ジェットファンの騒音低減化について

長崎大学

児玉 好雄·林 秀千人

松下エコシステムズ(株) 村山 将・近藤 重樹・山口 英告

> 日本工業出版「ターボ機械」第33巻第2号 日工N0.2005.2.12.05.

ジェットファンの騒音低減化について

児玉好雄^{*1}林秀千人^{*2}村山 将^{*3}近藤重樹^{*3}山口英告^{*3}

Reduction of Jet Fan Noise

Yoshio KODAMA, Hidechito HAYASHI, Masaru MURAYAMA Shigeki KONDOU and Hidenori YAMAGUCHI

A new type jet fan which has a single stage rotor was proposed. The geometry of the rotor blade is symmetry, that is, there is no camber and the position of maximum thickness is at middle of chord, because the characteristics of the jet fan have to become same in the case of positive and reverse rotations. It was clarified experimentally that the noise performance of the single stage jet fan was improved compared to that of the ordinary two stage jet fan and the aerodynamic characteristics were almost the same between the single stage and the two stage jet fan. It is theoretically clarified that the noise due to the inlet flow disturbances is higher than that due to the vortex shedding from the trailing edge of the rotor.

Keywords : Fan, Jet Fan, Noise, Turbulent Noise, Specific Noise Level

1. はじめに

ジェットファンは正、逆回転どちらの場合に も送風機の特性が同じになることと、規定流量 を確保することのために、通常は電動機の上流 側と下流側にそれぞれ1個の動翼が取り付けら れた二段方式が採用されている。

著者らはこのような二段方式ジェットファン に関して、ジェットファンの騒音は離散周波数 騒音と乱流騒音から成っていることを明らかに した。このうち遠距離場で観測される離散周波 数騒音は、動翼に流入する偏流と動翼、電源ケ ーブルと動翼との干渉によって発生したもので あり、この騒音の周波数がダクトの気柱共鳴周 波数に一致した場合には、離散周波数騒音の音 圧レベルはさらに増幅されることを示した⁽¹⁾。

一方、乱流騒音の支配的な因子は、翼に流入

* 1	長崎大学 工学部
	E-mail : ykodama@net.nagasaki-u.ac.jp
* 2	長崎大学 工学部
* 3	松下エコシステムズ(株)
	原稿受付日 平成16年1月7日

する乱れと翼後縁から放出される渦であるといわれている⁽⁴⁾。二段方式ジェットファンの場合には、前段動翼で発生した主流の乱れた流れが後段動翼に流入するため、この乱れに起因する乱流騒音の大幅な増加が予想される。また、通常の二段方式ジェットファンの後段動翼は前段 動翼を裏返しにした状態で取付けてある。このため翼に反りがあれば、後段動翼の翼面上の流れは前段動翼に比べて翼面に沿わなくなり、後段動翼は前段動翼より後流の幅が広くなる。このことが通常の二段方式ジェットファンの乱流騒音が高くなる一因となっている。

正、逆回転どちらの場合にも送風機の特性が 変わらないというジェットファンの特徴を有 し、しかも後段動翼の反りに起因する乱流騒音 を低減させる方策として翼の最大厚みが翼弦の 中央に位置し、翼弦の中央を中心として左右が 対称であり、また翼に反りがない対称翼を用い ること、さらに、前段動翼の乱れに起因する乱 流騒音の増加を回避するために、この対称翼を 有する単段方式のジェットファンの採用が考え られる。したがって、単段方式ジェットファン で二段方式ジェットファンと同程度の空力特性 が得られれば、騒音を含めたファン特性でかな りの改善が期待できる。

上述の背景に立脚して本研究では、この研究 で提案した対称翼および翼形翼を有する二段方 式ジェットファンと対称翼を有する単段方式ジ ェットファンに関して、実験を行い、騒音特性 の優劣を比較検討した。併せて、翼後縁から放 出される渦と翼に流入する乱れに起因する乱流 騒音について理論的予測を行い、この予測式の 妥当性を全帯域乱流騒音の予測値と実測値を比 較することによって議論した。

2. 乱流騒音の基礎式

送風機から発生する乱流騒音は、主として羽 根車上流の主流の乱れと翼後縁から放出される 渦に起因する。それらの音響出力を以下に示す。

翼後緑から放出される渦に基づく乱流騒音の 音響出力*Ev*の予測式⁽²⁾は式(1)で、翼に流入する 乱れに起因する乱流騒音の音響出力*Er*の予測 式⁽⁴⁾は式(2)で与えられる。

$E_V = \pi B \rho$	$\int DW^{6} dr / (2400 a_{o}^{3})$	•••(1)
--------------------	-------------------------------------	--------

 $E_T = B\rho \int \phi^2 C W^4 \overline{w}^2 dr / (48\pi a_o^3) \qquad \cdots (2)$

- ここで
 - B : 動翼枚数
 - ρ :空気の密度 (kg/m³)
 - D:後流の幅(m)
 - Ev: 渦に基づく乱流騒音の音響出力(W)
 - E_T: 乱れに基づく乱流騒音の音響出力(W)
 - W:翼に対する相対速度(m/s)
 - r : 半径方向の距離(m)
 - *a*。:音速(m/s)

 - ₩²:翼に流入する主流の速度変動成分の二 乗平均値

C :翼弦長(m)

式(1)の中に含まれる後流の幅は乱流騒音の重 要なパラメータの一つである。この後流の幅に ついては文献(3)と(6)に、また、式(2)中のφにつ いては文献(5)と(6)に予測法が詳述されている。

二段方式ジェットファンに関しては、動翼後 縁から放出される渦と主流の乱れはともに乱流 騒音の音源になり得る。乱れと渦放出に基づく 音源は互いに独立した音源と仮定すれば、乱流 騒音の全音響出力はこれら二つの音源から放射 される音響出力の和として式(3)で、ファンの回 転軸中心上で、ベルマウス端からzの距離(m) にある測定点の音圧レベル *SPL*(dB)と音響出 力E(W)の関係は式(4)で表される^(2X3K6)。

$$E = E_V + E_T \qquad \qquad \cdots (3)$$

 $SPL = 10 \log_{10} \{ 3\rho a_o E / 8\pi z^2 p_o^2 \} \qquad \cdots (4)$

po:最小可聴音圧(=0.00002Pa)

3.実験装置及び方法

Fig.1はジェットファンの実験装置の概要を 示したもので、Fig.1(a)は二段方式ジェットフ ァンで、Fig.1(b)は単段方式ジェットファンで ある。Fig.1(b)において、空気が左から右へ流 れる場合を後置支持板形式、右から左へ流れる 場合を前置支持板形式と呼ぶ。装置の全長は 2250mmで、ダクトの直径は630mmである。二 段方式ジェットファンの場合、前段動翼後縁と 後段動翼前縁の軸間距離は500mmである。実験 装置の詳細な説明と騒音測定に関する事項は文 献(1)に述べているので、ここでは割愛する。

Fig. 2 は羽根の断面形状を示したものである。 Fig. 2 (a)は翼断面が翼形をした翼で、Fig. 2 (b) は翼の上下面と左右が対称な翼である。前者を 翼形翼、後者を対称翼と名付ける。

図中の *X*, は前縁から最大厚み *t*_{max} までの長 さを表す。





(b) Single stage jet fan







(b) Symmetrical blade

Fig. 2 Blade section profile

翼形翼では X, / C = 0.3 に最大厚みがある。羽 根車には羽根枚数 Bが3、5、6枚の三種類が ある。 前段と後段の羽根車の翼枚数がそれぞれ6枚 のファンで、翼形翼を有するファンをTA66フ ァン、対称翼を有するファンをTS66ファン、5 枚と3枚の組合せのファンをそれぞれTA53、 TS53ファン、また、単段で6枚の対称翼ファン をSS6ファンと呼ぶ。単段方式ジェットファン に関して、前置支持板形式と後置支持板形式で は後述するように電源ケーブルと動翼との干渉 によって若干音圧レベルが異なる。したがって 単段方式ジェットファンの騒音を議論する場合 には、前者をSS6-F、後者をSS6-Rとして表示す ることにする。

動翼の直径 D_o はいずれも624mmであり、平 均翼先端すきまは約4mmである。各送風機の回 転数は約1,960rpm、設計点風量における平均軸

Blade profile	Airfoil type	Symmetric type	
В	3~6	3~6	
D_i (mm)	250	250	
ξ (deg.)	46.9	47.5	
γ_1 (deg.)	41.2	47.5	
γ_2 (deg.)	50.6	47.5	

Table 1 Main dimensions of the blades

Table 2 Characteristics of	of the	jet far	ı
----------------------------	--------	---------	---

Fan	TA66	TA53	TS66	TS53	TS6
ψ	0.216	0.221	0.220	0.236	0.210
¢	0.475	0.484	0.486	0.501	0.470

流速度は約30m/sである。

Table 1 は動翼の主要諸元を示したものであ る。表中の D_i 、 ξ 、 γ_1 、 γ_2 はそれぞれハブ直 径、取り付け角、設計入口角、設計出口角であ る。なお、本実験ではソリディティは一定 (0.67)としている。基準の6枚羽根羽根車にお ける翼弦長は翼先端で218mmである。

また、本研究では単段方式ジェットファンの 風量が二段方式ジェットファンの風量とほぼ同 様になるように、前者の翼の取り付け角 *e* は二 段方式ジェットファンの場合より 2°大きくし て、49.5°に設定した。

4. 実験結果及び考察

4-1 ファンの空力特性

Table 2 に最高効率点における各ファンの圧力 係数ψと流量係数φを示す⁽¹⁾。この表より、二 段方式ジェットファンで動翼枚数の総和が同じ 場合には、対称翼ジェットファンが翼形翼ジェ ットファンより圧力係数、流量係数ともに高 く、対称翼を用いる方がジェットファンとして 望ましい。

また、TA53ファンはTA66ファンより、TS53 ファンはTS66ファンよりも圧力係数、流量係数 ともに高く、翼の総枚数の少ない方が空力特性 に関しては良好である。単段方式のSS6ファン は3章で示したようにTA66と同風量となるように取り付け角をわずかに大きくしている。この場合、TA66ファンやTS66ファンよりも空力 特性がわずかに低下する。

しかし、後述するように単段方式ジェットフ ァンでは騒音のかなりの低減が期待できるの で、騒音に圧力と流量を加味した比騒音レベル で評価すれば、単段方式ジェットファンが二段 方式ジェットファンより騒音特性が良好となる 可能性がある。

4-2 動翼まわりの流れ

Sharlandおよび深野らは軸流送風機の乱流騒 音の予測に際して、代表相対速度 W は入口相 対速度 W とほぼ同じであると仮定して乱流騒 音予測を行い、よい結果を得ている⁽²⁾⁻⁽⁴⁾。した がって、本研究でも代表相対速度として入口相 対速度を採用することにする。

Fig. 3 はジェットファンの入口相対速度 W,の 半径方向分布を示したものである。Fig. 3(a)に はTA66ファンの前段(○)と後段(●印)、TS66 ファン(△印、▲印)、単段のSS6ファン(□印) の結果が記載されている。この図から入口相対 速度は前段動翼が後段動翼よりも若干低いこと が分かる。これは前段動翼部のハブコーンの直 径が後段動翼のハブ径より若干小さいために、 軸流速度は前者が低くなることに主因がある。 また単段方式ジェットファンは二段方式ジェッ トファンに比較して若干入口相対速度が低下す るが、これも前者が後者よりも軸流速度が多少 低下するためである。

Fig. 3(b)のTA53とTS53に関してもFig. 3(a)と 同様に後段動翼が前段動翼より入口相対速度は 若干高い。また、翼形翼ジェットファンと対称 翼ジェットファンの間には差異はみられない。

Fig. 4 は文献(3)と(6)に示された方法で求めた 後流の幅の半径方向分布を前段動翼(Fig. 4(a)) と後段動翼(Fig. 4(b))について示したものであ



Fig. 3 Radial distributions of the inlet relative velocity of the rotor

る。前段動翼に関してはr/Rが0.6以上で対称 翼ジェットファンが翼形翼ジェットファンより も後流の幅が狭い。また、後流の幅の分布はハ ブから翼先端に向かうにつれて後流の幅が広く なる傾向が見られる。これは翼先端において圧 力面から負圧面への漏れ流れによる翼端渦の発 生に一因があると考えられる。

一方、後段動翼に関しては後流の幅は対称翼 ジェットファンより翼形翼ジェットファンの方 が広い。これは、翼形翼ジェットファンの場合 は前段動翼と後段動翼の反りが逆になっている





Fig. 4 Radial distributions of the wake width

ためであると考える。

Fig. 5(a)、(b)にTA53ファンとTS53ファンの前 段動翼と後段動翼の後流の幅の半径方向分布を 示す。この場合もFig. 4 と同様に後段動翼に関 して後流の幅は翼形翼ジェットファン(■印) が対称翼ジェットファン(▼印)より広い。

Fig. 6(a)、(b)は前段動翼後縁の下流500mmの 断面(後段動翼前縁位置)を基準断面として測 定した相関関数⁽⁶⁾から求めた流れ方向の乱れの 大きさの半径方向分布を66ファンと53ファンに ついて示したものである。乱れの大きさはハブ 近傍から半径が増加するにつれて減少し、r/R



Fig. 5 Radial distributions of the wake width

=0.5近傍で極小値を取り、翼先端に向かうにつ れて再び増加する傾向を示す。また、乱れの大 きさは本研究範囲では翼断面形状や動翼枚数に はあまり影響を受けないことが分かる。

Fig. 7 に乱れの大きさと同じ位置において計 測したファンの乱れの強さ Tの半径方向分布を 示す。計測は任意の半径位置において周方向に 20°間隔に18点で行い、18個の平均値を図に掲 載している。乱れの強さはハブ近傍が最も高 く、流れが乱れている。

4-3 ファンの騒音

Fig. 8~10に騒音計のL特性を用いて計測し









Fig. 7 Radial distributions of the turbulent intensity





(TA53 and TS53 fan)

たファン騒音のスペクトル分布を示す。Fig.8 に関して、TA66ファン(実線)とTS66ファン(破 線)のいずれにも離散周波数騒音(n=1、2…)の 発生が見られる。これは翼に流入する流れの偏 流と動翼あるいは電源ケーブルと動翼との干渉 によって発生した干渉騒音である⁽¹⁾。これらの騒 音は対称翼ジェットファンが翼形翼ジェットフ ァンより若干高いようである。

Fig.9に関して、対称翼を有するTS53ファン (破線)は翼形翼のTA53ファン(実線)よりも 3kHz以上の周波数で乱流騒音が低い。このた め全帯域騒音のL特性で1dB、A特性で1.4dBの 低減が見られる。これは後段動翼に関して、後 流の幅は前者が後者より狭いことが主因と考え られる。また、図中のn=1、2…のピークは回



Fig.10 Spectral distributions of the fan noise (SS6 fan)

転騒音(干渉騒音)である。

Fig.10は単段方式ジェットファン騒音のスペ クトル分布を示したもので、図中の破線は前置 支持板形式(SS6-F)、実線は後置支持板形式 (SS6-R)の結果である。この図に見られるよう に前置支持板形式の場合はn=1、2…に高いレ ベルを持つ離散周波数騒音の発生が見られる。 これは動翼と上流側の電源ケーブルとの干渉お よび動翼上流の偏流と動翼との干渉によって生 じたものである。特に電源ケーブルの影響が大 きい。これらの離散周波数騒音のため前置支持 板形式の全帯域騒音は後置支持板形式のそれに 比べてL特性(O.A(L))で約2.4dB、A特性(O.A (A)) で0.6dB高い。Fig. 8 の基準の二段方式ジ ェットファン(TA66)の音圧レベルと比較すれ ば、全周波数にわたって単段方式ジェットファ ンが二段方式ジェットファンより音圧レベルは 低いことが分かる。これは単段方式ジェットフ ァンの場合は動翼が1個であり、動翼の上流が 二段方式ジェットファンほど乱れていないため である。

前述したように単段方式ジェットファン (SS6)に関して、前置支持板形式(SS6-F)と後 置支持板形式(SS6-R)は流れの方向が逆になる だけで、騒音が多少異なるもののファンとして は同じものである。したがって、1台のファン

Fan	TA66	TA53	TS66	TS53	SS6
SPLi dB	98.6	97.9	98.0	96.9	94.3
SPLA dB	95.9	95.2	95.3	93.8	91.0

Table 3 Sound pressure level

の騒音を評価する場合には両形式の全帯域騒音 の算術平均値を用いるのが最もよいと思われ る。以下に示す単段方式ジェットファン(SS6) の全帯域音圧レベルは両形式の算術平均値を用 いたものである。

以上の結果より、単段化することで、基準の 二段方式ジェットファン(TA66)に比べて全帯 域音圧レベルがL特性で約4.3dB、A特性で 4.9dB低減させることができる。

Table 3 に各ファンの全帯域音圧レベルを示 す。二段方式ジェットファンでは、前段と後段 の動翼枚数の総和が多い方が、翼形翼ジェット ファン、対称翼ジェットファンを問わず音圧レ ベルは高い。ソリディティを一定にした場合、 翼枚数が多くなるほど翼弦長は短くなる。乱流 騒音に関しては、音響出力は翼枚数の1乗に、 翼弦長の0.8乗に比例することが、翼枚数が多 いファンが、騒音が高くなる理由である⁽²⁾。

一方、対称翼ジェットファンは翼形翼ジェッ トファンよりも音圧レベルが低い。これは前者 が後者よりも後段動翼に関して後流の幅が狭い ためである。

4-4 騒音特性

ファンの良否を表すのに式(5)で与えられる比 騒音レベル K_s が用いられている。このレベルが 低いほど良好なファンとされている。

 $K_s = SPL - 10\log_{10}(QP_t^2) + 2 \qquad \cdots (5)$

SPL:全帯域音圧レベル(dB)

Q :流量 (m³/s)

P. :全圧 (Pa)

Table 4 には本実験に用いたファンの比騒音 レベルを示している。添え字LとAは騒音計のL

Table 4 Specific noise level

Fan	TA66	TA53	TS66	TS53	SS6
Ksl. dB	35.2	34.5	34.6	33.4	28.8
KsA dB	32.5	31.9	31.9	29.0	28.3



Fig.11 Comparison of the two different sources

特性とA特性の計測値を用いたことを意味して いる。この表より、二段方式ジェットファンに 関しては、総翼枚数の少ないファンが多いファ ンより比騒音レベルは低い。また、翼形翼ジェ ットファンより対称翼ジェットファンの方が比 騒音レベルは低い。二段方式ジェットファンで はTS53ファンが最も低い。

単段方式ジェットファン (SS6) は基準の二段 方式ジェットファン (TA66) より K_{st} で6.5dB、 K_{sa} で4dB低い。このことはジェットファンと して単段方式を採用することによってファンの 騒音特性が大幅に改善されることを示唆するも のである。

Fig.11は式(1)から算出される翼後縁から放出 される渦に基づく乱流騒音と式(2)から算出され る翼に流入する乱れに基づく乱流騒音の予測値 を比較したものである。この図から、二段方式 ジェットファンの場合は主流の乱れに起因する 乱流騒音が翼後縁から放出される渦に基づく乱 流騒音より高いことが分かる。

Fig.12は乱流騒音の全帯域音圧レベルの実験 値と予測値の比較を行ったものである。なお乱



Fig.12 Comparison of predicted and measured sound pressure level of the turbulent noise

流騒音の実験値としては全帯域音響出力から全 離散周波数騒音の音響出力を差し引いたものを 用いた⁽⁷⁾。図中の45°の太い実線は実験値と予測 値とが一致した点を結んだ線である。細い実線 は±2dBの誤差を示す線である。全帯域音圧レ ベルの実験値と予測値とはよい精度で一致する ことが分かる。

5. 結言

本研究では、ジェットファンの騒音と空力特 性に及ぼす動翼枚数の組合せ、段数の影響を実 験的に調べた。併せて乱流騒音に及ぼす翼後縁 からの放出渦と翼に流入する乱れについて議論 した。その結果、以下の結論が得られた。

 二段方式ジェットファンに関しては、翼 形翼ジェットファンよりも対称翼ジェット ファンの方が音圧レベル、比騒音レベルと もに低く、ファンの騒音特性としては後者 が優れている。また、前段と後段の動翼枚 数の合計が少ないほど音圧レベル、比騒音 レベルが低く、静音のファンといえる。

- ② 二段方式ジェットファンの場合、主たる 音源は後段動翼である。
- ③ 単段方式ジェットファンは二段方式ジェ ットファンに比べて空力特性はわずかに劣 るが音圧レベルが低いために比騒音レベル が低くなる。このことより単段方式ジェッ トファンの方が二段方式ジェットファンよ り騒音特性が優れているといえる。
- ④ 本研究範囲では、乱流騒音に寄与する因子の内、最も影響の大きい因子は翼に流入する乱れである。これが二段方式ジェットファンの乱流騒音が高い要因となっている。

<参考文献>

- (1) 児玉・他4名、ジェットファンの離散周波数騒音に関する研究、ターボ機械、29-10 (2001)、611-618.
- (2) 深野・児玉・高松, 低圧軸流送風機の乱流騒音について, 機論, 41-345 (1975), 1479-1487.
- (3) 深野・児玉, 低圧の軸流および斜流送風機の音圧レベル予測, 機論(B), 51-466 (1985), 1825-1832.
- (4) Sharland, I.J., Sources of Noise in Axial Flow Fans, J. Sound and Vibration, 1-3 (1964), 302-322.
- Liepmann, H.W.J., On the Application of Statiscal Concepto the Buffeting Problem, Aeronaut. Sci., 1-19 (1952), 793-800.
- (6) 児玉・他3名,二重反転式軸流送風機の乱流騒音の 予測,機論(B),62-595 (1996),1068-1076.
- (7) 児玉・深野, 低圧軸流送風機の流量特性とその音圧レベル予測, 機論(B), 53-492 (1987), 2514-2521.