科学研究費助成事業

研究成果報告書



平成 2 6 年 6 月 6 日現在

機関番号: 1 6 1 0 1
研究種目: 基盤研究(C)
研究期間: 2011 ~ 2013
課題番号: 2 3 5 6 0 2 3 4
研究課題名(和文)油水急速混合機構を用いた高負荷燃焼による難燃性燃料バーナ燃焼のCO2低減
研究課題名(英文)High Load and Less CO2 Burner Combustion of Incombustible Fuels Applying an Injector on the Concept of Fuel-water Rapid Mixing
研究代表者
木戸口 善行(KIDOGUCHI, Yoshiyuki)
徳島大学・ソシオテクノサイエンス研究部・教授
研究者番号:7 0 2 9 4 7 1 7
交付決定額(研究期間全体): (直接経費) 3,900,000円、(間接経費) 1,170,000円

研究成果の概要(和文):重質油や廃油,バイオマス燃料などの難燃性燃料に対して,低汚染バーナ燃焼を確立することを目的に,油水急速混合機構を適用してバーナ燃焼場に水を導入することを試みた.このために,油水急速混合噴霧 ノズルを製作して燃料の微粒化および空気との混合を促進させた.この油水急速混合噴霧ノズルによるバーナ燃焼実験 を行って,難燃性燃料の油水急速混合燃焼によって窒素酸化物および微粒子がともに低減する排気低減効果を明らかに した.また,低排気の高負荷燃焼を実現すれば,ボイラーに適用時は排気損失の低減による高効率化が望めることを示 した.

研究成果の概要(英文): This study tried to use incombustibility fuel in burner combustion. The key techno logy is introducing water in combustion field. An injector based on the concept of fuel-water internally r apid mixing has been developed. The injector promotes rapid mixing of fuel with water with support of pres surized air. Experiment of the burner combustion reveals that fuel-water rapid mixing is effective on redu ction of exhaust emissions, such as nitrogen oxides and particulate matters. Moreover, lower pollutant com bustion at high load has a possibility to improve thermal efficiency in boiler system by means of reductio n of thermal loss of exhaust gas.

研究分野:工学

科研費の分科・細目:機械工学・熱工学

キーワード:燃焼

1. 研究開始当初の背景

大気汚染防止の観点から,ボイラの重質油燃 焼に対して排気ガス規制が強化されてきて おり、ボイラ、乾燥炉、焼却炉などの燃焼設 備を有する施設は環境対策の問題を抱えて いる. また, 産業, 運輸部門から排出される 廃油、あるいは民生部門から排出される食用 廃油等は,多くが焼却処分されているが,今 後はこれらを再燃料化したりバイオマス資 源を燃料化したりして燃焼させ、熱エネルギ ーを取り出すことが望まれる.このとき、重 質油や廃油、バイオマス燃料は粘性が高く難 燃性であり, 燃焼したときに煤塵や窒素酸化 物 NOx の排出が避けられず,環境対策が求 められる.このような難燃性燃料の燃焼を最 適化して、

高効率に

熱エネルギーを

利用する ことが必要である.

2. 研究の目的

本研究は、バーナ燃焼において、難燃性燃料による低汚染バーナ燃焼を確立することを目的とした.これは、安価な燃料の利用を可能にすることで燃料費の低減を図ること、および、低汚染の高負荷燃焼を実現して、高負荷運転にともなう加熱空気量の低減でボイラ効率を向上させ、燃料消費量および CO2 排出量の抑制を図ることを最終的に目指している.

3. 研究の方法

研究では、バーナ燃焼場において水を利用 して燃料の微粒化および空気との混合を促 進させて燃焼させることとし、このために油 水噴射弁を試作して油水急速混合機構を適 用した.この油水急速混合噴射弁によるバー ナ燃焼実験を行って、燃焼場における水によ る排気低減効果を明らかにした.

図1は試作した油水急速混合噴霧ノズルを 従来型の外部混合噴霧ノズルと比較して示 す.油水急速混合噴霧ノズルでは、燃料と水 を別々にノズル内に導入し、微粒化用空気と もに容量3.9ccの混合室内で急速混合した後、 図1(a)上部にある直径1mmの8つの噴孔から 保炎器内の燃焼場に噴霧させる.微粒化用空 気は4本の連絡孔からなるスワーラに沿って 混合室内に導入される構造になっている.こ のため、混合室内では強い旋回流が形成され、 燃料、水、空気の三流体混合が促進される.

図 2 には、燃焼試験装置の全体図を示す. 噴霧バーナでは、安定な火炎を形成する保炎 器下部に配置した噴霧ノズルから三流体を 噴霧させて燃焼させる.噴霧ノズルには燃料, 水、微粒化用空気供給系が接続され、また、 保炎器外周には二次空気も供給され、保炎器 内および保炎器下流でバーナ火炎に対して 空気が導入される.このとき、保炎器内への 二次空気導入は保炎器下部に設けられた空 気導入孔より行われる.燃焼の手順は、まず LPG により点火して安定なバーナ火炎を形 成した後、LPG の供給を止めて油水噴射弁に





(b) 従来型噴霧ノズル 図1 噴霧ノズルの構造



図2 燃焼実験装置

よる燃料供給のみで燃焼を行う.

燃焼計測では、噴霧ノズルから 600mm 下 流において水冷サンプリングプローブで吸 引した排気ガスをガス分析計に導入して, NOx, CO, CO₂, O₂ 濃度を計測した.また, テフロンフィルタにより排気ガス中の微粒 子 PM を捕集して重量測定を行い, PM 中の 固形炭素成分 SOLID と可溶有機成分 SOF の 分離計測も行った.また,噴霧ノズルから 700mm 下流では排気ガス温度 T_{ex} も計測した.

燃焼評価においては,難燃性燃料として大 豆油を使用した.噴霧特性に関わる燃料性状 では,動粘性係数(@40℃)が大豆油では, 35mm²/s で 2.6mm²/s の軽油に対して約 13.5 倍の高粘性である.また,大豆油は蒸発特性 にも劣る.このため,大豆油の燃焼には微粒 化が欠かせない.

燃焼試験では,燃料流量と空気流量により 燃焼における当量比を変化させ,また,燃料 に対する水導入割合(水流量),全空気量に 対する微粒化用空気割合も実験変数とした. なお,油水混合による水導入の効果を比較評 価するため,従来型噴霧/ズルで水エマルジ ョン化燃料による燃焼も行った.

4. 研究成果

(1) 油水急速混合噴霧ノズルの効果

はじめに、油水急速混合噴霧の効果を調べた.図3は図1の2種類の噴霧で当量比¢を変化させて燃焼させたときの排気性能を示す.燃料に対する水導入割合は50vol%とし、従来型噴霧ノズルでは、水エマルジョン燃料とした.2つの噴霧ノズルでNOx濃度は同等であることから、NOx排出量は水割合に依存し、ノズルの種類あるいは水エマルジョン化の有無によらないといえる.PM 排出をみると、油水急速混合噴霧では、¢>0.8の高負荷でも微粒子 PM はほとんど排出されず、高負荷燃焼に有効であることが示された.

図4は軽油(GO)および軽油に水50vol% 加えて(従来型噴霧ノズルでは水エマルジョ ン化して)高負荷燃焼させたときの火炎写真 を示す.輝炎は火炎内に生成したすすの発光 によるものであり,明るい輝炎はすす生成が 多いことに起因している.図4(a)の油水急速 混合噴霧ノズルでは,GOのみでは輝炎がみ







られるが、水を導入すると輝炎がほとんどみ られない無煙燃焼となる.図4(b)の従来型噴 霧ノズルでも水エマルジョン化により輝炎 が低減するが、火炎の輝度からも油水急速混 合噴霧ノズルのほうがすすが低減できると いえる.

(2) 油水急速混合による排気性能

つぎに,実験変数を変化させて油水急速混 合噴霧ノズルによる排気性能を調べた.

図 5 は、全空気流量一定 O₄のもとで燃料 流量 Q_fを変化させて負荷条件(当量比)を 変えるとともに,燃料流量に対する水流量割 合 (水割合 0vol% : W0, 30vol% : W30, 50vol% : W50),および全空気流量 Q_tに対する微粒化 用空気流量 Q_aの割合(微粒化用空気割合 Q_a/Q_t)を変化させたときの NOx, PM 排出量 を示す. 図より NOx 濃度は Q_a/Q_t によらない. Q_a/Q_tを増加させると燃料の微粒化特性が向 上するため、火炎温度は増加する.一方で、 Q_a/Q_t の増加にともない二次空気量 (Q_t-Q_a) が減少することで火炎長は短なって滞留時 間は短くなる.この結果, Qa/Qtによらず NOx 濃度は一定となったと考えられる. PM 排出 量は,水を導入しない W0 において, ∮=1.2 の高負荷燃焼で Q₄/Q_tの増加により低減され ている. また,水導入割合の増加により PM の排出量は大きく低下する. W0 から W50 ま で水導入割合を増やすことにより, 例えば Q_a/Q_t=0.26 の場合, φ=1.2 での PM 排出量は 508mg/m³から 33.3mg/m³まで低下する. W50 では水導入の効果により Q_a/Q_t によらず高負 荷燃焼でも PM はほとんど排出されない. す なわち,本研究で対象とした水導入割合と微 粒化用空気流量の範囲では、PM 排出量の低 減に対して水の導入が効果的といえる. これ は,水による二次微粒化で微粒化特性が向上 したことによると考えられる.

図 6 は燃料流量 Q_f ,水流量 Q_w を変化させ て油水急速混合噴霧ノズルによるバーナ燃 焼性能を評価した結果を NOx および PM 排出 量の排気マップで示したものである.図より, $\phi>1$ の高負荷燃焼領域において, Q_w が少なく 水割合が小さい場合には PM の排出が多く, 高負荷燃焼が制限される.しかし、本ノズル で油水噴射して Q_w を増加させれば PM が低





図6 油水急速混合噴霧ノズルの排気性能図

減するとともに NOx も低下し, 例えば水割合 を 50vol%にすれば, ∳=1.4 近くまで高負荷燃 焼範囲を拡大することができる.水管ボイラ ーにおける高負荷燃焼が実現すれば, 同一量 の燃料を少ない空気量で燃焼させることに なる.これは高温の排出ガス量を減らして排 気損失を低減することにつながり, ボイラー 効率向上に有効となる.

(3) 排気特性の支配因子

前節で調べた排気性能に対して, PM および NOx 生成の支配因子を調べた.

図 7 は、燃料を大豆油 SO および軽油 GO とし、それぞれで水割合を変化させたときの PM の排出傾向を示している. PM の排出量は 導入燃料量に対する排出指標 EIPM であらわ している.当量比6.は、保炎器内に微粒化用 空気のみが導入されていると仮定したとき の当量比である.空気流量一定であるため, 噴流速度 Vaは同一となる. 図より, EIPM は ♠ および V, に対して線形に変化しており, V。が小さいほど PM 排出量は低くなることが わかる.これは、保炎器内の燃焼初期におい て øa および Va が PM 生成に影響を及ぼすこと をあらわしており、ノズルからの噴流速度が 燃料の微粒化に大きな影響を及ぼすことが 示唆される.

図8は水割合に対するPMの排出傾向を示している.図より燃焼場への水導入割合が増加するとPMが低減する.とくに、大豆油SOのほうが軽油GOよりも水導入によるPM低減効果が大きい.油水急速混合噴霧は、とく



図9 NOx 排出特性の整理

に難燃性燃料の PM 低減に有効といえる.

図9は、NOx 生成の支配因子を調べたもの である. ここでは, NOx 排出量に対して時 間・温度スケーリングを行った.まず EIPM と同様に NOx 濃度と燃料量から EINOx を求 め,滞留時間τを火炎長 L_r と微粒化用空気の 噴流速度 V_a から、 $\tau=L_f/V_a$ として求めた. こ れより, EINOx/τは反応速度となる. また, 保炎器内の燃焼が NOx 生成に強い影響を与 えると考え、保炎器内で蒸発した燃料と微粒 化用空気が均一混合して完全燃焼した場合 を仮定した断熱火炎温度 T_aを求めた. 図9で はT_aとEIN Ox/tをアレニウスプロットした. ここでは、当量比 = 0.99, L= 0.6m で評価し ている. 燃料種に関わらず, EINOx と T_aの関 係は、一本の直線であらわされる、したがっ て,保炎器内の温度は NOx 生成に強い影響を 及ぼすといえる.

(4) 熱交換特性

つぎに、バーナ燃焼における熱交換特性に 対する水導入の影響を調べた.この評価に用 いた燃焼炉を図 10 に示す.燃焼炉は高さが



ノズル直上 h=1400mm, 内径 160mm で, 内部 には厚さ 20mm の断熱材を設置した.熱交換 器は水冷却管を 20 巻にした構造で火炎に直 接加熱されないように燃焼炉上部に配置し た. 排気ガスは熱交換器の外周を流れて冷却 管との間で熱交換を行う.計測では熱交換器 入口、出口の冷却水温度差、冷却水流量から 冷却水による回収熱量を求めた.また,熱交 換器前後の排気ガス温度から排ガス損失を 求めた.熱収支において、入熱量 Oiは投入燃 料の発熱量より算出できる.この入熱が熱交 換器での回収熱量 Q。」,排ガス損失 Q。2,壁面 からの熱損失 Q₀₃になると考えた.熱回収量 Qol には、熱交換器で冷却水が回収する熱量 に水冷管表面における排気ガス中の水分の 凝縮による熱量,火炎の輻射などその他によ る熱量が加わっているとした.

図 11 は、以上の推定から熱収支を求めた ものである。ここでは、大豆油、軽油と大豆 油・水エマルジョン燃料とで熱収支を比較し ている。図で実際の熱回収量は、Q_{ol}から凝 縮熱を差し引き、排ガスからの熱交換とその 他出力の合計と考える。

まず大豆油 SO-W0 と軽油 GO-W0 で熱交換 量に燃料種による大きな違いはない.水エマ ルジョン燃料化して燃焼場に水を導入する と(SO-W50),ガス温度が低下するため壁面 からの熱損失が小さくなる.ただし,熱交換



量は低下し、その結果排ガス損失も SO-WO より大きくなる.これは燃料中に水が含まれ るために排ガス中にも水分が多くなり、水に よる凝縮により熱交換器での伝熱特性が悪 化することが要因の一つと考えられる.この ため、熱交換器内の冷却水温度を高め、凝縮 の影響を排除して評価することが必要と思 われる.この点に計測上の課題はあるものの、 SO-W0 と SO-W50 の比較より、熱交換量とそ の他出力の合計による熱回収量は、水を導入 しても大きく変化しないといえる.

さらに, SO-W50 で当量比 1.0 と 0.7 におけ る熱収支を比較すると,当量比の高い高負荷 燃焼では排気ガス温度が高くなるために,壁 面からの熱損失割合は大きくなるが,排気ガ ス流量が低減できる効果により排ガス損失 割合は低くなる.したがって,排ガス損失の 増加を抑えながら壁面熱損失を改善すれば, 高負荷燃焼でさらに熱交換効率を高められ る可能性がある.

5. 主な発表論文等

(研究代表者、研究分担者及び連携研究者に は下線)

〔雑誌論文〕(計 1件)

- ① T. Yatsufusa, <u>Y. Kidoguchi</u>, D. Nakagawa, Improvement of Emissions and Burning Limits in Burner Combustion using an Injector on the Concept of Fuel-water Internally Rapid Mixing, Journal of Energy and Power Engineering, Vol.8, No.1, pp.11-19, 2014. (査読有)
- 〔学会発表〕(計 4件)
- ① 中松 将太,小野田 勝希,<u>名田</u> 譲,石 動 更,<u>木戸口 善行</u>,内部急速混合型油 水噴射ノズルを用いたバイオマス燃料の 排気特性に関する研究,第50回燃焼シン ポジウム,2012年12月7日,ウインクあ いち(愛知県).
- 内原 健太郎,中松 将太,三浦 更,<u>名</u> <u>田</u>譲,<u>木戸口</u>善行,内部急速混合型油 水噴射ノズルを用いたバイオ燃料の燃焼 特性,第49回燃焼シンポジウム,2011年 12月7日,慶応義塾大学(神奈川県).
- ③内原健太郎,中川大輔,<u>名田護,木</u> <u>戸口 善行</u>,内部急速混合型油水噴射ノズ ルを用いたバイオ燃料のバーナ燃焼特性 に関する研究,日本機械学会2011年度年 次大会,2011年9月14日,東京工業大学 (東京都).
- ④ Y. Kidoguchi, T. Yatsufusa, D. Nakagawa, Improvement of Emissions and Burning Limits in Burner Combustion using an Injector on the Concept of Fuel-water Internally Rapid Mixing, The Fifth European

Combustion Meeting ECM2011, 2011.6.29, Cardiff University (Cardiff, UK).

6. 研究組織

(1)研究代表者
 木戸口 善行(KIDOGUCHI, Yoshiyuki)
 徳島大学・大学院ソシオテクノサイエンス
 研究部・教授
 研究者番号:70294717

(2)研究分担者

名田 譲 (NADA, Yuzuru)
 徳島大学・大学院ソシオテクノサイエンス
 研究部・講師
 研究者番号: 50383485