端板付き横流タービンの流れ解析

Simulation for the Flow around Cross Flow Turbine with End Plates

石松克也, 大分大,〒870-1192 大分市旦野原 700 番地, E-mail: isimatu@cc.oita-u.ac.jp 鹿毛一之, 奥林豊保, 大分大

Katsuya ISHIMATSU, Oita University, 700 Dannoharu Oita 870-1192, E-mail: isimatu@cc.oita-u.ac.jp Kazuyuki KAGE, Toyoyasu OKUBAYASHI, Oita University

Flows around rotating Cross flow turbines with end plates were simulated by 3-D Navier-Stokes analysis. The equations were discretized by the Fractional step method for time and Finite volume method for space, and the region was constructed by trigonal prisms. Simulated flow fields were visualized by streak lines, pressure distribution,etc. The simulated running performances for Savonius rotors showed good agreement with the experimental data, and the effect of end plates has been clarified. On the other hand, it has been clarified that 2-D simulation is over estimation for running performances.

1.目的

著者らは垂直軸風車の流れを数値的に解析し,その流れ 場と性能の関係を把握すべく研究してきた⁽¹⁾⁽²⁾.2次元 Navier-Stokes 方程式に基づく解析法を回転中の Savonius 風車の流れに適用し,定量的にかなり良い結果を得る事が できた⁽¹⁾.また,2次元計算では定量的に良い値が得られ なかった静止時の起動トルクについて,周期境界条件での 3次元解析で再現できる事を示した⁽³⁾.今回はさらに実際 に近づけるため,両側に端板を有する風車を解析して,そ の流れ場や性能に及ぼす影響を解明しようとするものであ る.

2.計算方法

<u>記号</u> 主な記号は以下に示す.xは主流方向,zは回転 軸方向を意味し,R,H,Aは端版を含まない値である. 数値は風速u とロータ直径2Rの代表値によって無次元化 されている.ただし,図中の圧力は圧力係数(=動圧によって無次元化された値)で表示している.

x,y,z:静止(絶対)座標	u,v,w:絶対速度=v
X,Y,Z:相対座標	U,V,W:相対速度
P:靜圧	u :風速
R:ロータ半径	H:ロータ長さ
:迎角(回転角)	:回転角速度
:周速比= R / u	
q:動圧= u ² /2	A:風車投影面積=2RH
Ct: トルク係数=トルク/c	ן R A
Cp:出力係数= Ct	

<u>方程式</u> 基礎方程式は 3 次元非圧縮 Navier-Stokes 方 程式(1)と連続の式(2)である.ここで用いる運動方程式は 静止座標方向の式であり,変数は絶対速度 u,v,w である. これをロータに固定した相対座標と相対速度で表した形を 用いる.ここで z と Z, w と W は同じである.

$$\frac{\partial V}{\partial t} + \frac{\partial UV}{\partial X} + \frac{\partial VV}{\partial Y} + \frac{\partial WV}{\partial Z} = -\operatorname{grad} P + \frac{1}{\operatorname{Re}} \nabla^2 \vec{v}$$
(1)
$$\operatorname{div} \vec{v} = 0$$
(2)

離散化 基本的には文献⁽²⁾の方法を3次元に拡張した ものである.空間に関しては、3角柱要素で分割し、変数 の速度,圧力ともその頂点に配置して,有限体積法で離散 化する.格子はzのどの位置でもxy面は同じものである. 時間の離散化はFractional Step法により,対流項の上流化 等も⁽²⁾と同様である.

<u>境界条件</u> ロータは一定の角速度で回転し,表面は滑

りなしとする.遠方境界(流入,流出とも)では流速一定, 圧力0とする.なお,今回の報告は流れは面対称として計 算したものであり,流れ場等の表示も片側だけとした.

<u>計算対象</u> 今回報告するのは半円弧翼のSavonius型(= Fig.1)と,円弧と直線を組み合せたBach型(=Fig.2)の2 種類である.







Fig.2 Bach type rotor (half view)



Fig.3 Calculation grid for Savonius type rotor

いずれもローター長さ日は直径と同じ,端板は円形で厚さ は 0.01, Reynold 数は 3×10⁵とした.計算領域は xy 面は 直径 30,軸方向に3確保した.Fig.3 に Savonius 型の計算 格子の一部を示す.

3. Savonius 型の結果

性能 Fig.4 には Savonius 型の性能を示す.2次元計 算と端板のない場合の結果も併せて示している.最高出力 は周速比1弱のあたりで0.22 であった.これはほぼ同条件 での Sheldahl⁽⁴⁾らの実験値とよく一致している.端板がな い場合,著しく性能が低下しており,長さが短い事もあり 出力は半分にも達しない.また,この程度の長さのロータ に対しては2次元計算による性能は過大である事がわかる.

<u>トルク変動</u> Fig.5 には = 1 での端板の有無によるト ルク変動の違いを示す.端板が無い方は,翼1枚当たりの 最小値は少ししか低下しないが,最大値が大きく低下して いて.台形状の波形となっている



Fig.4 Running performance for Savonius rotors (H=1)



Fig.5 Torque fluctuation for Savonius rotor with end plates and without end plates (=1)





<u>流れ場</u> Fig.6 には端板がある場合の流れ場を示す. = 1 はほぼ最高出力を得る周速比である.角度は翼1枚の トルクが最大と最小地点のものである.流線の長さは速度 に比例させている.流脈では端板を超えて内側へ入る流れ もあるが,かなり2次元的流れとなっている.特に進み側 翼(下流へ向かう翼)の凸面では,流れが剥離していない ため強い2次元性を見せていて,表面圧力も中心部から端 まであまり差が無い.これに対し,戻り側翼(上流へ向か う翼)凸面では,放出渦の影響もあり2次元性が弱い.

Fig.7 には端板が無い場合の流れ場を示す. 翼端からの流れ込みは当然であるが, 剥離していない進み側翼面上の中央部はかなり2次元性が保たれている.ただし,負圧は著しく弱くなっていて,この周速比では出力も負となる.



Fig.8 Torque fluctuation for 2-D and 3-D Savonius rotor (=1)



Fig.9 Spanwise mean flow fields for 3-D rotor with plates

<u>2次元計算との比較</u> Fig.8 にはトルク変動を2次元 計算と比較して示す.翼1枚当たりのトルクは = 930°と 990°でそれぞれ最大値と最小値を生じる.2次元計算は, 最小値はあまり変わらないが最大値が過大な値となり,合 計トルクも大きくなる.

Fig.9 には軸方向平均値(端板内側のみ)による流れ場を, Fig10 には中心面での流れ場を,さらに Fig.11 には2次元計 算の流れ場を示す.これ以降,圧力の青は負圧,赤は正圧 を意味し,渦度の青は時計方向回転,赤はその逆を意味す る.流線の長さは速度に比例させている.全般的に2次元 値は渦が拡散しにくく,強さを保つ傾向がある.3次元の 平均値では凹部の渦がほとんど拡散している様に見えるが, 平均値では規模の小さい渦は相殺されるので,必ずしも拡 散しているとは限らない.Fig.10 に見られる様に中心面で の渦は2次元値ほどではないがかなり強く残っている.



Fig.10 Flow fields for 3-D rotor with plates at span center $(=1, =930^{\circ})$



Copyright © 2000 by JSCFD

両者のトルクの違いは =930°での圧力分布に現れている. 2次元では進み側翼凸部の負圧がより強く,なおかつ先端 に近い位置にある.相対流線を見ると,進み側翼凸部の先 端付近に澱み点があるが,その位置が少しずれている事が それと関わっている.

4. Bach 型の結果

性能 Fig.12 には Bach 型の性能を Savonius 型と比較 して示す. Savonius 型に対し,3次元計算では全ての周速 比で上回っていて,最高出力で約0.02向上している.しか し2次元計算では,低周速比で上回っているものの,高周 速比では逆に低くなり,最高出力は劣る結果となる.

<u>トルク変動</u> Fig.13 には Bach 型のトルク変動を Savonius 型と比較して示す.Savonius 型より振幅が大きく, 最大値が大きいが最小値も低くなっていて,一見して優劣 は分かりにくい.



Fig.12 Running performance for Bach rotor and Savonius rotor (H=1)



Fig.13 Torque fluctuation for Bach rotor and Savonius rotor (=1)

<u>流れ場</u> Fig.14 には流れ場を示す. Savonius 型より翼の曲率が小さい事もあり,進み側翼凸部に強い負圧が生じている.また戻り側翼凸部では流れの2次元性はあまり保たれていない.この図を見る限りでは,澱み圧と負圧の位置がより翼先端に近い事以外は Savonius 型と大きく異なる流れではない.

<u>2次元計算との比較</u> Fig.15 には最大出力点付近のト ルク変動を2次元計算と比較して示す.

2次元計算は,最小値はあまり変わらないが最大値が過大 な値となる事は Savonius 型と同じ傾向である.ただし合計 トルクの差は Savonius 型のものよりずっと小さい.



Fig.14 Flow fields for Bach rotor with end plates (Surface pressure, Stream lines)



Fig.15 Torque fluctuation for 2-D and 3-D Bach rotor (=1)

Fig.16 には軸方向平均値による流れ場を, Fig.17 には2次 元計算の流れ場を示す.3次元値では翼間の平行部分(重 複部)に滑らかでかなりの流量が認められる.翼の凹部に 渦が溜まりにくくするという役目を充分果たしている.従 って翼の凹部に強い渦はなく, = 990°の進み側翼には流 れ込みがあるため凹部の負圧は弱い.これに対し,2次元 計算では渦が拡散しにくく,翼の凹部には強い渦が溜まっ ており,特に = 990°の進み側翼ではほとんど死水域にな っていて負圧も強い.また翼間の平行部分にも渦が溜まっ ており,ここを通過する流れは殆ど無く,機能は停止して いる.この両者は悪循環していると考えられる.渦が拡散 しにくい事が間違った現象を導き,もはや定性的に正しい とは言えない結果になっている.

5.結論

円形の端板を持つ Savonius 型及び Bach 型の横流式風車の流れを3次元解析した結果,以下の様な事が分かった.

- (1) 端板がない場合,性能が著しく低下する.
- (2) 3次元計算により, Bach 型は Savonius 型より高い出 力係数を生じる事を再現できた
- (3) 2次元計算による性能は過大である.
- (4) 現象を正しく再現できない場合があるので,2次元計 算で性能の優劣を判断する事は危険である.

参考文献

- (1) 石松・他2名, "サボニウス風車に関する数値計算(運転特性と流れ場)",機械学会論文集,60-569,B(1994),pp.154-160
- (2) 石松・他2名, "ダリウスタービンの流れ場に関する数値計算",機械学会論文集,61-587,B(1995), pp.187-192
- (3) 石松・他3名、"サボニウス風車の三次元流れ解析",第12
 回数値流体力学講演論文集、1(1998)、pp.273-274
- (4) Sheldahl,R.E..他2名, "Wind Tunnel Performance Data for Two-and Three-Bucket Savonius Rotors", J.Energy, 2-3,(1978), pp.160-164





