# 強旋回流を用いた直噴型低 NO<sub>x</sub> バーナ技術

#### Low NOx Combustion Technique Using Direct Injection into Strong Swirl Flow

 廣
 光
 永
 兆
 航空宇宙事業本部技術開発センター要素技術部
 博士(工学)

 細
 井
 潤
 航空宇宙事業本部技術開発センター要素技術部
 課長

 藤
 秀
 実
 航空宇宙事業本部技術開発センター要素技術部
 部長
 博士(工学)

円筒形の燃料・空気混合部内に形成させた強い旋回流を利用して安定性を損なわずに低 NO<sub>x</sub> 化が可能な航空エン ジン用バーナを考案した.強旋回流領域での火炎伸長消炎を有効に利用するため,効果的な燃料噴射方法を検討し た結果,強旋回流への燃料直噴方式が効果的であることが推測された.試作バーナによる燃焼試験を行い,航空エ ンジン燃焼器相当条件の性能を推定した結果,強旋回流中心部に燃料ポートを設けて外周方向に燃料を噴射する燃 料噴射方式を用いた場合に,低 NO<sub>x</sub>効果が大きいことが分かった.

A burner was devised for the aviation gas turbine engine combustor to reduce  $NO_x$  formation by stable combustion using strong swirl flow. Direct injection into the strong swirl area should be effective for  $NO_x$  reduction. In this technique, quenching by volume stretch brought low flame temperature, and  $NO_x$  was reduced. In the combustion test with a prototype burner, the pattern with a central injection device was the most effective under aviation gas turbine engine conditions.

#### 1. 緒 言

NO<sub>x</sub> 低減と広い作動条件での安定燃焼を両立させるこ とが可能な燃焼方式の一つとして,強旋回流を用いた直噴 型バーナを考案した.この燃焼方式は,ガスタービンエン ジンの高効率・高負荷化要求に伴い,ガスタービン燃焼器 の入口条件や燃焼条件が高温・高圧化することで生じるさ まざまな問題に対応可能な方式の一つとして期待されてい る<sup>(1)</sup>.しかし,航空用としては液体燃料の適用などいくつ かの技術課題をクリアする必要がある.

NO<sub>x</sub> 排出量の低減については,これまでにもさまざまな 燃焼方式が開発されており,特に有効な燃焼方式として希 薄予混合燃焼が挙げられる.しかし,希薄予混合燃焼は安 定燃焼範囲が狭く,高度な制御や複雑な装置を必要とする ことや,逆火・振動燃焼の危険性があることなどの多くの 問題を抱えており,現状では適用範囲が限定されている. 特に航空用では燃焼器の高温・高負荷化要求が強く,逆火 などの問題は燃焼器入口条件の高温・高圧化に伴って起こ りやすくなるため適用が困難になる.また,最近では低コ スト化の要求も厳しくなってきていることから,複雑な機 構を必要とするような燃焼方式は,さらに開発のハードル が高くなってきている. 強旋回流を利用したバーナは,ガス燃料を用いた渦巻き 火炎燃焼方式として基礎研究例<sup>(2)~(4)</sup>があり,低NO<sub>x</sub>性 や燃焼安定性などの基本的な性状が確認されている.また, 高負荷燃焼バーナへの適用の試み<sup>(5)</sup>も行われているが,液 体燃料への適用例はない.原理的に自己着火や振動燃焼を 起こしにくいことから,この方式の液体燃料への対応が可 能になれば,燃焼器の高温・高圧化に対応できる安全な低 NO<sub>x</sub>航空用バーナとしての採用が期待できる.

本稿では,渦巻き火炎燃焼方式の低 NO<sub>x</sub> および火炎安定 化原理を部分的に適用した強旋回流直噴型方式によって, 低 NO<sub>x</sub> 化が可能な安定範囲が広い航空用液体燃料バーナ技 術を取得することを目的として,主に燃料噴射方法につい て検討した研究結果を述べる.

## 2. 強旋回流直噴型低 NO<sub>x</sub> バーナの概要と CFD・予備試験検討

#### 2.1 適用の原理

考案した強旋回流直噴型低 NO<sub>x</sub> バーナ(以下,強旋回 バーナと呼ぶ)の特徴は,燃料と酸化剤の混合と,火炎基 部となる領域の異なる二つの旋回流領域を形成させること にある.渦巻き火炎燃焼方式との違いは,強旋回流による 低 NO<sub>x</sub> 原理の適用範囲を燃料噴射直後の高燃料濃度で NO<sub>x</sub> が生成しやすい領域に限定したことである.これによって低 NO<sub>x</sub> 性能は若干低下すると考えられるが,現用の燃焼器形態にも適用しやすくなる.また,強い旋回による火炎の拡大によって燃焼部長さの短縮などが期待できる(**第** 1**図**).

#### 2.2 燃料噴射方法による分類

燃料噴射方法によって強旋回バーナを第1表のように分類した.大きくは,微粒化のためのコア部をもち,それによって微粒化した燃料噴霧を強旋回流で混合する噴流混合型と,強旋回流中の強いせん断流れの中に燃料を直接噴射し,強旋回流を利用して微粒化するとともに適切な領域で



第1図 SSF バーナ(強旋回バーナ)のコンセプト Fig. 1 Concept of SSF burner (burner using strong swirl flow)

т

の混合を行う噴流微粒化型に分けられる.さらに,噴流混 合型は,微粒化コアの微粒化方式によって分類されるので, ここでは圧力または気流微粒化方式を代表的な微粒化方式 として設定した.また噴流微粒化型は,噴流に対する噴射 方向の違いから,空気ポート噴射型,中央噴射型,端面噴 射型の3形態に分類した.これら3形態はそれぞれ第1表 に示すような特性の違いが想定される.このバーナは原理 上,低NO<sub>x</sub>性能や安定性を十分に発揮するためには適切な 領域に燃料を噴射する必要がある.このため,噴射の位置, 角度,領域などを任意に選択できる形態の方が最適化でき る可能性範囲が広く,その観点からそれぞれを評価した結 果では噴流微粒化型の方が優位であると考えられる.

#### 2.3 CFD 解析による比較

第2図に,噴流混合型と噴流微粒化型の各噴射弁および その下流近傍の燃料濃度分布について CFD 解析を行った 結果の比較を示す.ここでは噴流混合型と噴流微粒化型で 同程度の微粒化状態(粒子径 60  $\mu$ m で単一分散)を仮定 し,乱流モデルに RNG  $\kappa - \varepsilon$  モデル<sup>(6)</sup>を用いて解析を行った.解析結果では,噴射弁周りの燃料分布は,噴流微粒 化型の方が噴流混合型に比べて燃料過濃領域が小さく,ま た燃料分布も均一である.以上から噴流微粒化型は反応領 域に NO<sub>x</sub> 発生源となる高温のヒートスポットができにく

噴 流 混 合 型			嘖 流 微 粒 化 型						
強旋回流に対する 噴霧制御および効果		エアブラストコア	圧力噴射弁コア	空気ポート噴射型	中央噴射型	端面噴射型			
噴射弁形状									
唐 时	噴射位置	×							
明初	噴射角度	×							
փյ լար	噴霧粒径					×			
	低 NOx 性向上	(実績)	(実績)	(推定)	+α(推定)	+α(推定)			
(推定)	安定性向上	(実績)	(実績)	(推定)	(推定)	(推定)			
その他の特徴		エアブラストに軸流空 気を要するため,強旋 回流空気量(配分)が 少ない.	高い燃料噴射圧によって 微粒化が可能である.比 較的低 NO <sub>x</sub> 性と安定性 のバランスをとりやす いが,使用条件範囲に よっては圧力噴射弁コ アが複雑化する.	スワラエッジ部での二 次微粒化効果が最も期 待できる形態で,概念 形態に一番近い形と考 えられる.	スワラ中央部に燃料噴 射部をもち,二次的効 果として循環流位置な どのフロー制御効果が 考えられる.	スワラによる二次微粒化 効果は小さいが,燃料投 入範囲をピンポイントに 設定可能である.			
		(注)噴霧範 : 効 :	囲 任意に設定可能 : b 果 目標値をクリア : 햧	L較的自由度が高い 加果が大きい :有	:範囲限定 ×:自由原 効 :条件によってダ	度が低い 効果あり ×:効果なし			
*1:従来型エアプラスト噴射弁との対比									

第1表	強旋回バーナの燃料噴射方式による分類と特徴
able 1 Classif	cation and characteristics by injection types of the SSF burners





く, 噴流混合型よりも低 NO<sub>x</sub> 性の向上に有利であると考えられる.

第3 図に, 強旋回流スワラと組み合せたエアブラストノ ズルバーナの NO<sub>x</sub> 排出特性を示す. 圧損を高くして強旋回 の効果を高めることによって低 NO<sub>x</sub> 効果を得ることができ た.しかし,実用の燃焼器圧損(約3%程度)では従来型 に対する優位性はなく,また空気ポート形状を工夫しても ほとんど性能の改善をみることができなかった.これは強 せん断領域への効果的な燃料の投入ができなかったためで ある.

第4 図に, 噴流微粒化型の各形態について, 同様に行った解析結果を示す.この結果から, 噴流微粒化型の各形態には, 燃料濃度分布に特徴があることが分かる.ノズル内部に高濃度領域が少ないのは空気ポート噴射型であるが, ノズル下流側の燃料濃度の均一性は, ノズル内部に高濃度 領域のある端面噴射型の方が高い.ただし, 今回解析に使



- 第3図 強旋回流スワラと組み合せたエアブラストノズルバーナの NO<sub>x</sub> 排出特性 Fig. 3 NO<sub>x</sub> emission characteristics of air burst nozzle burner
  - Fig. 3 NO<sub>x</sub> emission characteristics of air burst nozzle burner with SSF swirler

用した汎用コードには,

- (1) 壁面衝突から二次微粒化までの機構を無視し,壁 面衝突後の噴霧液滴は壁面に沿って転がるモデルを使 用する.
- (2) 模擬的に与えた噴射液滴の性質(粒度,速度)に よって計算結果が大きく変わる.

といった実現象へ合わせた最適化が困難な部分が多く,実際の低NO<sub>x</sub>効果は燃焼試験によって評価した.

#### 3. 供試バーナ形態と燃焼試験結果および考察

第5図~第7図に燃焼試験に使用した各強旋回バーナのノズルの概要および実際の製作品を示す.各強旋回バーナに使用したスワラは共通の形状とし,燃料噴射方法による違いが明確になるようにした.また,第8図に示すエアブラストノズルは従来型ノズルの基準形態として比較評価に用いた.各供試ノズルは第9図に示す燃焼試験装置を使



第4図 CFD 解析による直噴型 SSF バーナノズル近傍燃料濃度分布 Fig. 4 Contour of fuel concentration by CFD analysis near direct injection SSF burner nozzle



第5図 空気ポート噴射型 SSF ノズル Fig. 5 SSF nozzle directly injected into air ports



第6図 中央噴射型 SSF ノズル Fig. 6 SSF nozzle directly injected from center of swirler



第7図 端面噴射型 SSF ノズル Fig. 7 SSF nozzle directly injected from upstream surface of swirler

用し,性能を評価した.離陸時最大推力 40 kN 程度の航空 エンジンの燃焼器を想定し,噴射弁および希釈・冷却に必 要な空気・燃料の流量と配分は実際の航空エンジン設計条 件をベースに決定した.燃焼試験条件範囲を第2表に示す. 燃焼器入口温度,圧力および設定ノズル当量比は基準条件



第8図 リファレンスバーナ用エアプラストノズル Fig. 8 Air blast nozzle for reference burner



Fig. 9 Experimental apparatus for combustion test of SSF burner

(673 K, 0.709 MPa, 燃焼器当量比 φ 0.32)を中心に幅広
 く設定することによって,航空エンジン用燃焼器としての
 NO<sub>x</sub> レベル評価<sup>(7)</sup>を推定できるようにした.

### 3.1 従来型ノズルによるバーナとの比較

基準条件の入口温度 673 K,入口圧力 0.709 MPa における燃焼器当量比に対する各バーナの NO<sub>x</sub> 排出量を第 10 図に示す.航空エンジン用を想定した燃焼器設計条件とほぼ等しいこの条件において,強旋回バーナは従来型バーナから 2 ~ 40%程度 NO<sub>x</sub> の排出量を削減できることが分か

第2表 バーナ燃焼試験条件 Table 2 Test conditions of burner combustion

設定項目	単位	Max.	Min.	基準条件				
燃焼器入口温度	K	700	500	673				
燃焼器入口圧力	kPa∙A	1 668	475	709				
ライナ空気流量	kg/s	0.925	0.354	0.396				
燃料流量	g/s	22.1	2.5	8.56				
燃焼器出口当量比		0.36	0.10	0.32				



第 10 図 燃焼器当量比に対する各バーナの NO<sub>x</sub> 排出量 Fig. 10 Emission index of NO<sub>x</sub> of each SSF burner based on combustor equivalence ratio

る.しかし,トレードオフの関係にある燃焼効率は相対的に悪化した.第11 図に燃焼器当量比に対する各バーナの燃焼効率を示す.

この結果から,強旋回バーナの強せん断領域における消炎 の効果が実際にあったものと考えられる.空気ポート噴流型 の強旋回バーナは想定したほど効果が上がらなかった.これ は,燃料噴射の貫通度が小さく,強せん断領域に到る直前の 高速の気流で生じる遠心力によってすぐに外周側壁面まで戻 されてしまったことと,空気ポートエッジにおいても期待し たほどの微粒化効果が得られなかったことが原因と考えられ る.これによって,迅速な気化および空気との混合が妨げら れた状態でノズル下流側の混合気濃度分布が形成され,高い





燃料濃度で反応するヒートスポットができていた可能性がある.逆に中央噴射型は燃料ポートが強せん断領域に近く,直接燃料を送り込むことが可能であったことから高い消炎および混合効果を得られたものと考えられる.

端面噴射型はポート位置の関係から比較的中央噴射型に 近い条件での燃料供給が可能と考えられる.しかし,今回 の形態では,スワラ最上流部に安定化のためのリセス状の 部分を設けていたため,中央噴射型に比べてねらった場所 への燃料投入ができず,その結果,強せん断領域を通過し ない液滴が存在し,中央噴射型ほどの効果を発揮しなかっ たものと考えられる.ただし,今回の研究では液滴挙動の 測定は実施できなかったので,検証には至っていない.

### 3.2 入口圧力の影響

第12 図に燃焼器入口温度および当量比を基準条件に固定して,燃焼器入口圧力を変化させたときのNO<sub>x</sub>排出量の調査結果を示す.この結果から,強旋回バーナがNO<sub>x</sub>生成に対して高い圧力依存性をもつことが分かる.空気ポート 噴射型の噴射領域ポートを4か所から2か所に絞って,さらに過濃な濃度領域のできやすいタイプで試験を行うと, 圧力の影響がより大きくなる.このことから,高圧条件で は圧力に比例して燃焼負荷が大きくなり燃料流量が増える ことによって,中央噴射型であってもエアブラスト型と比較すると微粒化状態が悪くなってしまったと考えられ,ミ クロなレベルでの過濃領域が存在する可能性を示唆される. 以上の結果から,高圧下でも安定した低NO<sub>x</sub>性能を発揮す るためには微粒化状態の改善が今後の課題である.

## 3.3 燃料噴射ポート挿入による強せん断領域の増 加

中央噴射型の NO<sub>x</sub> 低減効果が高かった別の要因として, スワラ中央部に挿入した燃料ポート形状の二次的な効果が 考えられる.第13 図にせん断の強さを表す伸長率分布の変 化を示す.燃料ポートを挿入した場合,燃料ポートの端面 から新たな強せん断の領域が発生していることが分かる. 燃料はポートの円筒状の側面から噴出するため,ほぼすべ ての燃料がこの強いせん断領域を通過することになり,さ らに混合を促進させていると考えられる.

#### 3.4 低 NO<sub>x</sub> 燃焼器としての可能性

今回得られた結果から強旋回バーナを採用した燃焼器の 性能予測を第14 図に示す.燃焼効率改善や高圧条件での性 能低下など,解決すべき点は多々あるが,少なくとも中・ 小型クラスのエンジンをマーケットと考えれば航空エンジ ン用燃焼器としての低 NO<sub>x</sub> 性能は現行の規制値の 50%以



第 12 図 燃焼器入口圧力に対する各バーナの NO<sub>x</sub> 排出量 Fig. 12 Emission index of NO<sub>x</sub> of each SSF burner based on pressure at combustor inlet



第13図 スワラ内燃料ポート設置による伸長率分布の変化 Fig. 13 Shift in contour of strain rate caused by fuel port at center of swirler





下であり,これが達成できることが国際的に通用するレベ ルである.また,今回データとして示すことができなかっ たが,低負荷条件での保炎性能が非常に高く,その燃焼安 定性もセールスポイントとなる. 4. 結 言

強旋回流を用いた直噴型バーナに混合促進,濃度均一化 が可能な燃料噴射方法(中央噴射方式)を適用することに よって,実用領域での低NO<sub>x</sub>燃焼を実現することが可能に なった.ただし,今後,実用燃焼器としての主な開発課題 として以下の二つが挙げられる.

(1) NO<sub>x</sub> 排出特性の圧力依存性が高く,さらに高圧の 条件では期待した低 NO<sub>x</sub> 性能が得られない可能性が あり,微粒化特性など,燃料噴射特性の最適化による 改善が必要である.

(2) 低負荷での燃焼効率の改善

これらの課題をクリアできれば,本強旋回バーナによっ て国際的に通用するレベルの航空用燃焼器の設計が可能に なることから,航空用燃焼器マーケットへの進出が期待で きる.

#### 謝辞 辞

本研究は,日本航空宇宙工業会(SJAC)の委託研究 「強旋回流を用いた直噴型低NO<sub>x</sub>バーナ技術の研究」とし て実施されたものである.本研究の遂行に当たって,評価 委員の皆様から貴重なコメントをいただきました.ここに 記し,深く感謝の意を表します.

#### 参考文献

- (1) 社団法人日本機械学会:特集機械工学年鑑 日本機械学会誌 第 107 巻 1029 号 2004 年 8 月 p.35
- (2) Gabler, H. C. et al.: Asymmetric Whirl Combustion A New Approach for Non-Premixed Low NO<sub>x</sub> Gas Turbine Combustor Design AIAA

Paper 98-3530 (1998)

- (3) Alkabie, H. S. : Reduced NO<sub>x</sub> Emissions using Low Radial Swirler Vane Angle ASME Paper 91-GT-363 (1991)
- (4) J. Yajima et al. : Characteristics of Low NO<sub>x</sub>
   Diffusion Combustion with Strong Swirl
   Proceedings of International Gas Turbine Congress
   2003 Tokyo TS-136 (2003)
- (5) N. Hiromitsu et al. : Development of Low NO<sub>x</sub>
   Diffusive Burner Applying Spiral Flame Combustion

Proceedings of International Gas Turbine Congress 2003 Tokyo TS-135 (2003)

- (6) V. Yakhot and S. A. Orszag : Renormalization Group Analysis of Turbulence I, Basic Theory Journal of Scientific Computing 1(1)(1986) pp.1 -51
- (7) ICAO: Environmental Protection Annex 16Volume II, Part III Chapter 2 (for turbine engines only) (1996)