入口境界条件の多翼遠心ファン非定常流れ 解析へ及ぼす影響

栗林景介*·東野光洋*·奥村哲也**

濱川洋充***・林秀千人** · War War Min Swe****

Influence of Inlet Boundary Conditions on Multi-blades Centrifugal Fan to Unsteady Flow Simuation

by

Keisuke KURIBAYASHI*, Mitsuhiro HIGASHINO*, Tetsuya OKUMURA* Hiromitsu HAMAKAWA**, Hidechto HAYASHI* and War War Min Swe***

The flow simulation is effective and useful method for fan design and analysis. Though it is difficult to use it for the sound source analysis. It needs a lot of simulation time and data to analyze the fluctuating characteristics of whole fan flow. We proposed the one pitch unsteady simulation for the turbulent noise characteristics of the multi-blades fan. It is used the circumferential variation to inlet boundary condition that is obtained from the results of steady state analysis of fan. In this report, it was investigated the influence of the inlet boundary condition of one pitch blade simulation on the unsteady flow characteristics that the three types of inlet boundary conditions are examined, (1) constant inflow velocity with time, (2) variation of inflow velocity with time and circumference. It makes clear that condition (1) is difficult to simulate the unsteady flow around blade, but the condition (2) and (3) is almost same and simulate the unsteady flow well. The flow separation at the leading edge is occurred in all conditions, but the flow after the separation is different in condition (1) compared to (2) and (3). The pressure fluctuations on the blade surface in condition (2) and (3) is well indicated the characteristics of the sound sources that the main location of the broad band noise is located to the end of scroll.

Key words: multi-blades centrifugal fan, unsteady flow analysis, inlet boundary condition

1. 緒言

多翼型の遠心ファンは、小型であるにもかかわらず 比較的高圧力で、大きな風量を得ることができるとい う特徴を有している.そのため、産業用、一般家庭用 で空調機器や換気機器に幅広い用途がある.このよう な使用状況のファンは、職場や家庭の快適性の面から、 発生する騒音が問題になっており、騒音の低減化が強 く望まれている.

多翼遠心ファンの騒音についての研究は、これまで

****Mandalav Technological University

ファンの翼形状が空力・騒音性能に及ぼす影響を調査 した研究^{(1)~(4)}やスクロールケーシングに音響透過材 を使用し,音源探査手法を用いてファン音源を可視化 する研究⁽⁵⁾が行われてきた.しかしながら,羽根の入 口流れがファン特性に及ぼす影響を調査した研究は 少ない.特に多翼遠心ファンの場合は,羽根前縁で剥 離が起こるため,流入流れの影響を調査することは重 要であると考える.

多翼遠心ファンから発生する空力騒音のうち,流れ の乱れに起因する空力騒音は広帯域騒音と呼ばれ,そ の発生機構は羽根表面の圧力変動や剥離渦の挙動な どの流れの時間変動現象に基づくため,非定常現象の

1

令和2年6月29日受理

^{*} 長崎大学大学院工学研究科

^{***} 大分大学理工学部

把握が必要不可欠である.このような現象の把握には, 流れの数値シミュレーションが有効であり,製品開発 や研究機関で幅広く使用されている.しかしながら, ファンの全周 3D モデルでの非定常解析は計算規模が 膨大になる.メッシュ数を減らし計算規模を低減する ことも可能であるが,主要な騒音となる 1kHz 以上の 騒音源解析を行うためには,莫大な計算格子数が必要 となる.

本研究では、計算規模を抑制しつつ、詳細な流れ場 を再現するため1ピッチ準2次元非定常モデルによる 乱流騒音源解析の可能性を検討するために、入口境界 条件の影響を検討した.

2 ファン形状と計算条件

2.1 三次元定常解析

図1に本研究で使用した羽根車の形状を示す.羽根車の外径は $D_2=220$ mm,内径は $D_1=186$ mm,羽根車のスパン高さは116mmである.羽根枚数は49枚となっている.羽根車の詳細な主要諸元は前報⁽⁵⁾と同じである.計算条件は、入口に流量を与え、出口には、下流ダクトを接続して、その出口の静圧をゼロとした.総格子数は約681万,計算要素数は約1137万であり、乱流モデルはSSTである.

図2は圧力特性を示している.図中の赤線が実験結 果,青線がシミュレーションの結果である.また,図 中の流量係数**φ**,圧力係数**φ**は次式で定義される.

$$\phi = \frac{Q}{AU} = \frac{Q}{\pi Dh \cdot \pi D \frac{N}{60}}$$
$$\psi = \frac{P}{\frac{\rho}{2} \cdot U^2} = \frac{P}{\frac{\rho}{2} \left(\pi D \frac{N}{60}\right)^2}$$

ここで, $Q[m^3/s]$ は流量, P[Pa]は圧力, h[m]は羽根 車スパン高さ, U[m/s]は周速度, $\rho[kg/m^3]$ は空気密度



Fig. 1 Schematics of test fan

である.計算結果,実験結果ともに流量係数が増加す ると圧力係数が減少する傾向を示し,シミュレーショ ンは実験結果をよく表している.以下においては,こ の解析結果から流入境界条件を決定する.

図3は,設計点付近の流量係数0.124でのスパン中 央における流速の等高線図で,定常流れシミュレーシ ョンから得られたものである.羽根車内部は,相対速 度の分布であり,羽根に沿う流れの状態が評価される. 多翼ファンでは,流入角と羽根入口角度が大きく異な るために前縁剥離を起こすが,本羽根車においても, 前縁剥離が起こっている.ただ,スクロール巻き終わ り付近から,舌部までの周方向位置では,顕著な逆流 が発生して,複雑な流れとなっている.一方,スクロー ル内部は絶対速度の分布である.羽根車の流れではあ まり明確ではないが,スクロール巻終わり近くを中心 に,流速がかなり大きくなっている.このように,スク ロールケーシングを有するファンでは,羽根の流れが



Fig.2 Characteristics of pressure coefficient with flow coefficient



Fig. 3 Contour map of relative velocity in the impeller and velocity in casing

3

周方向へ大きく変化している.

2・2 1ピッチ準2次元非定常解析モデル

非定常シミュレーションは、1 ピッチ準2次元モデ ルで行った.1ピッチ準2次元モデルでは、図4に示 すように、3次元多翼ファンのスパン中央位置で1ピッ チを取り出し,1 ピッチ流れについて計算を行った. 多翼ファンの乱流騒音は、翼まわりに発生する渦と翼 表面との干渉によって発生する圧力変動が原因である. そのため、翼まわりに発生する渦の挙動を正確に表す 必要がある.今回対象とする多翼ファンの騒音の周波 数はおよそ 2kHz 程度であるので、周波数解析の観点 から最大 5kHz の変動を対象とする. この変動が渦の 発生によるとすると、図5から翼のまわりの流れの速 さがおよそ 6m/s 程度と考えられるので、対流する渦 同志の間隔が 1.2 mmとなり,対象とする渦の最少サイ ズはこの程度と考えられる.この渦を正しく把握する ために, 1つの渦を5メッシュで表現させるために メッシュ寸法を算出した. すなわち, 格子寸法を計算 領域全体に対して 0.2 mmとし, 翼まわりの流れの解析 を行った. また, スパンは 0.5 mmで, 準二次元流れで ある.総格子数は約36万,時間刻みは10⁻⁴secである. 乱流モデルは LES である.

2.3 入口境界条件

入口境界条件の非定常流れ解析へ及ぼす影響を検討 するため、三次元定常解析の羽根車内の半径 r=0.08 [m]、スパン中央高さ z=0.06 [m]における速度分布を 調べた.図5は三次元定常解析で得られた周方向位 置における羽根に入る流れの周方向および半径方向の 流速の変化を示している.横軸の羽根位置を表す角度 θ は図3によるが、半径方向速度 Vtheta は 200度付近で 負(羽根の進行方向とは逆向き)の最大を取っている. 図より、周方向、半径方向ともに、周方向位置によっ て流速が大きく変化していることがわかる.また、300 度からは逆流が発生しており、複雑な分布となってい る.以上のような分布をもとに、以下の三通りの入口 境界条件について検討した.

- 条件1:前報から音源が240度付近に予想されたため, この付近の流れの条件となるピーク流速で一 定としての流入条件を与える.図中の赤及び 黒の水平線の一定値を与える.(条件1:const)
- 条件2:翼が回転することで、1 枚の羽根が時間の経 過とともに、周方向の角度位置に応じた流入 流れの変化を受ける.各時間の周方向位置に 対応する流入流速を時間変化として流入条件 に設定した.流入速度の時間変化には図中の 黒と赤の分布をフーリエ級数展開して、半径

方向速度には 10 次までの周期関数,周方向に は 13 次までの周期関数で近似した関数を与 えるが,1 ピッチの周方向には一定値を与える. (条件2:Tvar)

条件3:条件2にさらに1ピッチ分布の周方向変化を 周期関数の中に時間の項ばかりでなく,周方 向の角度の関数として取入れた流入条件を設 定した.(条件3:TPvar)

また,側面は多翼ファンでは変化が小さいとして 1 ピッチの周期境界条件を設定し,出口境界には圧力ゼ ロ基準値を設定した.2次元モデルとするために,ス パン方向は0.5 mmと薄い計算領域で,上下面が対象の 条件を設定した.

3 解析結果

3・1 翼間の速度分布と圧力分布

図6は、3通りの入口境界条件を流入条件に設定した. 非定常流れの θ=240° 付近での瞬時の速度分布で



Fig. 4 Simulation model of 1 pitch 2D blade







Fig. 7 Instantaneous pressure map at maximum inlet V_r location θ =240 deg.

ある.シロッコファンは、内半径が大きく羽根入口で の周速度が大きいために、相対流入速度が周方向にか なり傾き、羽根入口の負圧面側で剥離が生じる.図3 のように、本ファンにおいても同様であるが、1ピッ チ非定常シミュレーションでもよく表れている.図 6(a)の条件1の一定流入では、負圧面側前縁から剥離 が発生している. その外側には流速が大きい部分が存 在している. 剥離領域は翼負圧面側の中央から後方ま で進み、後縁では再付着の流れが生じている.一方, 図 6(b)の条件2の時間変化の場合は、周方向に流入速 度が変化するため、負圧面側前縁での剥離は図 6(a)と 同じであるが、その剥離が前縁付近に集中して不安定 となり,再付着は(a)の場合より早い.図 6(c)は入口境 界条件が条件3の時間と周方向の両方変化する場合で あるが、この場合も図(a),(b)と同様に負圧面側前縁か ら剥離が表れている.翼まわりの流れは、図(b)と同様 に(a)より不安定となっている.また,後縁近くでは翼 に沿う流れとなっているため,後縁剥離が発生してい

る.図(b),(c)では流入速度が周方向位置によって変化 することに対応して変動する不安定性が見られ,流れ が周方向へ振れている.

図7は、圧力分布の結果である.図7(a)では負圧 面側前縁からの剥離流れに伴う渦が、圧力の低下とし て明確に表れている.一方、正圧面側では前縁近くで 大きな圧力上昇がみられる.3通りともに翼前縁付近 で剥離が生じており、それによる渦の挙動に応じた圧 力低下がみられる.ただ、図7(b)(c)では正圧面側の 圧力上昇が大きくなっているが、これは周方向位置と ともに大きく変化している.翼後縁での剥離による圧 力低下は翼前縁と比較すると小さいため、多翼遠心フ ァンの流体騒音は特に翼前縁での剥離に関係している ものと予想できる.また、ピーク流速を設定した結果 は、ほかの2つと比べて正圧、負圧面ともに圧力変動 が小さいことがわかる.3つのいずれの場合も、流れ のパターンとしては似ているものの、分布にいくらか 違いが表れている.

3・2 翼表面の圧力変動

図8は翼表面の圧力変動のRMSを示している.横 軸の番号は図中に示す翼面上の位置の番号に対応す る.青の実線が入口流速一定(条件1:const),赤の実 線は時間変化のみ(条件2:Tvar),黒の実線は時間変 化と周方向変化を設定したもの(条件3:TPvar)であ る.流速一定を設定したもの(条件3:TPvar)であ る.流速一定を設定したものは,負圧面側(1~11) のうち翼中央付近のPoit6を最大とした大きな圧力変 動が表れている.一方,その他には,前縁,後縁およ び正圧面側翼面において圧力変動がかなり小さい.前 述の図6(a)および図7(a)から,条件1:constの場合 は,翼前縁でのはく離は安定しており翼負圧面側中央 付近の再付着位置あたりに非常に大きなピークとして 主要な変動が出ている.上流境界条件を固定している ために,それ以外には強い圧力変動は表れていない. 一方,流入境界を変化させている他の2つの場合

(Tvar, TPvar)は、負圧面側では Point1 から Point5 ま での翼前縁付近で、正圧面側では Point 21 へ向けて圧 力変動が大きくなっている.これは、前縁近くで静圧 面側、負圧面側ともに変動していることから、流入固 定の場合と異なり、前縁での剥離が時間とともに周期 的に変化することで起こっているものである.周方向 の変化がない場合と変化をつけた場合ではほとんど同 じ分布となっており、流入流速の周方向分布はあまり 影響を及ぼさないと考えられる.これは、多翼ファン では羽枚数が多く、1 ピッチの流れの周方向距離が小 さいため、1 ピッチの流れの変化が小さいことが関係 していると思われる.3 つの結果ともに 図6で示し



Fig. 8 RMS of pressure fluctuations on blade

たように翼前縁からはく離が発生し、それによる渦の 挙動に対応した圧力変動が大きいことがわかる.ま た、翼の後縁付近では、図6では後流渦の変動が見ら れるが、翼表面の圧力変動にはあまり影響がないこと がわかる.したがって、シロッコファンの流力騒音の 主たる部分が翼前縁でのはく離に起因していると考え られる.

図9は、入口境界条件の流速一定の場合(条件1: const)の翼表面の圧力変動を短時間フーリエ解析した ものである.図9(a)は圧力変動が大きい値を示した 負圧面側中央付近のPoint5で、図9(b)は負圧面側後 縁のPoint11である.Point5においては、横軸の角度 (blade position)によらず 500Hz 以下、とくに 200Hz 付 近で強い変動が表れている.この場合、一定流速の流 入条件では高周波数までに及ぶ乱流騒音が明確には表



Fig. 9 Short time Fourier analysis of pressure fluctuation on blade surface (Condition 1:const.)



Fig. 10 Short time Fourier analysis of pressure fluctuation on blade surface (Condition 2:Tvar)



れていない.一方,図9(b)の後縁のスペクトル分布 では、明確なピークが200Hz,450Hz,700Hz,900Hz付近 に安定して出ており、後縁付近の規則的な渦放出に基 づく後縁での翼表面の圧力変動が出ている.ただ、そ のレベルはかなり小さい.流入速度を最大速度一定に しているために、基本的には周期性を持つ変動が表れ ているが、不安定性が周波数の揺らぎとして多少出て いる.一方で、実際の流れでは、羽根に入る流れは周 方向の位置によって流速がかなりへんかするので、そ の影響を本計算では捕らえることが難しい.

Fig.10 は、入口境界条件に時間変化のみを設定した場合(条件 2:Tvar)の解析結果である.図10(a)は 負圧面側後縁のPoint 11 で、図(b)は正圧面側前縁の Point 21 の分布である.図10(a)の後縁では、図9(b)に 見られた広い周波数範囲にわたる強いスペクトル分布 が、ほとんど表れていない.図10(b)は正圧面側前縁 におけるスペクトル分布である.低い周波数では広い blade position θ にわたって広がっているが、300°付 近で1kHz 程度に及ぶ広い周波数に及ぶ強い変動の分 布が見られる.このように Blade position によって流 入速度が変化する場合は、一様な流入境界条件の図9 の場合とは大きく異なることがわかる.

図11は、入口境界条件に時間変化のみを与えた (条件 2:Tvar)場合と、時間と周方向変化をともに与え た(条件 3:TPvar)場合の比較である.図(a)の Tvar は、300°付近で1kHzを超える広い周波数帯域で強 い圧力変動がみられる.同様に、図(b)の TPvar にお いても、300°付近で変動が図(a)と同様にみられる. 騒音測定実験から、このファンの広帯域騒音の主要な 音源がスクロール出口付近にあることが明らかになっ ており、入口条件2と3の Tvar と TPvar ではそのよ うな傾向がよく表れている.このように,周方向に回 転する羽根への流入条件を,時間変化で与えること で,非定常流れの特性もある程度再現できることは非 常に興味深い.ただ,実験によって得られた音源位置 と羽根の圧力変動が大きくなる位置が多少異なってい るおり,正確な周方向位置を解析するためにさ,さら なる条件の設定が必要である.

4. まとめ

多翼ファンの非定常流れのシミュレーションを行う にあたり、入口境界条件に回転による変動特性を入れ ることで、羽根周りの流れや表面の圧力変動に及ぼす 周方向回転の影響を調べ、以下のことがわかった.

- 1. 周方向へ羽根に入る流れはかなり変化して,羽 根の非定常流れは大きく変化している.
- 2.多翼ファンでは,流れの剥離が翼前縁から発生し, 圧力変動は翼後縁より前縁で大きくなる.
- 周方向への流入条件の変化によって, 翼表面の圧 力変動は, 周方向に大きく変化している. 特にスク ロール巻き終わり近くで広い周波数帯域に広がる 圧力変動が表れる.
- 4. 本シミュレーションによって、多翼ファンの騒音 源の発生メカニズムが解析できることがわかった.

参考文献

- 川口清司,門田茂,鈴木昌彦,松井数馬,菊山功 嗣,多翼ファン低騒音化の研究(第2報,ファ ン翼間流れと圧力変動),日本機械学会論文集
 B編,60巻570号(1994-8),PP.458-463
- 川埼 真俊,平原 裕行,中村 匡徳,多翼送風機 の非定常流れと空力騒音発生メカニズムに関する 研究,日本機械学会論文集,79巻804号(2013-8),PP.1571-1582
- 川埼 真俊,平原 裕行,多翼送風機の羽根車にお ける内部流れと騒音に関する研究,日本機械学会 論文集 (B 編),78 巻 787 号 (2012-3), pp. 566-575
- 児玉 好雄,林 秀千人,荻野和郎,野津 仁志,多 翼遠心ファンの空力特性と騒音に関する研究,日 本機械学会論文集(B編)72巻721号(2006-9),pp.-96-103
- 栗林景介,井上萌ミ,吉川翔太,奥村哲也,林秀 千人,レンジフードの騒音解析,環境工学シンポ ジウム講演論文集,J118, pp.1-4 (2019.6),