# ジェット騒音低減デバイスの基礎研究

石井達哉, 生沼秀司 (JAXA) 田中望, 大庭芳則, 大石勉 (IHI)

## Fundamental Study on a Jet Noise Reduction Device

Tatsuya Ishii, Hideshi Oinuma (JAXA) Nozomi Tanaka, Yoshinori Ooba and Tsutomu Ooishi (IHI)

#### Abstract

This paper describes fundamental study on a new jet noise reduction device, a notched nozzle. The notch, a small V-shaped dip at the edge of a nozzle, is expected to control shear layer development and suppress both jet mixing noise and high-frequency self noise. A scaled model of the 18-notched nozzle is designed based on computational prediction and experimentally investigated together with a typical chevron nozzle in an anechoic facility. The revised notched nozzle provided a balanced noise reduction performance compared to the former version. A pressure rake downstream of the nozzle showed the wavy pattern of shear layer caused by the notch as well as the chevron nozzle.

#### 1. はじめに

旅客用航空機の空港騒音規制は強化される方向にあ る。国際民間航空機関(International Civil Aviation Organization: ICAO)における航空環境保全委員会 (Committee on Aviation Environment Protection: CAEP)で は、新型航空機に対する附属書Chapter4の規制から累積 騒音レベル10-12EPNdBの強化案が検討され始めた <sup>(1)(2)(3)</sup>。従って、主要な騒音源の一つであるエンジンに ついても一層の低減努力が要求される。

エンジン騒音に関しては、着陸進入時のファン騒音並 びに離陸上昇時のジェット騒音に対する低減技術が主 要な課題である。特に側方計測点の低減マージンの厳し いジェット騒音の対策は長期的課題の一つであって、端 部に切り込みを入れたノズル(以下、便宜上「シェブロ ンノズル(Chevron)」)<sup>(4)(5)(6)</sup>の実用化、ノズル端部か ら補助的に微小なジェットを注入する方式(同、「マイ クロジェット」)<sup>(7)(8)(9)</sup>の研究などが行われている。 シェブロンノズルは実用化段階にあるとはいえ、巡航時 の推力損失、スロート位置未確定などの課題も残されて いる。マイクロジェットは未だ実用化前の研究段階であ り、エンジンサイクルへの影響、セルフノイズなど検討 課題がある。

これらの中間に位置し、実用化も視野に入れたデバイ スとしてノッチ(Notch)ノズルが考案されている<sup>(10)</sup>。 これは、小さな窪みをノズル端部に設けた簡易かつ実用 的なジェット騒音低減デバイスとして位置付けられる。 その原理は、ノッチの存在によって主流が分岐されると ともに外部流が導入される結果、ノズルリップにごく僅 かな擾乱を励起する。この擾乱を使ってせん断層の発達 を制御することによって、高周波数音源の抑制とジェッ ト騒音の低減をバランスよく達成することを狙ってい る。図1はIHI/ JAXA共同で行われたエンジン騒音試験に 用いられたノッチノズルを表す。

エンジン試験では、ノッチノズルは周方向に6ヵ所の ノッチを有し、ジェットノイズのピーク周波数帯域を最 大2dB以上低減した<sup>(11)</sup>。しかし、高周波数音が増加する 傾向を示し、排気に沿った近傍場計測も高周波数音源の 存在を示唆する結果となった。実エンジンへのスケール アップを考慮すると、高周波数音源抑制と混合騒音低減 の両者を達成することが求められた。そこで、数値解析



Fig.1: Notch Nozzle for the Engine Demonstrator.

を行ってノズル形状の改良を試みた。

本研究は、数値解析に基づいて形状を改良したノッチ ノズルについて、無響設備にて模型試験を行い、騒音低 減性能などを調べた。この結果を報告する。

#### 2. 試験装置

2.1 試作ノズル

ノッチ形状の設計のため、Large Eddy Simulationによ る数値解析を行った<sup>(12)</sup>。その結果、シェブロンにはその 谷部で励起される縦渦によって、その隣接部に強い乱流 運動エネルギーを分布させる結果、高周波数音源が発生 しうると予測された。このことから、シェブロンと同様 にせん断層の歪曲効果を持たせつつも、励起される縦渦 の度合いを軽微とするためにノッチ寸法を縮小する一 方で、円周方向に配置するノッチ数を増やした。これに よって、急速混合させて平均速度を下げるのではなく、 せん断層を緩やかに発達させて、ノズル直後の高周波数 音源抑制と混合騒音低減を図った。

数値解析に基づいて、基準のコニカル (Conical) ノズ ル、改良型ノッチノズル、並びに低減デバイスの参考と してシェブロンノズル<sup>(13)</sup>を試作した(図2)。何れも内 径40mmとし、コニカルノズルとノッチノズルはそれぞ れの形状に加工したリング状のリップ部を共通のノズ ルに着脱する構造とした(図2A左)。ノッチの形状は、 V字型の流路高さが1.6mmと1.2mmのリップ部を製作し



Fig.2A: Notch (left) and Chevron (right).



Fig.2B: The Tested Notch (Ring Component) .



Fig.2C: The Tested Chevron Nozzle.



Fig.3A: Noise Test Facility.



Fig.3B: A Rake used in Pressure Measurement.

(図2B参照)、それぞれノッチ大とノッチ小(Notch(L)、 Notch(S))と区別する。シェブロンの切り込みとノッ チの突起はともに円周方向で18ヵ所とした。また、比較 のためにノズル内面上流の傾斜部が未加工のノズルも 試作した。

#### 2.2 試験設備

ノズル模型を使った騒音並びに排気の試験には、図3 に示すJAXAの無響室(縦4.1m×横5.7m×高3.3m、帯域 400Hz以上)を使用した<sup>(14)</sup>。試験では、圧縮機空気源か ら供給される空気の一部をバイパスさせて無響室内の チャンバに導き、縮流部の先端に取り付けた供試ノズル から垂直に噴出させる。周方向指向性や排気圧力分布を 調べるためにノズルは回転機構によって任意の角度に 設定可能である。ノズルから噴出した空気は、ジェット 騒音源となって室内に音を放射して吸音排気スプリッ タから室外に排出する。試験条件は、バイパス弁と圧力 調整弁によって流量と圧力を自動制御する。現在、空気 加熱器を付属していないため、試験条件はコールドガス に限定される。騒音とは別に、流量、供給圧力、チャン バ内圧、温度は収録されて平均化処理される。

騒音計測には、ノズルから1500mm離れた位置で円弧 状に配置した1/4インチコンデンサマイクロホンを使用 する。放射音の方位はジェット軸に対して20°方向から 90°方向まで10°おきの8点とし、サンプリング速度は 200kHzとした。取得した時系列データについて狭帯域並 びに1/3オクターブ解析を行った。

騒音計測に加えて、排気速度分布を調べるために、櫛 形圧力レーク<sup>(15)(16)</sup>をプルーム中に設置した(図3下)。 圧力レークの全圧孔のうち15箇所を選択して圧力変換 機に接続し、ノズルを回転させながら全圧信号をレコー ダに収録する。得られた圧力信号を回転角度と同期させ て平均化処理を行い、ノズル断面の圧力分布を算出する。

#### 3. 結果と考察

#### 3.1 騒音低減

騒音試験結果は、数値解析の議論<sup>(12)</sup>に対応して、圧力 比1.69(相当マッハ数0.9)の結果を中心に述べる。図4A ~4Cは、ジェット軸から30°、60°、90°方向における 1/3オクターブバンド周波数特性を比較した結果である。 各図の左からコニカルノズル、シェブロンノズル、ノッ チ大ノズルの結果を表わす。試験ではノッチ並びにシェ ブロンの山をマイクロホンに向けて計測した結果であ る。ノズル周方向の指向性は得られなかったため、以下、 マイクロホンとの相対位置は固定する。実験室での全音 響パワーを比較した結果を図5に示す。各設定マッハ数 について左から、コニカル、シェブロン、ノッチの順に 示す。コニカルノズルについては速度の8乗に則って増 加する。これに対して、想定エンジンスケールでの側面



Fig.4A: 1/3 Octave Band Response (30deg.)







Fig.4C: 1/3 Octave Band Response (90deg.)

計測点の感覚騒音レベル(Perceived Noise Level: PNL) <sup>(17)</sup>を算出した結果を図6に示す。横軸は放射方位である が、騒音の算出地点は方位に対応するサイドライン上の 計測点とした。縦軸はコニカルノズルに対するPNLの減 少分を表わしており、正値がPNL低減効果を示す。右端 は各計測点のPNL和の低減量を表す。図では、左から、 シェブロン、ノッチ大ノズルに加えて、ノッチ小ノズル、 加工前のノッチ大ノズルの結果を表わす。ノッチの騒音 低減効果を以下に整理する。

#### (1) 広帯域ピーク音

周波数特性では、コニカルノズルに対して広帯域のピ ークで1~1.5dBの低減が見られる。PNLの低減量につい ては、改良前のノッチノズル模型の結果と異なり低減効 果はジェット軸40°付近から側方側に分布する(図6)。 (2) 高周波数音源

先のエンジン試験では、1600Hz以上にて5dB以上増加 するバンドがあった。先のエンジン試験で使用したノズ ルとの直径比(~260/40)から想定される12500Hzバン ド以上では、新たな音源は抑えられており、数値解析の 予想<sup>(12)</sup>を裏付けている。

### (3) デバイスの比較

ノッチ大ノズルは、全音響パワー並びにPNLにおいて もシェブロンに劣らず1dB程度の低減効果をもたらす。 ノッチ寸法によるPNL低減効果は図6に見ることができ る。

#### (4) 傾斜加工の影響

図7はノズル内面のノッチ上流側の加工を模式的に表 す。つまり、加工前のノッチノズルは、ノズル内部で言 わば三角柱状のブロッケージを有するタブを構成する。 例えばPNLで比較すると、ノッチ大ノズルは加工を施す ことによって、低減性能が向上する傾向がうかがえる。

#### 3.2 排気圧力場計測

排気中の全圧分布をプロットした結果を図8に示す。 ノズルは左からコニカル、シェブロン、ノッチ大、ノッ チ小、内面加工前のノッチ大を示し、排気軸方向位置は ノズル内径Dで無次元化した。ノッチ及びシェブロンの 山は水平線上に位置する。

ノズル直後(x/D=1まで)では、シェブロンの谷部で 流れが外側に向かって噴出するように、せん断層の変形 が認められる。ノッチに隣接した領域でもせん断層の変 形が現れる。せん断層の歪曲は、シェブロンと比較する と例えばx/D=0.5ではノッチの方が緩やかな傾向が見ら れる。

せん断層の変形は、ノズル下流(図ではx/D=2以降) においては圧力分布からは鮮明ではない。そこで図9に x/D=1.0とx/D=4.0における半径方向の圧力分布をノッチ 大ノズルとコニカルノズルとを比較した。なお、シェブ ロンについては、ノッチとほぼ同じ分布であったため省







Fig.6: Perceived Noise Level at Lateral Positions.





Fig.7: Shape of a Notch inside the Nozzle.

略する。ノズル直後のx/D=1.0では、ノッチに隣接した 断面の圧力分布を表わしており、コニカルノズルよりも 外側に分布が広がる傾向を示す。一方、下流の分布 (x/D=4.0)を見ると、改良型ノッチノズルはせん断層 をゆっくり成長させる特性を示唆している。

ノッチノズルの傾斜加工の影響について、未加工の状態では、圧力場はノズル直後にせん断層の歪曲をもたら さず(図8最右列)、コニカルノズルと同様の流れ場を



Fig.8: Measured Pressure Patterns.



Fig.9: Pressure Distribution (Left: Upstream, Right: Downstream).

形成する。これは、加工によって低減効果が改善された 結果(図6)に対応する。

- まとめ 数値解析による予測<sup>(12)</sup>に基づいてノッチノズル模型
  を試作して、無響設備で騒音と流れの基礎試験を実施した。結果を以下にまとめる。
- (1) 騒音試験の結果、高周波数音源を抑制しつつ、シェ ブロンノズルと同等のジェット騒音低減を達成した。
- (2) 排気圧力計測の結果、数値解析で予測されたせん断 層歪曲の様子を捉え、デバイスによる混合促進の推 移を推定した。

最後に、本研究の一部は、経済産業省の航空機・宇宙 産業イノベーションプログラムの一環として独立行政 法人新エネルギー・産業総合開発機構(NEDO)からの 助成(エコエンジン)を受けたものであり、当該計測試 験はIHI/JAXA共同研究(「環境適応型小型航空機用エン ジン研究開発に関連する研究」)において実施されたこ とを付記する。

#### 参考文献

- ICAO International Standards and Recommended Practices, "Environmental Protection ANNEX16 Chapter4", (2001).
- (2) 川上, "ICAOでの航空機騒音に対する取り組み", 騒音制御, Vol.31-2, (2007), pp.87-94.
- (3) 成沢, "ICAO CAEPの動向-WG1・WG3", 航空環境研究, Vol.14, (2010), pp.47-50.
- (4) B.Callender, et al., "Far-field Acoustic Investigation into Chevron Nozzle Mechanisms and Trends", AIAA Journal, Vol.43-1, (2005), pp.87-95.
- (5) P. Loheac, et al., "CFM56 Jet Noise Reduction with the Chevron Nozzle", AIAA2004-3044, (2004).
- (6) F. T. Calkins and G.W. Butler, "Subsonic Jet Noise Reduction Variable Geometry Chevron", AIAA2004-190, (2004).
- (7) 財団法人機械システム振興協会,"航空機ジェット 騒音低減に関わる革新手法の開発に関するフィー ジビリティスタディ", (2008).
- (8) L.Basara, et al., "A Parametric Study of Jet-Noise Reduction by Fluidic Injection on Co-axiat Jets", AIAA2009-3373, (2009).
- K.B.M.Zaman, "Jet Noise Reduction by Microjets A Parametric Study", AIAA2009-3129, (2009).
- (10) 大石他, IHI 技報, vol.47-3, (2007), pp.127-133.
- (11) 石井他, "ジェットエンジンの屋外騒音試験", 日本

機械学会2009年次大会, S505-3-1, (2009).

- (12)田中他,"ジェット騒音低減デバイスのシミュレーション",第42回流体力学講演会/航空宇宙数値シミュレーション技術シンポジウム2010,(2010).
- (13) M. Alkislar, "Flow Characteristics of a Jet Controlled with Chevron-Microjet Combination for Noise Reduction", AIAA2009-0851, (2009).
- (14) 例えば,生沼他,"機械式デバイスによる騒音低減", 日本機械学会2009年次大会,J1002-2-5,(2009).
- (15) 渡辺他, "1m×1m超音速風洞測定部の境界層計測", JAXA-RM-08-011, (2009).
- (16) 佐々木他, "混合促進デバイスによるジェット騒音 低減", 日本機械学会関東学生講演会, (2010).
- (17) 例えば、ICAO, "Environmental Technical Manual on the use of Procedures in the Noise Certification of Aircraft", Doc 9501-AN/929, (1995).