒸汽和再热蒸汽 温度均较高,炉内燃烧温度采用 800~900 ℃中温燃 烧技术。为了保持良好的低负荷汽温调节特性,解 决低负荷炉膛传热温差不足的问题,有必要采用外 置式换热器。此外,污染物超低排放指标也要求更 为精准的控制 CFB 锅炉炉膛温度,体现了外置式换 热器的重要性。早期外置式换热器运行存在厂用电 高、运行维护困难等问题^[10],改进后仍存在管束磨 损、传热偏差等问题,危胁超超临界 CFB 锅炉安全 运行。因此,本文将综述外置式换热器的研究现状 和超超临界 CFB 锅炉外置式换热器的设计方案,为超超临界 CFB 锅炉外置式换热器 结构设计优化和机组安全、可靠、经济运行提供 参考。

1 外置式换热器研究现状

外置式换热器的结构选型设计对于灰量调节与 吸热量控制有重要影响。文献报道的外置式换热器 形式主要有:Lurgi型外置式换热器^[11]、Foster Wheeler型整体式换热器(INTREX)^[12]、紧凑式分流 回灰换热器^[13]、非机械阀控制外置式换热器^[14]、一 体式外置式换热器^[9]等。其中商业应用最多的是 Lurgi型和 Foster Wheeler 型外置式换热器。

Lurgi 型外置式换热器示意如图 1 所示。循环 灰部分进入外置式换热器,部分直接返回炉膛,可以 洁净煤技术



图1 Lurgi型外置式换热器结构示意

Fig.1 Schematic diagram of EHE of Lurgi type

通过锥形机械阀较为准确地控制两部分灰流量的比 例。Zhang 等^[11]研究了 300 MW CFB 锅炉外置式换 热器的传热特性,结果表明灰侧传热系数与进口灰 温度、灰流量呈正相关,满负荷最大传热系数可达到 300~400 W/(m² · K),该传热系数显著高于炉内蒸 发受热面的传热系数。此外,负荷从 100% BMCR 降至 50% BMCR 时,外置式换热器内总吸热量从 35%降至18%。较宽的吸热量调节范围有利于提高 变负荷条件下炉膛温度的稳定性。而 Wang 等^[8]在 600 MW 超临界 CFB 锅炉中进一步发现,从亚临界 条件进入超临界条件,外置式换热器内吸热比例也 存在明显差别,再热器吸热减少,过热器吸热增多。 Foster Wheeler 型的整体式换热器结构较为复杂(图 2),其通常直接布置于炉膛的前后墙,与炉膛连为 一体。颗粒存在2个入口:来自回料阀的外循环和 来自炉膛的内循环;2个出口:返料口和旁路溢流 口。Blaszczuk 等^[15]研究表明,由于 INTREX 与炉膛 直接连通,炉膛内循环使得大颗粒进入换热器内部, 因此颗粒平均粒径变化较大(200~450 µm),但最 大传热系数与 Lurgi 型外置式换热器基本一致。该 换热器没有独立的热灰回送系统,几乎所有热灰均 流经受热面,少部分经热灰旁路通道返回炉膛。灰 流量及床温调节依赖于返料口处的返料风气动调 节,导致其调控能力不如机械锥形阀。Li 等^[16]研究





Fig.2 Schematic diagram of EHE of Foster Wheeler

发现不同负荷条件下, INTREX 内受热面吸热比例 变化较小,这是与 Lurgi 型外置式换热器的重要差 别。这 2 类外置式换热器代表着世界上 2 种 CFB 锅炉的设计流派,由于国内大型 CFB 锅炉主要都采 用 Lurgi 型外置式换热器,关于其传热运行特性的 研究也较为充分。

外置式换热器另一个研究关注点是运行稳定 性。我国首台 300 MW 亚临界 CFB 锅炉示范机组 引进法国 Alstom 公司技术^[17]。其外置式换热器整 体运行较为成功,但存在受热面管束爆管、个别管子 磨损和管夹与吊挂管之间的磨损(图3)等问题,影 响机组的长期安全、稳定运行。由于外置式换热器 内颗粒粒径较细,流化风速较低,颗粒冲刷所导致的 磨损较小。局部管束磨损主要是因为传热偏差及局 部流化不良导致的。而管夹与悬吊管束之间的磨损 则较为严重。低温条件下管夹与悬吊管束之间紧 固,而高温条件导致的热膨胀使得两者出现相对位 移^[18]。气泡破裂和颗粒宏观水平流动将导致管夹 与悬吊管束发生严重磨损。为解决这个问题, 600 MW CFB 锅炉中将管屏由垂直于宏观灰流动方 向改为平行于宏观灰流动布置,并将管卡与吊挂管 之间焊接固定,解决了管卡磨损的问题。现阶段,制 约超超临界 CFB 锅炉外置式换热器研发的关键问 题,主要是受热管屏壁温偏差。



图 3 外置式换热器磨损及爆管 Fig.3 Diagram of wear and pipe burst in EHE

2 受热管屏壁温偏差问题

600 MW 超临界 CFB 锅炉的外置式换热器运行 中发现了明显的壁温偏差问题。壁温分布呈马鞍 形,中心区域管屏壁温高,边壁区域管屏壁温低^[19]。 CFB 锅炉外置式换热器中高温再热受热面壁温见 表1,不同容量 CFB 锅炉中都出现了类似的壁温不 均匀现象。即使现阶段的最高壁温仍然可以接受, 但在超超临界 CFB 锅炉中,再热蒸汽设计温度达到 623 ℃。若保证平均蒸汽温度达标,中心区域的最 高温度可能会超过管材料的许用温度。长期运行 中,容易引起受热面管束爆管导致锅炉停机。为了 保证超超临界循环流化床锅炉外置式换热器安全运 行,必须弄清受热管屏壁温偏差产生机制。

表 1 CFB 锅炉外置式换热器中高温再热受热面壁温 Table 1 Temperature of high temperature reheater surface wall in EHE of CFB boiler

| Surface wan in Effe of of b solid | | | | | | |
|-----------------------------------|---------|-------|-------|-------|--|--|
| 4日 200 | 各古/MW | 平均 | 最高 | 壁温 | | |
| 初初 | 贝何/ M W | 壁温/℃ | 壁温/℃ | 偏差/℃ | | |
| 白马 600 MW CFB | 525 | 565.4 | 593.2 | +27.8 | | |
| | 467 | 565.1 | 601.0 | +35.9 | | |
| | 350 | 569.4 | 607.7 | +38.3 | | |
| 某 330 MW CFB | 330 | 535.4 | 576.3 | +40.9 | | |
| | 241 | 538.8 | 573.3 | +34.5 | | |
| | 204 | 542.0 | 564.6 | +22.6 | | |
| 某 300 MW CFB | 300 | 520.0 | 583.6 | +63.6 | | |
| | 260 | 539.6 | 570.1 | +30.5 | | |
| | 200 | 507.0 | 559.2 | +52.2 | | |

为此在冷态外置式换热床中测量床侧传热系数 的空间分布规律^[20],如图 4 所示(x 为外置式换热 器内测点与避面的距离, X_w 为外置式换热器床面宽 度, U_g 为流化风速)。可知外置式换热器内传热系 数与受热面布置的空间位置密切相关。流化风速 U_g =0.4 m/s时,床中央至 x/X_w ≈0.6 处传热系数基 本一致,而靠近壁面区域,传热系数显著降低。边壁 流动区占床面宽度的 25%~30%。这主要是由于气 泡在布风板生成后,逐渐向床中央移动,导致靠近壁 面出现乏气泡区^[21-22]。气泡频率降低导致传热管 表面颗粒更新频率下降,传热系数减小^[23-24]。





管屏布置位置对于传热系数的影响如图 5 所示,分别测量错列布置管屏第 2 排和第 3 排传热系数沿床宽度方向的分布规律(X 表示水平横向,H 表示高度纵向);第 3 排传热系数横向不均匀性显著强于第 2 排管束,最大值和最小值传热系数偏差从15%降至 6%。表明当传热管远离壁面边壁区时,传热系数偏差问题可以得到改善。

3 超超临界 CFB 锅炉外置式换热器方案

3.1 外置式换热器受热面布置

由于外置式换热器内受热面传热系数较高,管



图5 错列管束布置条件下传热系数沿宽度方向分布规律

Fig.5 Distribution of heat transfer coefficient along the width direction under the conditions of staggered tube barrel arrangement 束壁温和汽温差较大,实际管壁温度也需要进行核算,结果显示:高温再热器管子中径壁温与汽温差接近 60 ℃,增加了管屏温度控制的难度。根据前文分析,外置式换热器内壁温偏差与鼓泡流态化下气泡行为密切相关。通过一些手段可以缓解壁温偏差,但实际运行中管屏可靠性也很难保证。因此,在660 MW 超超临界 CFB 锅炉的外置式换热器中不再 布置高温再热器,全部布置汽温相对较低的中温过 热器,以保证受热面的可靠性。

660 MW 超超临界 CFB 锅炉的中温过热器分为 两级,分别布置于 4 个外置式换热器中。每级中温 过热器的温升较小,只有 37 ℃,管屏偏差可以控制 在 20 ℃以内,为保证足够余量管屏偏差,按 30 ℃考 虑。同样对外置式换热器内中温过热器高温段壁温 进行计算,结果见表 2。若中温过热器管屏壁温和 出口汽温差在极端工况为 48 ℃,通过受热面比配和 计算,可以控制中温过热器高温段的汽温在 560 ℃ 以下,再考虑管屏偏差 30 ℃,极限壁温为 560+48+ 30=638 ℃。对于外置式换热器内中温过热器采用 TP347H 和 TP347HFG 材料即可满足要求,并仍可 以保证一定的余量。

表 2 外置式换热器内中温过热器计算结果

| Table 2 | Calculation | of | medium | temperature | super | heater | in | EHE |
|---------|-------------|----|--------|---------------|-------|--------|----|-----|
| | Curculation | ~ | moutum | temper atar e | Super | neuver | | |

| 工况 | 出口汽 | 壁温与出口 | 计算壁 | 极限壁 |
|------|-----|-------|-----|-----|
| | 温/℃ | 汽温差/℃ | 温/℃ | 温/℃ |
| 设计工况 | 560 | 39 | 599 | 629 |
| 极端工况 | 560 | 48 | 608 | 638 |

洁净煤技术

3.2 外置式换热器结构设计优化

为了进一步改善外置式换热器的可靠性,减小 受热管屏壁温偏差问题,针对外置式换热器的结构 设计采取优化措施。

3.2.1 受热面管排布置方式

引进型 300 MW 亚临界 CFB 锅炉机组外置式 换热器管排布置与灰流动的方向垂直,在亚临界参 数对应的温度下,其管排之间由于吸热量不同带来 明显的热偏差问题,但未影响受热面安全。由于超 超临界 CFB 锅炉蒸汽参数的提升对受热面安全性 提出了更高的要求,白马 600 MW 超临界 CFB 锅炉 外置式换热器受热面管排采用与灰流动的方向一致 的布置方式,虽然在实际运行过程中也存在一定的 热偏差,但主要是由于边壁流存在造成的局部换热 不均,相比引进型 300 MW CFB 锅炉外置式换热器 受热面管排与灰流向垂直布置方式,其热偏差可通 过结构和尺寸优化进一步得到改善。因此,超超临 界循环流化床锅炉外置式换热器受热面管排布置选 择与灰流动的方向平行的方式(图 6)。





3.2.2 边壁管屏与壁面间距离的优化

白马 600 MW 超临界 CFB 锅炉运行经验表明, 外置式换热器边壁传热性能较差。基于电阻法的外 置式换热器流化均匀性分布实炉测试^[25]结果表明, 外置式换热器壁面附近存在一层厚度 500 mm 左右 的流化停滞区,该区域内高温再热器管屏出口温度 偏差可达 50 ℃。为保证外置式换热器管屏汽温分 布均匀,设计时应避免管屏布置在边壁区内,管屏距 离边壁的距离应由传统设计的 250 mm 增至 500 mm 以上。通过以上措施改善外置式换热器内 的气固流动及传热行为,以减小颗粒侧传热偏差。

最后,针对外置式换热器吸热量及炉膛温度进 行校核,如图7所示。计算结果表明,外置式换热器 内布置中温过热器对炉膛燃烧温度有非常强的调节 作用,50%以上负荷可以保证炉膛温度基本不变。 20%负荷工况下炉膛出口烟温仍达到650℃,显著 优于不带外置式换热器的工况。该校核计算也表 明,取消高温再热器将其布置于炉内并不会影响外 置式换热器对于炉膛温度的调节能力,仍可保证低 负荷时炉膛燃烧温度和蒸汽温度。



图 7 有无外置式换热器条件下炉膛温度随负荷的变化规律 Fig.7 Change of furnace temperature with load under the condition of EHE

4 结 论

1) 外置式换热器是大型循环流化床锅炉的关键部件, 通过引进型 300 MW 亚临界 CFB 锅炉和 600 MW 超临界 CFB 锅炉运行经验, 解决了外置式 换热器受热面磨损爆管的问题, 其运行可靠性大幅 提升, 现阶段制约超超临界 CFB 锅炉外置式换热器 的关键是管屏壁温偏差控制。

2)外置式换热器壁温偏差普遍存在,由气泡不均匀性分布决定,边壁低传热区占床面宽度的 25%~30%。将管束远离边壁区可改善传热系数空间分布不均匀性,传热系数极值偏差从15%降至6%。

3)660 MW 超超临界 CFB 锅炉外置式换热器的 设计计算表明,外置式换热器布置高温再热器受热 面时,管子中径壁温与汽温差可达到 58 ℃,显著制 约外置式换热器的安全运行。因此,在 660 MW 超 超临界 CFB 锅炉的外置式换热器中将全部布置汽 温相对较低的中温过热器,并通过管排布置方式、边 壁管屏与壁面间的距离等措施减小颗粒侧热偏差。 该设计在保证外置式换热器安全运行的同时,仍可 有效调控炉膛温度和蒸汽温度。

参考文献(References):

- [1] 岳光溪,吕俊复,徐鹏,等.循环流化床燃烧发展现状及前景分析[J].中国电力,2016,49(1):1-13.
 YUE Guangxi,LYU Junfu,XU Peng, et al. The up-to-date development and future of circulating fluidized bed combustion technology[J]. Electric Power,2016,49(1):1-13.
- [2] 毛健雄.超(超)临界循环流化床直流锅炉技术的发展[J].电力建设,2010,31(1):1-6.
 MAO Jianxiong. Development of supercritical/Ultra-supercritical CFB boiler technology[J]. Electric Power Construction, 2010, 31 (1):1-6.

辛胜伟等:大型循环流化床锅炉外置式换热器关键技术研究

- [3] 蔡润夏,吕俊复,凌文,等.超(超)临界循环流化床锅炉技术的 发展[J].中国电力,2016,49(12):1-7.
 CAI Runxia,LYU Junfu,LING Wen, et al. Progress of supercritical and ultra-supercritical circulating fluidized bed boiler technology [J].Electric Power,2016,49(12):1-7.
- [4] 凌文,吕俊复,周托,等. 660 MW 超超临界循环流化床锅炉研 究开发进展[J].中国电机工程学报,2019,39(9):2515-2524.
 LING Wen, LYU Junfu, ZHOU Tuo, et al. Research and development progress of the 660 MW ultra-supercritical circulating fluidized bed boiler[J].Proceedings of the CSEE, 2019, 39(9): 2515-2524.
- [5] 宋畅,吕俊复,杨海瑞,等.超临界及超超临界循环流化床锅炉 技术研究与应用[J].中国电机工程学报,2018,38(2):338-347,663.

SONG Chang, LYU Junfu, YANG Hairui, et al. Research and application of supercritical and ultra – supercritical circulating fluidized bed boiler technology [J]. Proceedings of the CSEE, 2018, 38(2):338-347,663.

- [6] WANG Q, LUO Z, FANG M, et al. Development of a new external heat exchanger for a circulating fluidized bed boiler[J]. Chemical Engineering and Processing: Process Intensification, 2003, 42(4): 327-335.
- [7] 张缦,吴海波,孙运凯,等.大型循环流化床锅炉外置换热器运行特性分析[J].中国电机工程学报,2012,32(14):42-48.
 ZHANG Man, WU Haibo, SUN Yunkai, et al. Operation characteristics of fluidized bed heat exchanger of large-scale circulating fluidized bed boiler[J]. Proceedings of the CSEE, 2012, 32(14): 42-48.
- [8] WANG H, XIN S, ZHANG P, et al. Study on the actual operation characteristics of fluidized bed heat exchanger in a supercritical CFB boiler [C]// IOP Conference Series; Earth and Environmental Science.Xiamen: [s.n.], 2020.
- [9] XIONG B, LU X, AMANO R S, et al. Gas-solid flow in an integrated external heat exchanger for CFB boiler[J]. Powder technology, 2010, 202(1/3):55-61.
- [10] 杨磊,陈继辉,刘汉周,等.循环流化床外置式换热器结构与布置特性的探讨[J].电站系统工程,2007,11(23):1-4,11.
 YANG Lei,CHEN Jihui,LIU Hanzhou, et al. Discussion on characteristics of structure and layout of external heat exchanger in circulating fluidized bed boiler[J].Power System Engineering, 2007,11(23):1-4,11.
- ZHANG M, WU H, LU Q, et al. Heat transfer characteristics of fluidized bed heat exchanger in a 300 MW CFB boiler [J].
 Powder Technology, 2012, 222:1-7.
- [12] GOIDICH S J, HYPPANEN T, KAUPPINEN K. CFB boiler design and operation using the INTREXTM heat exchanger[C]//6th International Conference on Circulating Fluidized Beds. Würzburg, Germany:[s.n.],1999.
- [13] 孙献斌,李志伟,时正海,等.循环流化床锅炉紧凑式分流回灰换热器的试验研究[J].中国电力,2006,39(7):27-30.
 SUN Xianbin,LI Zhiwei,SHI Zhenghai, et al. Experimental study on the compact splitting-type returning ash heat exchanger of

CFB boilers [J]. Electric Power, 2006, 39(7):27-30.

- [14] 王勤辉,施正伦,程乐鸣,等.非机械阀控制外置式换热器的试验研究[J].动力工程,2001,21(4):1324-1331.
 WANG Qinhui,SHI Zhenglun,CHENG Leming, et al. A new concept of external heat exchanger for circulating fluidized bed boiler
 [J].Power Engineering,2001,21(4):1324-1331.
- [15] BLASZCZUK A, JAGODZIK S. Heat transfer characteristic in an external heat exchanger with horizontal tube bundle[J]. International Journal of Heat and Mass Transfer, 2020, 149:119253.
- [16] LI D, CAI R, ZHANG M, et al. Operation characteristics of a bubbling fluidized bed heat exchanger with internal solid circulation for a 550 MWe ultra-supercritical CFB boiler[J]. Energy, 2020, 192:1-9.
- [17] 张缦,别如山,姜孝国,等.300 MW 循环流化床锅炉热力特性的研究[J].动力工程,2009,29(6):507-511.
 ZHANG Man, BIE Rushan, JIANG Xiaoguo, et al. Research on thermal characteristics of 300 MW circulating fluidized bed boilers[J].Journal of Power Engineering, 2009, 29(6):507-511.
- [18] 胡昌华.外置床受热面防磨技术及应用[J].中国电力,2013,46(9):12-15,20.
 HU Changhua. Wear proof technology for EHE heating surfaces and its application[J].Electric Power,2013,46(9):12-15,20.
- [19] CAI R,ZHANG M,MO X, et al. Operation characteristics of external heat exchangers in the 600 MW supercritical CFB boiler
 [J]. Fuel Processing Technology, 2018, 172:65-71.
- [20] CAI R,ZHANG M,GE R, et al. Experimental study on local heat transfer and hydrodynamics with single tube and tube bundles in an external heat exchanger [J]. Applied Thermal Engineering, 2019,149:924-938.
- [21] LIM C N, GILBERTSON M A, HARRISON A J L. Bubble distribution and behaviour in bubbling fluidised beds [J]. Chemical Engineering Science, 2007, 62(1/2):56-69.
- [22] 蔡润夏, 吕俊复, 张缦, 等. 超超临界循环流化床锅炉流化床换 热器热偏差形成的流动基础[J].锅炉技术, 2019, 50(4): 34-39, 55.

CAI Runxia, LYU Junfu, ZHANG Man, et al. Hydrodynamic mechanisms of non-uniform distribution of heat transfer in fluidized bed heat exchangers of ultra-supercritical CFB boiler[J]. Boiler Technology, 2019, 50(4):34-39, 55.

- [23] TAOFEEQ H,AL-DAHHAN M. Heat transfer and hydrodynamics in a gas-solid fluidized bed with vertical immersed internals[J]. International Journal of Heat and Mass Transfer, 2018, 122: 229-251.
- [24] STEFANOVA A, BI H T, LIM J C, et al. Local hydrodynamics and heat transfer in fluidized beds of different diameter[J]. Powder Technology, 2011, 212(1):57-63.
- [25] 张文清.600 MW 超临界循环流化床锅炉运行优化实验研究
 [J].锅炉技术,2019,50(4):40-45.
 ZHANG Wenqing. Optimized study on operating performance of a 600 MW supercritical fluidized bed boiler[J]. Boiler Technology, 2019,50(4):40-45.