# 翼周りのキャビテーション乱流の LES で生じる横渦の発生周期 Generation cycle of the spanwise vortices in LES of the flow around a hydrofoil

羅文暘, 阪大院, 大阪府吹田市山田丘 2-1, E-mail: luo@mech.eng.osaka-u.ac.jp
 岡林希依, 阪大工, 大阪府吹田市山田丘 2-1, E-mail: okabayashi@mech.eng.osaka-u.ac.jp
 梶島岳夫, 阪大工, 大阪府吹田市山田丘 2-1, E-mail: kajishima@mech.eng.osaka-u.ac.jp
 Wenyang Luo, Osaka University, 2-1 Yamadaoka, Suita, Osaka, Japan
 Kie Okabayashi, Osaka University, 2-1 Yamadaoka, Suita, Osaka, Japan
 Takeo Kajishima, Osaka University, 2-1 Yamadaoka, Suita, Osaka, Japan

In Large-eddy simulation (LES) of the cavitating flow around a Clark-Y11.7% hydrofoil, spanwise vortices are observed intermittently from the onset position of the sheet cavity. In this study, we focused on the generation cycle of the vortices. The angle of attack (AoA) is 8 degrees. Two different cavitation numbers  $\sigma$ , both of which are in the transitional cavity oscillation regime, are adopted for the frequency analysis. As a result, the Strouhal numbers of both  $\sigma$  are approximately 20, whereas that of the AoA=2deg case is approximately 10 regardless of cavitation number. Therefore, the generation cycle depends on the AoA, not on  $\sigma$ . As the spanwise vortices are simulated by our unsteady simulation, the streamline curvature around the sheet cavity, which is a key point of the accuracy of the lift coefficients, are well simulated despite using the homogeneous fluid model. However, the lift characteristics are not well reproduced.

# 1. 緒言

近年、キャビテーション乱流の数値計算が流体機械の設計に用 いられることは一般的になっている.しかしながら、最も基本的 な二次元翼型周りの流れでも、揚力特性などの定量的精度は未だ 十分でない. キャビテーション流れにおける計算方法の改善を目 的として、ベンチマークプロジェクトが 2009 年から 2011 年にか けて実施された<sup>(1,2)</sup>. NACA0012 翼型やClarkY-11.7%翼型を採用し, 複数の研究機関により、様々なキャビテーションモデルおよび乱 流モデルを用いた計算が行われた. その結果, ほとんどの計算で 用いられる均質流体モデルでは、シートキャビティを迂回する流 れがシミュレートできず、翼周りの圧力が実際の流れと異なるこ とが、揚力特性の精度が悪化する原因であることが示された. 上 記プロジェクトでも多用され、産業界でも主に用いられている乱 流モデルは Reynolds-averaged numerical simulation(RANS)である. しかし、RANS の解はキャビテーション流れの強い非定常性を考 慮しにくい. 一方, Large-eddy simulation (LES) は小さく普遍的な 渦のみをモデル化し、大きな乱流渦を直接計算するため、リエン トラントジェット,シートキャビティ振動,クラウドキャビティ の放出などの翼周りにおける非定常現象をよく再現すると期待さ れる. 著者らの研究グループは、比較的低迎角の 2 度の Clark-Y11.7%翼型周りのキャビテーション流れについて LES を行い,均 質流体モデルを使っているにもかかわらず、非定常渦運動を捕捉 することで、揚力特性などの定量的な再現精度が改善されること を示した(10). 非定常渦運動の中でもシートキャビティ外縁におい て密度変動に伴うバロクリニックトルクの作用で生じる間欠的な 横渦(スパン方向に軸を持つ)がシートキャビティを迂回する流 線の再現性を向上させたことがその原因であった. また, その横 渦の発生周期はキャビテーション数によらなかった(10). そこで本 研究では、迎角8度でLESを用いた計算を行い、揚力特性の再現 精度が向上するかどうかを調査し、横渦の発生周期の迎角による 違いについて調べた.

### 2. 数値計算の概要

LES ではグリットスケールのフィルターを施した流れ場  $(\bar{u}_i, \bar{p})$ の基礎方程式を用いる.本計算ではキャビテーション流れを液相 と気相の均質流体の流れとして扱い、気相密度は液相密度に比べ て十分小さく無視できるとする.したがって、均質流体の密度 $\rho$ は、 液相体積率 $f_L$ と液相密度 $\rho_L$ により $\rho_L f_L$ と近似される.これ以降, すべての変数は翼弦長C,主流流速 $U_\infty$ および十分遠方における液 相密度 $\rho_{L\infty}$ で無次元化して表される.

# 2.1 支配方程式

キャビテーションを伴う流れではキャビテーションの生成,消 滅に伴う強い圧力変動が生じるため,液相の圧縮性を考慮するた めに低マッハ数近似解法<sup>3)</sup>を用いる.液相質量保存式は次式で表さ れる.

$$\frac{Df_L}{Dt} + f_L \left( M^2 \frac{D\bar{p}}{Dt} + \frac{\partial \bar{u}_i}{\partial x_i} \right) = 0 \tag{1}$$

式(1)中のマッハ数M =  $U_{\infty}/c(c$ は音速)は計算領域全体で一様に 与えられる定数である.フィルターをかけた液相の Navier-Stokes の方程式は次式で表される.

$$\frac{\partial \bar{u}_i}{\partial t} + \bar{u}_j \frac{\partial \bar{u}_i}{\partial x_j} = -\frac{1}{f_L} \frac{\partial}{\partial x_j} \left( \bar{p} + \frac{2}{3} f_L k_{SGS} \right) \\ + \frac{\partial}{\partial x_j} \left[ 2 \left( \nu_{SGS} + \frac{1}{Re} \right) \bar{S}_{ij} \right]$$
(2)

ここで、式(2)の $\bar{S}_{ij}$ はひずみ速度テンソルである. SGS 運動エネ ルギー $k_{sGS}$ および SGS 渦度粘度係数 $v_{sGS}$ は後述の SGS モデルに よって与えられる.

本計算は液相に対する基礎方程式のみによって構成されている ため、計算セルが気泡で満たされる ( $f_L = 0$ となる) ことは想定さ れない. ボイト率が高くなることの不都合を防止するため、液相 体積率の下限値を 0.1 と設定している.

### 2.2 キャビテーションモデル

キャビテーションによる液相体積率を表すため、沖田・梶島に よる湧き出し型のモデル<sup>(4)</sup>

$$\frac{Df_L}{Dt} = [C_g(1 - f_L) + C_L f_L](p - p_v)$$
(3)

を使用する.ここで、飽和蒸気圧 $p_v$ はキャビテーション数

$$\sigma = \frac{p_{\infty} - p_{\nu}}{\frac{1}{2}p_{L\infty}U_{\infty}^{2}} \tag{4}$$

により与えられる.基準圧力 $p_{\infty}$ は十分遠方の圧力とする.モデル 定数 $C_q, C_L$ は角柱周りのキャビテーション流れに対し最適化され

Copyright © 2019 by JSFM

た値を用いて、本計算では $p < p_v$ のとき $C_g = 1000$ および $C_L = 1$ ,  $p > p_v \mathcal{O} \ge \mathcal{C}_q = 100$   $\exists U \mathcal{C}_L = 1 \ge \mathcal{C}_q$ .

### 2.3 SGS モデル

本研究では、SGSモデルとして1方程式型モデル5%を使用する. 式(2)中の SGS 渦動粘度係数vsGS は次式で表される.

$$\nu_{SGS} = C_{\nu} \Delta_{\nu} \sqrt{k_{SGS}} \tag{5}$$

SGS 運動エネルギーksgs は輸送方程式(5)

$$\frac{\partial k_{SGS}}{\partial t} + \bar{u}_j \frac{\partial k_{SGS}}{\partial x_j} = -\tau_{ij}^a \bar{S}_{ij} - C_{\varepsilon} \frac{k_{SGS}^{3/2}}{\overline{\Delta}} - \frac{2}{Re} \frac{\partial \sqrt{k_{SGS}}}{\partial x_j} \frac{\partial \sqrt{k_{SGS}}}{\partial x_j}$$

$$+\frac{\partial}{\partial x_j} \left[ \left( C_d \Delta_v \sqrt{k_{SGS}} + \frac{1}{Re} \right) \frac{\partial k_{SGS}}{\partial x_j} \right]$$
(6)

に従って計算される. ここで、 $\tau_{ij}^a \bar{S}_{ij} = \tau_{ij} - 1/3 \delta_{ij} \tau_{kk}$ はSGS応

力の非等方部分, ∆はグリットフィルター幅を表す. 乱流拡散項の長さスケールΔ<sub>ν</sub>は

$$\Delta_{\nu} = \frac{\Delta}{1 + C_k \bar{\Delta}^2 |\bar{S}|^2 / k_{SGS}} \tag{7}$$

と求める. 式(6)の右辺第1項(生成項)については、式(5)による渦 粘性モデルではなく、Nicoud らにより提案された、壁面漸近挙動 を改善した Wall-adapting local eddy-viscosity モデル(WALE モデ ル)のを用いる.モデル定数は平行平板間乱流に対して最適化され た数値をそのまま用いている.

#### 2.4 計算条件

解析対象は、信頼できる実験データが得られている Clark-Y11.7%翼周りの流れ<sup>(1,2,8)</sup>である,実験条件<sup>®</sup>に合わせて,流体13℃ の水とし、各物性値もこれに従って設定する、翼弦長を 77.0mm、 迎角を8度, 主流速度を11.0m/s とする. レイノルズ数はRe =  $6.41 \times 10^5$ , マッハ数はM = 7.60 × 10<sup>-3</sup>となる.

計算領域と境界条件を Fig.1 に示す. 翼型に沿って構成された C型格子を用い、スパン方向に周期条件を適用する. Fig.2 に翼面 近傍の格子を示す. 翼弦長 C に対して, 主流方向と垂直方向は 5C, スパン方向は 0.4C とする. 格子点数はξ方向に 360 点, η方向に 100 点,ζ方向に100 点である.

流入境界は乱れのない一様流を与え,流出境界に対流流出条件 を課す.また,翼の表面は Non-slip 条件を適用し,計算流域の上 下遠方境界は勾配ゼロとする. 圧力の境界条件は液相体積率変化 に起因する圧力波を考慮し、沖田・梶島(4の無反射境界条件を流入, 流出および上下遠方境界に用いる.

キャビテーション数σは3.0,2.0,1.6,1.4,1.2,0.8 と変化させて計 算を行った.計算の手順として、まず $\sigma = 3.0$ として、流れ場が 十分発達するまで計算を行い、キャビテーションの発生がない液 単相の乱流であることを確認した. その流れ場の瞬時データを初 期値として用い, σを下げた状態での計算を行った.

# 2.5 数値計算法

非定常流れの数値計算法は、コロケート格子を用いた非圧縮流 れに対する部分段階法を基礎とする. 運動方程式の対流項に QUICK法, kscs 輸送方程式の対流項にドナーセル法, それ以外は 全て二次精度中心差分を適用する.時間進行には二次精度 Adams-Bashforth 法を適用する. 部分段階速度に次ステップの圧力および SGS 運動エネルギーの勾配を加えることで、更新された速度を求



第33回数値流体力学シンポジウム





Fig. 2 Computational mesh around the hydrofoil.



Fig. 3 Overview and sideviews (z = 0.2C) of instantaneous cavity and vortical structure,  $\sigma = 0.8$ , AoA=2deg (color: isosurface of Q = 20colored by  $\omega_z$ , opaque white : isourface of  $f_L = 0.9$ ).

める. 次ステップの圧力は、部分段階速度を式(1)に代入して得ら れる圧力方程式を SOR 法により反復計算して求め, SGS 運動エネ ルギーは輸送方程式(6)より求める.液相体積率f,に関する時間進 行は二段階で半陰的に行われる.以上の手続きにより、新たな時 間ステップでの圧力,速度,液相体積率が得られる.

#### 3. 横渦の観察

瞬時の流れ場の一例として、Fig.3にキャビテーション数σ = 0.8のキャビティと渦を示す. 渦の等値面はωzで色付けされてい る. 前縁付近でから0.25C付近にかけて、スパン方向に軸を持つ 横渦が間欠的に生じ、シートキャビティの外縁に沿って移流す る. この横渦はキャビテーションの密度変動に伴うバロクリニッ クトルクの作用により生じることがわかっており、迎角2度の場 合も生じる(10).

また、これらの渦はシートキャビティが厚いと主流方向の比較 的狭い範囲にしか可視化されないが、逆にシートキャビティが薄 いと、同じQ値でも比較的広い範囲に可視化された(11).高迎角の 場合、シートキャビティが厚い時間帯が長いため、低迎角の場合 よりも横渦が可視化される範囲は概ね狭い.

第 33 回数値流体力学シンポジウム D07-1



Fig. 4 Instantaneous streamlines and isolines of liquid volumetric fraction  $f_L = 0.9$  (white) and Q = 200 (red) at z = 0.2C at  $\sigma = 0.8$ , AoA=8deg. Streamlines are colored by the velocity magnitude.



Fig. 6 Drag coefficient (AoA=8deg).

## 4. 揚力と抗力

Fig.4 は、翼周りの瞬間的な流線を表す.本研究では、AoA=2deg でも観測されているように、流線は壁から上向きに離れている. 流れはシートキャビティを完全に迂回し、貫通しない.非定常の スパン方向の渦をシミュレートすることで、流線の曲率が再現さ れた.

Fig. 5,6 は、それぞれ時間平均の揚力または抗力係数とキャビ テーション数各σの関係を示す.

本研究で実施した LES では、揚力係数が各 $\sigma$ の増大に伴い突然 低くになるブレークダウンの傾向が再現したが、各 $\sigma$  = 1.4~3.0 で得られた揚力係数は実験値よりも高い、また、得られたブレー クダウンキャビテーション数は 1.6 であり、実験値である 1.2 よ りも高い、なお、Fig.6 では、抗力係数は全体的に実験値よりも 高い、

揚力が合わない原因として、側壁を考慮していないこと、計算 領域の大きさが十分でなく、一様流が流れが加速してしまってい ること、遠方で取った基準圧力が大きく変動してしまっているこ と、比較的大きな迎角の計算でC型格子を採用したため、後流で 粘性領域が正しく計算されていないことなどが可能性として考え られ、今後ドメインや格子について再検討する必要がある.











# 5. 周波数解析

横渦の非定常的な運動を明らかにするために、時系列的な観察 を行う. Fig.7 に示す白い点は、概ね間欠的な横渦が通る経路上に ある. これらの点を観察点とし、点上での $\omega_z$ の時間変化と変動の 周波数を調べる. なお、観察点 1~7 のx座標は各 $\sigma$ で統一している が、キャビテーション数が低いほど横渦は壁面から離れるため、 観察点のy座標は各 $\sigma$ で異なる.四つのz断面 (z/C=0.08, 0.16, 0.24,0.32) について同じように 7 観察点を取り、時間変化を調べた結 果、傾向はほぼ同じになることがわかった. 代表例として z/C=0.24 における解析結果を示す.



Fig.7 に代表的な観察点3点における $\omega_z$ の時間変化を示す. $\sigma = 0.8$ および $\sigma = 1.2$ はどちらも遷移キャビティ振動の範囲にあり、 シートキャビティが縮小あるいは消滅する時間帯が存在する.時 系列的な観察から、その時間帯には横渦も弱まるか消滅する<sup>(11)</sup>. Fig.8 において、 $\omega_z$ の振幅が小さくなっている時間帯は、それに対応する.それ以外の時間帯は周期的に変動し、正と負の $\omega_z$ が交互に現れる.本研究では横渦の発生周期に注目し、シートキャビティが存在する時間帯のみ( $\sigma = 0.8$ では $tU_{\infty}/C = 1.2 \sim 2.5$ ,  $\sigma = 1.2$ では周期性が明確ではないが $tU_{\infty}/C = 1.2 \sim 2.5$ )でサンプリングした $\omega_z$ の振幅スペクトルを求める.

Fig. 9, 10 に各観察点での $\omega_z$ の振幅スペクトルを示す.  $\sigma = 0.8$ では、観察点1と3において顕著なピークが周波数で約20に立 ち、観察点1ではその高調波も検出されている.  $\sigma = 1.2$ において も、観察点1では20から30の間に顕著なピークがあり、観察点 3においても約20にわずかにピークがある. したがって、調べた 二つのキャビテーション数に関しては、横渦の発生周期のストロ ーハル数は約20となる. 迎角2度の場合、発生周期のストローハ



ル数は約10であり、これはキャビテーション数によらなかった<sup>(10)</sup>. これらのことから、横渦の発生周期はキャビテーション数ではな く迎角によって大きく変化すると推測される.

図示は省略するが,  $\sigma = 0.8$ では周波数約 20 のピークは観察点 1~3 で観察され, 観察点 3 より下流では顕著なピークは見られない. ー方,  $\sigma = 1.2$  では観察点 1,2 で周波数約 20 の単一ピークが 見られ, 観察点 3 から下流ではピークがほとんど見られない. これは,キャビティが壁面と離れると横渦が弱くなるからである (Fig. 9, 10 の観察点 5 の結果参照).

#### 6.結言

Clark-Y11.7%翼周りのキャビテーション乱流場の LES を迎角 8 度で実施した.迎角 2 度の LES で観測された間欠的な横渦は,迎 角 8 度の場合もシミュレートされ,その結果,揚力係数の再現精 度のポイントの一つであるシートキャビティを迂回する流線も再 現された.しかし,計算条件に問題があるのか,揚力特性の再現 性は向上しなかった.横渦の発生周期をフーリエ解析したところ, σ = 0.8,1.2の二つのキャビテーション数では、発生周期のストロ ーハル数は約20となった. 迎角2度の結果と総合すると、横渦の 発生周期はキャビテーション数ではなく迎角に依存すると考えら れる.

# 参考文献

(1) 加藤,CFD によるターボ機械のキャビテーション予測手法の高度 化プロジェクト 最終結果報告書 (2011).

(2) Kato, C., Industry-university collaborative project on numerical predictions of cavitating flows in hydraulic machinery -Part. 1: Benchmark test on cavitating hydrofoils -, Proc. ASME-JSME-KSME Joint Fluids Eng. Conf. 2011, (2011).

(3) 稲垣・村田・安倍・近藤, 低マッハ数流れにおける流体共鳴音 の 数値解析法, 日本機械学会論文集 B 編 66-649 (2000) pp. 2274-2281.

(4) 沖田・梶島, 翼周りの非定常キャビテーション流れの数値シミュレーション, 日本機械学会論文集 B 編, 68-667 (2002) pp. 637-644.
(5) Okamoto, M. and Shima, N., Investigation for the one-equation-type subgrid-model with eddy-viscosity expression including the sheardunping effect., JSME Int. J. Ser. B, 42 (1999) pp. 154-161.

(6) Nicoud, F. and Ducros, F., Subgrid-scale stress modeling based on the square of the velocity gradient tensor, Flow, Turbulence and Combustion, 62 (1999) pp. 183-200.

(7) 村井・平田・三ヶ島, 平行側壁間に置かれた後退翼に関する研

究 (第1報) アスペクト比 2.0 の C.Y.11.7%翼型の実験, 東北大学 高速力学研究所報告, 21-21043 (1965) pp. 183-228.

(8) 沼地・角田・千田, 既存翼型6個のキャビテーション性能, 東北 大学高速力学研究所報告, 1-1 (1949) pp. 1-16.

(9) 渡邊・末藤・山岡・古川,キャビテーション発生下の ClarkY11.7%翼の揚抗力特性,ターボ機械,41-7 (2013) pp. 440-446.
(10) 岡林・稲岡・羅・梶島,低迎角における翼周りのキャビテーション乱流の非定常解析,日本機械学会論文集 85-876 (2019).

 (11) Okabayashi, K., Luo W. and Kajishima T., Large-eddy Simulation of Cavitating Turbulent Flow around a Clark-Y11.7% Hydrofoil, Proc. 15th Asian International Conference on Fluid Machinery, No. AICFM15-P00193(2019).