文章编号:1001-2060(2010)05-0547-05

# 新型干煤粉气流床气化炉的气化特性研究

唐志国<sup>1</sup>,马培勇<sup>2</sup>,李永玲<sup>2</sup>,林其钊<sup>2</sup> (1. 合肥工业大学机械与汽车工程学院,安徽 合肥 230009 2. 中国科学技术大学 热科学和能源工程系,安徽 合肥 230026)

摘 要:根据无焰氧化技术的思想提出了一种新型干煤粉气 流床气化炉,运用试验和数值计算方法对高灰熔点煤粉在炉 内气化反应过程进行了研究。试验和模拟结果证实了该炉 型结构能够使炉内温度场均匀,炉内温度梯度显著降低,实 现了无焰氧化技术的基本反应特征,使煤粉气化反应空间 化;同时炉内平均温度水平上升,气化强度增强,排渣口处温 度水平上升,满足了高灰熔点煤种的气化要求。

关键 词:煤气化;高灰熔点;气化炉;无焰氧化

中图分类号: TQ545 文献标识码: A

引 言

煤气化技术是洁净煤技术及煤化工的重要组成 部分,是《国家中长期科学和技术发展规划纲要 (2006~2020年)》明确的重要内容。与国外煤种相 比,我国煤炭的特点表现在灰渣特性上:灰分高(27 %~28%),灰熔点高(FT>1400℃),其储量约占 我国煤炭保有量的57%,而现有的气流床气化炉对 灰熔点的上限均有限制<sup>[1~3]</sup>。因此,我国发展煤炭 气化技术的方向应立足于我国的煤炭特点,研发适 应高灰熔点煤的新型气流床气化技术,以满足未来 大规模气化需求。

由于气化炉是气化反应进行的核心设备,气化 炉的结构和进料方式等直接影响到炉内流场结构、 气化反应过程和组分浓度场等气化性能。鉴于此, 本研究在分析无焰氧化技术的实现条件、形成机理 及其实现途径的基础上<sup>[4~3]</sup>,分析各种先进干煤粉 气流床气化炉结构特点、流场特性与温度分布情 况<sup>[9]</sup>,将无焰氧化技术的实现思想应用于新型高灰 熔点煤气化炉的设计中,提出了一种新型干煤粉气 流床气化炉。由此建立了一套干煤粉气化试验装 置,进行了高灰熔点干煤粉气化小试研究;并根据试 验炉的几何特征建立了该气化炉的数学模型,经过数值计算与试验结果进行了比较。

1 新型气化炉的提出与煤种特性

新型气化炉采用立式结构,如图 1所示。



图 1 气化炉的物理模型

新型气化炉改变了传统气化炉将煤粉和气化剂 通过同一喷嘴喷入炉内的进料方式,将煤粉和气化 剂分别由位于炉体上部同一高度水平面 A—A上的 不同喷嘴以不同方式喷入炉内,煤粉在气载体的输 送下由两个对冲布置的径向喷嘴 b d对撞喷入炉 内,气化剂则由两个平行于煤粉喷嘴并等距离偏置 的错相喷嘴 a c高速切向喷入炉内,喷入的两股气 化剂在炉内形成旋转气流,产生的合成气和液渣向 下由炉底出口并流排出。

试验气化炉炉内气化空间的内径为 0 32 <sup>11</sup> 净 高 0 60 <sup>11</sup>,高径比为 1.875.根据气化炉的设计容 积、炉内停留时间的限定,给煤量取 7.2 <sup>kg/b</sup>

气化用煤采用淮南煤,其特性分析如表 1所示。 在煤粉颗粒粒径分布上,90 %左右的煤粉颗粒直径

收稿日期: 2009-09-07, 修订日期: 2010-03-18

基金项目:安徽省科技攻关基金资助项目(07010202080)

作者简介: 唐志国 (1978-), 男, 安徽桐城人, 合肥工业大学讲师, 博士 . ?1994-2018 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net 介于 5~90<sup>µm</sup>之间,颗粒直径大于 90<sup>µm</sup>只占煤 粉颗粒粒径分布的 10%左右。

表 1 气化用煤的特性分析

		数值		数值
工业分析 🎋	$M_{ar}$	1.16		SO <sub>2</sub> 53 09
	$A_{ar}$	23. 10	性无的化	Al <sub>2</sub> O <sub>3</sub> 31 37
	$V_{ar}$	27.03	学成分 /%	$\operatorname{Fe}_{2}\operatorname{O}_{3}$ 373
	$\mathrm{FC}_{\mathrm{ar}}$	48.21		CaO 1 46
元素分析 🆄	$\mathrm{C}_{\mathrm{ar}}$	63. 51		M&O —
	$H_{ar}$	4.19	发热量 / kŀ k <sup>g-1</sup>	$Q_{net ar}$ 24 435
	$O_{ar}$	6.39	灰熔点 /℃	DT >1 470
	$N_{ar}$	1. 02		$\mathrm{ST}~>1~470$
	$S_{,t \ ar}$	0. 63		FT >1 470

## 2 试验研究

2.1 干煤粉气化炉试验系统

干煤粉气化炉试验系统如图 2所示。采用燃气 点火方式来预热和启动煤粉的燃烧。干煤粉的输送 采用立式微量螺旋给粉器;气化剂使用纯氧和水蒸 气。在炉体的下端引入自来水对炉底下部生成的高 温合成气和灰渣进行激冷。煤气经除尘、分离后由 取样器收集以备成分分析所需。



图 2 煤粉气化试验系统示意图

# 2.2 试验过程

首先启动点火器对炉膛升温,当炉内温度达到 1000 <sup>℃</sup>时,即完成了炉膛的预热过程。然后通过 给粉器将煤粉径向送入炉内,并切向送入氧气。这 时炉内发生煤粉氧燃反应,炉温迅速上升,当温度升 高到 1400 <sup>℃</sup>以上后向炉内通入水蒸气。待炉膛达 到预定温度后,通过改变试验工况进行煤粉干法气 化试验。当工况稳定时,通过粗煤气过滤、冷却系统 采集气体,通过渣料收集系统收集炉底的灰渣。

经过对现有气化炉气化特征的分析比较<sup>[7~12]</sup>, 并结合高灰熔点煤种的气化难点<sup>[1~3]</sup>,在试验过程 中将新型气化炉的气化工艺参数氧碳原子比和蒸汽 煤比分别取 1.1和 0.1 k<sup>g</sup>/k<sup>g</sup>

2.3 炉内气化火焰图像

在该气化炉的炉顶中心设置了一个观火孔,通 过双层耐高温石英玻璃观测炉内的气化火焰。为了 说明本气化炉炉型结构具有实现无焰氧化气化反应 特征的可行性,在试验正式开始之前,对两种气化工 况的炉内火焰进行了摄像比较,结果如图 3所示。 其中,工况 A表示使用单一煤粉喷嘴 b和气化剂喷 嘴 喷入物料;工况 B表示使用煤粉喷嘴 e 和气 化剂喷嘴 b d约喷入相应的物料,即本气化炉的的 实验方式。



(1) 工况A

(2) 工况B

图 3 炉内气化火焰图

从图 3中的小圆火焰部分可以看出,工况 A发 生了明显的偏烧现象,煤粉和气化剂的剧烈高温反 应集中在气化剂气流的下游,在该区域可以看到明 亮的白色火舌,炉内温度场不均匀;而在工况 B中, 炉内看不到明显的火舌或者火焰前沿,火焰亮度降 低,炉内呈透明状态,局部高温区趋于消失,峰值温 度降低,炉内温度场均匀。说明本气化炉的结构和 进料方式可以实现煤粉的无焰气化反应,使得煤粉 气化过程空间化,炉内温度场均匀,验证了气化炉设 计思路的正确性。

### 3 数值模拟研究

#### 3.1 气化炉的数值模型

## 由于煤粉气化可以看作是煤粉富燃反应过程,

?1994-2018 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net

° 549°

所以气化过程也可以划分为挥发分的析出与反应、 焦碳的异相气化反应、辐射传热、颗粒运动和湍流流 动等过程。在计算过程中,为了满足受限圆柱空间 内煤粉气流高速喷射所产生的烟气旋流、回流弯曲 特征,采用带旋流修正的 № ε 双方程湍流模型模拟 气相湍流流动[10]:采用标量守恒的混合分数一概率 密度函数 (mixture\_reaction, PDF)模拟气相湍流燃 烧<sup> $[11~B]</sup></sup>, PDF模型的简化形式采用 <math>\beta$ 函数分布;采</sup> 用 P-1辐射模型计算炉内辐射换热<sup>[9~13]</sup>;采用两步 竞争反应速率模型模拟煤粉挥发分的析出,采用动 力 扩散控制反应速率模型模拟焦炭颗粒表面燃 烧<sup>[9~13]</sup>:采用 Rosin rann le 分布来描述固相颗粒分 布特征,采用拉格朗日离散相模型(DPM)考虑颗粒 相和气相间的相互作用,并采用随机轨道模型 (SPM)来追踪颗粒运动轨迹并同时考虑湍流脉动对 焦炭运动的影响<sup>[9~13]</sup>。

3.2 模拟计算结果分析

3.2.1 变工况条件下气化炉运行特性

变工况条件下,高灰熔点煤在本气化炉中的气 化运行特性如表 2所示。从试验数据看,该气化炉 产生的合成气中有效气体组分浓度 74%,已经达到 了较好的目标,可见,基于无焰氧化技术的气化炉设 计方案的可行性。从试验结果与对应工况下的计算 结果对比看,由于小试炉壁的散热作用,实测炉内出 口温度比计算值略低;出口处的 CO和 凡实测值略 低于计算值, CQ 则基本相同。但总的来看,计算值 与实测值基本吻合。

在一定的给煤量条件下,氧煤比和蒸汽煤比的 大小直接决定了气化炉炉内的温度场,而气化炉排 渣温度的高低直接影响高灰熔点煤种灰渣的粘度, 从而影响了液渣的顺利排放。国内外对液态排渣炉 的研究指出,灰渣的粘度在 25~40 Pa。 S之间方可 保证液态锅炉的顺利排渣<sup>[14]</sup>。如果出口温度过低, 灰渣粘度将迅速增大<sup>[1]</sup>,灰渣会因流动不畅而造成 排渣困难;如果过高,灰渣的熔化流动速度加快,使 得水冷壁失去了保护层,还会使熔渣在气化炉下部 的激冷池聚结成大块灰渣,造成排渣困难<sup>[14]</sup>。所 以,应根据气化炉使用煤种特性确定排渣温度,并以 此寻求合适的气化工艺参数。根据 Watt Fereday等 人对灰渣成分与灰渣粘度和操作温度拟合的回归等 式[14].

$$lagu = \frac{M \cdot 10^7}{(\pm 150)^2} + C$$
 (1)

其中, C=0 0415 ° SQ<sup>5</sup>/<sub>2</sub> +0 0192 ° A $^{1}_{2}$ Q<sup>5</sup>/<sub>2</sub> + 0 0276 ° F $^{e}_{2}$ Q<sup>5</sup>/<sub>2</sub> + 0 016 ° CaO/<sub>2</sub> - 3 92 (2)

M=0.00835 ° SQ% +0.00601 ° A<sub>2</sub><sup>1</sup>Q% − 0.109 (3) 式中: μ−灰渣粘度, Pa<sup>,</sup> ; t−温度, °C; SQ%、 A<sub>2</sub><sup>1</sup>Q%、F<sub>2</sub><sup>6</sup>Q%、CaO%−煤灰成分分析中各成分 对应的百分含量。

结合表 1中煤灰成分进行了计算,可得出该高 灰熔点煤的合适操作温度是 1 840~1910 K

氧碳原子比和蒸汽煤比对煤气成分、碳转化率 和冷煤气效率等气化指标的影响也很大。

在同一蒸汽煤比参数下,当氧碳原子比较低时, 氧化燃烧不足,由煤挥发析出的 CH,浓度较高,气 化还原反应不彻底,煤气中 CO和 H,浓度较低;当 氧碳原子比增加到 1.0~1.1时,炉内氧化燃烧放热 反应程度加强,气化温度升高,加快了 CQ 的还原 反应和水蒸气的分解反应,因此煤气中 CO和 H,浓 度增加;继续增加氧碳原子比至 1.2时,过量的氧与 煤气中的可燃成分 CO和 H,发生燃烧反应,导致最 终 CO和 H,浓度都有所降低,而 CQ 浓度增加。相 应地,碳转化率、冷煤气效率、煤气热值和煤气产率 的变化趋势和 CO及 H,浓度相似。

另一方面,在同一氧碳原子比参数下,随着蒸汽 煤比的增大,燃烧反应受到一定影响,由于水蒸气参 与的 C-H,O非均相气固反应是吸热反应,所以炉内 温度降低, O浓度降低,H,浓度增加,有效气体 (CO和 H,的体积分数略微上升;随着蒸汽煤比的 进一步增加,气化温度下降,CO浓度降低,同时水蒸 气分解率降低,H,浓度反而也急剧下降。当蒸汽煤 比取 0.2 kg/k8时,H,浓度达到最高点,有效气体 (CO和 H,)也最大,碳转化率、冷煤气效率和煤气 热值也达到最大值。

根据以上高灰熔点煤适宜排渣温度和不同工况 下气化运行特性的分析,为了使高灰熔点煤种实现 顺利的液态排渣,同时获得较好的气化指标,可认为 在氧碳原子比取值范围 1.05~1.15,蒸汽煤比取值 范围 0.05~0.15 kg/kg

表 2 变工况条件下气化炉运行特性

	试	验结果										
	氧煤比 1.1						蒸汽煤比 / k <sup>g。 kg-1</sup> (氧碳原子比取				<b>L</b> 1)	
	蒸汽	煤比 0.1	0.8	09	10	1.1	1. 2	0. 1	0 2	03	04	05
	CO	50.7	45 6	47.6	51 1	52.5	50. 2	52 5	51 7	49 6	45.7	45 1
煤气成分 🦄	$H_2$	23. 2	23 5	25 5	27.7	25. 3	24.4	25 3	30 7	30 1	28.7	23 6
	CO2	20. 1	13 6	14 9	16 0	16. 9	19. 7	16 9	18 3	19 4	19.7	199
出口温度 /K		1 866	1 582	1 690	1 802	1 900	2 005	1900	1 824	1 762	1 676	1 597
碳转化率 🦄		97. 2	77.9	86 2	95 3	97.2	98.1	97.2	96 1	93 9	93. 2	89 7
冷煤气效率 /%		73. 1	60 9	67.6	75 0	73. 0	70. 2	73 0	75 9	72 7	71.1	63 5
煤气热值 / kJ。r	m−3	9 370	8 764	9 273	9 996	9 867	9 461	9 867	10 456	10 114	9 442	8 714
煤气产率 / <sup>m3 。</sup>	kg-1	1. 63	1. 56	1 64	1 68	1 66	1. 66	1. 66	1 63	1 61	1 69	1 64

3.2.2 优化工况下炉内组分和组分分布特性

根据以上分析,取优化计算工况为给煤量 7.2 kg/b氧碳原子比 1.1和蒸汽煤比 0.1 kg/kg与试 验工况相同。



图 4 炉内温度分布(K)







看出,一方面,炉内温度场均匀,除了进料截面以外, 其余区域的温度基本维持在 1 900 K左右, 说明该 炉型结构和进料方式能够使得煤粉气化过程空间 化: 该温度值高于其它气化炉的计算测量结 果<sup>[7~10]</sup>,这是由于采用了较高的氧碳原子比的缘 故;同时温度梯度显著减少,避免了高温喷射火舌和 局部超高温区的出现,降低了对炉壁材料的要求。 另一方面,炉内平均温度水平升高,气化强度增强, 能够实现高灰熔点煤粉气化反应的空间化。同时, 炉底出口处的温度水平明显高于该煤中的灰熔点。 使灰渣呈液态<sup>[7~8]</sup>,同时随着排渣温度水平的提高, 降低了灰渣的粘度<sup>[1]</sup>。而且,通过高温合成气对较 低粘度熔渣的良好携带作用,顺利实现了高灰熔点 煤粉的液态排渣,满足高灰熔点煤粉的气流床气化 要求,达到了基于无焰氧化技术的干煤粉气化炉设 计目的。

图 5表示的是炉内竖直面上组分 CQ H 和 CQ 的摩尔分数等值曲线。由图可见,炉膛出口处 的 CO和 H 摩尔分数分别达到 52 %、26 %,粗合成 气中有效气体组分摩尔分数达到 78 %,与试验数据 吻合。

结合流体力学分析<sup>[15]</sup>,可将炉内流动分成 5个 区:射流旋转区 I、煤粉气流撞击区 II、旋流扩散上 行区 III.旋流扩散下行区 IV和管流区 V,如图 4所 示。在射流旋转区 I,发生的是挥发分的析出和燃 烧, CQ 和 Q,的浓度较高, CC和 H,浓度较低;在煤 粉气流撞击区 II和旋流扩散上行区 III.由于氧浓度

?1994-2018 China Academic Journal Electronic Publishing House: All Agenesic Served. http://www.cliki.het

CQ和Q的浓度较低,CO和H,浓度较高,旋流扩 散下行区IV是焦炭的燃烧反应区域,脱去挥发份的 煤焦颗粒,一方面与残余的氧反应生成CO和CQ, 另一方面与蒸汽和CQ反应生成CO和H,CO和 H,又在气相中与残余的氧反应,产生更多的热量, 致使该区温度较高,CO和H,浓度有所下降,CQ的 浓度有所上升,Q的浓度则随着气化物料的下行而 下降。而且,旋流扩散下行区IV的外围,氧浓度较中 心区域大,焦炭的燃烧反应更多的偏向于IV区的外 围,导致该外围区域的温度高于中心区域;在管流区 V,未完全反应的焦炭和上游生成的CQ发生还原 反应和水蒸气发生水蒸气分解反应等,这些反应均 为吸热反应,导致该区的温度稍低,CQ的浓度下 降,CO和H,浓度上升。

4 结 论

根据我国含量丰富的高灰熔点煤气化难的问题,应用无焰氧化技术的实现思想,并综合国内外先 进气流床煤粉气化炉的结构特点,提出了一种新型 干煤粉气流床气化炉。对该气化炉进行了小试研 究,并建立了该气化炉的物理模型和气化数学模型, 对高灰熔点煤的气化特性进行了详细分析,具体结 论如下:

(1)从煤气化试验获得的气化火焰图像和计算 所得的炉内温度场分布看,所提出的炉型结构和进 料方式使得炉内气化过程获得了无焰氧化反应的技 术特征,使得气化反应空间化,验证了该新型气化炉 设计思路的可行性。

(2)根据高灰熔点煤种的灰渣成分计算得到的 高灰熔点煤适宜排渣操作温度,并结合不同气化工 况参数条件下的出口排渣温度的计算值,优化确定 了该高灰熔点煤在本气化炉中干法进料气化的合适 气化工况参数范围,即氧碳原子比取值范围 1.05~ 1.15 蒸汽煤比取值范围 0.05~0.15 kg/kg

(3)在氧碳原子比和蒸汽煤比分别取 1.1和 0.1 k<sup>g</sup>/k<sup>g</sup>常压工况下,高灰熔点煤在该新型气化 炉中气化的试验和计算数据表明,该气化炉设计方 案具有一定的技术优越性,可以实现高灰熔点煤种 的高效气化,达到了预期目的,为后续的中试研究积

### 累了经验。

#### 参考文献:

- [1] TANG Z G MA P Y TANG C J et al Discussion on gasification of high ash melting point pulverized coal using excess enthalpy combustion // Proceedings of International Conference on Power Engineering-2007[C]. Hangzhou Zhejjang University Press & Springer Berlin Heidelberg New York 2007 180-184.
- [2] 李寒旭,陈方林. 配煤降低高灰熔融性淮南煤灰熔点的研究
  [1].煤炭学报,2002 27(5); 529-533
- [3] 乌晓江,张忠孝,朴桂林,等.高灰熔点煤加压气流床气化特性[3].燃烧科学与技术,2009 15(2):182-186
- [4] AWOSOPE I Q Flameless oxidation modeling on application to gas turbine combustors J. Journal of the Energy Institute 2006 79(2), 75-83.
- [5] XING X J WANG B Y LIN Q Z Structure of reaction zone of normal temperature air flame less combustion J. Proceedings of the Institution of Mechanical Engineers Part A Journal of Power and Energy 2007 221 (4): 473-480.
- [6] 唐志国,唐超君,马培勇,等.干煤粉加压气流床气化炉炉型分析[J.煤炭科学技术,2009 37(8): 124-128
- [7] 任志强,许世森,夏军仓,等.粉煤加压气化小型试验研究[J].
  热能动力工程,2004 19(6):579-581.
- [8] 任志强,许世森,夏军仓,等.干煤粉加压气流床气化试验研究
  [1].热能动力工程 2007 22(4): 431-434.
- [9] WATANABE H OTAKA M Numerical simulation of coal gasification in entrained flow coal gasifier [ J. Fuel 2006 85(12), 1935 - 1943
- [10] 于海龙,赵 翔,周志军,等.氧碳原子比和水煤浆质量分数 对水煤浆气化影响的数值模拟[].燃料化学学报,2004 32 (4):390-394.
- [11] 吴玉新,张建胜,岳光溪,等.采用简化 PDF模型分析分级气流床气化炉的气化特性[].中国电机工程学报.2008 28
  (26):29-34.
- [12] 周俊虎、匡建平,周志军,等.粉煤气化炉冷态和热态流场分布特性的数值模[J].中国电机工程学报,2007 27(20) 30-35.
- [13] SOTUDEH G R CHAOUK I J SAUR DL P An experimental study of non-premixed combustion in a turbulent fluidized bed reactor
   [ J. Fuel Processing Technology 2007 88(9); 847-858
- [14] 汤中文. 干法粉煤气化技术进展及工艺影响因素 [J]. 大氮 肥, 2003, 26(3): 149-152.
- [15] 王辅臣, 龚 欣, 代正华, 等. Shell粉煤气化炉的分析与模拟[J. 华东理工大学学报, 2003 29(2): 202-205

(编辑 陈 滨)

汽包水位晃荡水动力学模型的实验验证 = Experimental Verification of a Hydrodynam ic Model Featuring the Sloshing of a Drum W ater Level [刊,汉] / CAO X io ling LU Kai xuan (College of Energy Source and Power Engineering Changsha University of Science and Technology Changsha China PostCode 410076), LU Yong wen, SUMing(College of Mechanical and Power Engineering Shanghai Jiotong University Shanghai Chi na, PostCode 200030) // Journal of Engineering for Thermal Energy & Power - 2010 25(5). -539~542

To verify the effectiveness of a hydrodynamic model featuring the sloshing of a drum water level developed was a hydrodynamic mechanism model showing the sloshing of the drum water level and designed and set up was a test rig according to the test requirements. On this basis an experimental study was performed. The research results show that the rest results regarding the sloshing of the drum water level are basically in agreement with the calculated ones in terms of the fluctuation period with the numerical error within a range of  $\pm 10\%$ . In terms of the fluctuation amplitude and phase position, a certain error exists between the test results and calculated ones. However, such an error falls within a range of  $\pm 20\%$ , meeting the sloshing of the drum water level K ey words combined cycle heat recovery steam generator drum water level sloshing hydrodynamic model modularization modeling.

燃气加热炉燃烧控制方法的研究 = Study of the Methods for Controlling the Combustion in a FuelGas Heating Fumace[刊,汉] / ZUO Weiheng WANG Yan (National Key Laboratory on Safety and New Technolo gies for Power Transmission and Distribution Equipment Items and Systems Chongqing University Chongqing China Post Code 400044) // Journal of Engineering for The mal Energy & Power - 2010 25 (5). -543 ~ 546

Described was the combustion mechanism of a fuel gas heating furnace and analyzed was the conventional dual crossed limited amplitude control adopted by the combustion and control system of the furnace. In the light of such problems in the practical production and applications as incapable of guaranteeing the optimum air and fuel gas ratio and slow in the response speed of the system during its load change the authors proposed a variable bias dual crossed limited amplitude control of which the value taken as the bias in the dual crossed limited amplitude model was real time corrected according to the load change and response of the system can enhance its response speed thus guaranteeing the optimum air and fuel gas ratio during load changes of the system can enhance its response speed thus guaranteeing the optimum air and fuel gas ratio and concurrently achieving a good cost effectiveness of the system tem. Key words fuel gas heating furnace air/fuel ratio combustion control variable bias dual crossed limited amplitude

新型干煤粉气流床气化炉的气化特性研究 = Study of the Gasification Characteristics of a New Type Dry Pulverized coalGFB (Gas Fluidized Bed) Gasifier[刊,汉] / TANG Zhiguo (College of Mechanical and Au tomobile Engineering Hefei Institute of Technology Hefei China PostCode 230009), MA Pei Yong LIYong ling LIN Qi zhao (Department of Themal Science and Energy Source Engineering China National University of Science and Technology Hefei China PostCode 230026) // Journal of Engineering for The mal Energy & Pow ?1994-2018 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net

#### $e_{...}^{e_{...}}$ - 2010 25(5). - 547 ~ 551

According to the idea of the flam eless oxidation technology proposed was a new type dry pulverized coal GFB (gas fluidized bed) gasifier By using the experimental and numerical calculation method studied was the in fumace gasification reaction process of the pulverized coal with a high ash melting point. The test and simulation results have verified that the structure of the fumace can result in a uniform temperature field in the fumace, a remarkable drop of the infumace temperature gradient realizing the basic reaction characteristics of the flam eless oxidation technology making the pulverized coal gasification reaction being realized in a space. In the meantine, it can lead to an increase of the infumace mean temperature an enhancement of both the gasification strength and the temper ature level at the slag discharging point thus meeting the requirements for gasification of various coal ranks with a high ash melting point. Key words coal gasification high ash melting point gasifier flam eless oxidation

用 IMS算法构造电站燃料增益信号及热量信号 = Formation of the FuelGain and Heat Quantity Sgnals for a ThemalPower Plant by Using IM S(Leastmean\_square) Algorithm [刊,汉] / ZHU Hong lu, LU Ji zhen, CHANG Tai hua, et al (College of Control and Computer Engineering North China Electric Power Universi ty Beijing China PostCode 102206) // Journal of Engineering for ThermalEnergy& Power - 2010 25 (5). -552~556

Proposed was a method for forming fuel gain and heat quantity signals for a thermal power plant by using IMS (leastmean square) algorithm. The method in question was used to establish a model controlling the input and out put between the coal feed quantity of the unit and the active power of the boiler and the fuel gain was formulated by the sum of the tape weighting values. On the basis of obtaining a coal feed quantity signal of the unit a heat quantity signal was formed. After an analysis of the practical operating data of the unit it has been proven that the fuel gain and heat quantity signal being formed enjoys such features as a quick dynamic response speed good stability and high precision, thus having a relatively high practical engineering value. Key words fuel gain, heat quantity signal thermodynamic process thermal power plant IMS (leastmean square) algorithm.

生物质灰在流化床燃烧中的固硫特性研究 = Study of the Sulfur Retention Characteristics of B im ass A sh in CFB (C irculating Fluid ized Bed) Combustion [刊,汉] / ZHAO Ke IIJ Qing gang (Engineering Themo physics Research Institute Chinese Academy of Sciences Beijing China Post Code 100190), XU Tongmo HUI Shi en (College of Energy Source and Power Engineering Xi an Jiaotong University Xi an China Post Code 710049)// Journal of Engineering for Themal Energy & Power - 2010 25(5). -557~560

B pmass ash has a high alkali metal oxide content and through an adjustment of combustion and the ash can be empowered to retain sulfur during the combustion thus reducing the  $SO_2$  emissions. A total of four kinds of biomass were chosen for the study By making use of am injature combustion test system, the sulfur retention characteristics of various biomasses were revealed at different temperatures. It has been found that all the four kinds of biomass at tain their maximum emission concentrations of  $SO_2$  during the combustion at 820 °C. However, the concob reaches ?1994-2018 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved.