CFD を用いたプロペラ形状最適化 Propeller shape optimization using CFD analysis



技術研究所 流体研究 G 齋藤 裕樹 S

SAITO Yuki

概要

近年、計算技術の進歩により、性能推定ツールとして流体の粘性も考慮する Computational Fluid Dynamics (CFD)の活用が舶用プロペラの設計においても一般的なものとなっている。例えば、プロペラは粘性影響を強く受ける船体後流中で作動することから、最適化システムと CFD を組み合わせることで、省エネ付加物や実船スケール伴流の影響を CFD 上で直接考慮したプロペラ形状の最適化を実施することができ、より高い実船性能を実現することが可能になると期待される。そこで、第一段階として模型伴流中での CFD を用いたプロペラ形状最適化手法を開発し、舶用プロペラの効率向上を図った。また、本手法により得られたプロペラ形状について水槽試験を行い、本手法の有効性を確認した。

Summary

In recent years, due to advances in computing technology, Computational Fluid Dynamics (CFD) capable of dealing with the viscous effects as a performance estimation tool has become common in the design of marine propellers. Since the propeller is working in the wake field which is influenced by viscous effects, it is expected that propulsion performance will be further improved by combining the optimization system and CFD with effects of energy saving devices and actual ship wake field taking into account.

As the first step, we developed a propeller shape optimization system using CFD for the purpose of improving the efficiency of marine propeller, which is working in the model wake field. In addition, tank tests were conducted on various propeller shapes obtained by this system, and the effectiveness of this system was confirmed.

1. 緒 言

昨今、船舶の省エネルギー性能に対する要求は日々 高まっており、たとえば、プロペラに関しては伴流中 設計を行うことでより推進効率の高いプロペラを得る 試みが旧来からなされている。 Lerbs^Dは最適循環分 布に基づいて、プロペラのピッチ分布を調整すること で、伴流分布に適合したプロペラを設計する手法を考 案している。また、近年はプロペラ形状の自動最適化 に関する検討も多く行われており、伴流中設計に自動 最適化技術を組み合わせた、伴流中プロペラ形状最適 化の事例²⁰³⁴⁵⁶⁰なども多く報告されている。これらの 事例ではプロペラの性能評価にポテンシャル流れに基 づいたパネル法などの計算手法を用いているが、近年 の流体解析で一般的となりつつある粘性影響を考慮し た CFD 解析をプロペラ形状最適化に適用した事例 7899は少ない。この理由としては、パネル法等が CFD 解析に比べて計算負荷が小さく計算時間も短い



ことから、大量の形状について性能評価を行う必要が ある最適化に対してはパネル法の方が適しているとさ れていた点が挙げられる。一方で、今日では計算機性 能の向上に伴い、CFD 解析に要する時間的コストが 従来に比べて小さくなってきており、CFD を用いた プロペラ形状最適化が現実的になりつつある。

そこで、本稿では舶用プロペラのさらなる効率向上 を実現するための高精度な形状最適化システムとして、 性能推定に流れの粘性影響を考慮する CFD を用いた プロペラ形状最適化システム ¹⁰⁰を構築し、水槽試験 でその効果を確認した。このシステムにより、船型や 省エネ付加物などにより生じた粘性影響を強く受ける 複雑な流れや実船スケール伴流を CFD 上で直接考慮 した中でプロペラ形状を最適化することが可能となり、 これまで以上の高い推進性能を有した船舶の設計につ ながると期待される。

2. プロペラ形状最適化システム

最適化システムを図 1 に示すフローに従い構築し た。本システムの概略は、最初に母型となるプロペラ 形状(母型プロペラ)を与え、母型プロペラに対する 形状変更と CFD 計算による性能推定を繰り返し行い、 形状変更後のプロペラについてプロペラ効率が最大か つ制約条件を満たしたプロペラが得られた場合、その プロペラ形状を最適形状として出力するものである。

最適化手法としては SQP (Sequential Quadratic Method)¹¹⁾を用い、スラストまたはトルク性能が作 動条件から大きく逸脱しないことを制約条件とし、プ ロペラ効率を目的関数とすることでプロペラ効率の最 大化を図るものである。



図 1 最適化システム概略図 Fig.1 Outline of Optimization system

3. 最適化結果の効果確認

3.1 最適化適用事例

開発した最適化システムの有効性確認を目的に

MAU プロペラ¹²⁾に本システムを適用した事例を示す。 適用対象として、図 2 に示す船型 A の伴流中で作動 することを想定し、図 3 に示す伴流分布中で作動す るプロペラ形状の最適化を実施した。なお、プロペラ 作動点は後述する自航試験による効果検証も考慮して、 モデルポイントに於ける作動点とし、伴流分布は模型 スケールに於ける分布とした。伴流影響は最適化シス テム実行時の CFD 性能計算に於いて流入境界条件に 伴流分布を組み込むことで考慮した。

最適化は以下の手順で実施した。

最適化手順

1st 母型プロペラを一様流中最適化

2nd 1st 結果を初期形状として伴流中最適化



図2 船型A 正面線図 Fig.2 Body plan of ship A.



図 3 船型 A 伴流分布 Fig.3 Wake distribution of ship A.

本事例では母型とした MAU プロペラ(Case0)の ピッチ分布、最大キャンバー分布、翼断面(翼断面後 半部翼厚分布)を設計変数とし、トルク性能変化を 0.5%以内とした制約条件の下に最適化を実施した。 図4に SQP の反復回数に応じたプロペラ効率の向上

JMU テクニカル・レビュー No.12 (2022 年 7 月)

- 2 -



率を示す。黒プロットが一様流中最適化、赤プロット が伴流中最適化の効率変化を示す。一様流中最適化で 約 2% (STEP10; Case1)、伴流中最適化で更に 0.3% (STEP13; Case2)の効率向上効果を得られて いることが確認できる。



図 5 に母型プロペラおよび最適化結果の半径方向 ピッチ分布を示す。図6に母型プロペラおよび最適 化結果の最大キャンバーを翼弦長で無次元化したもの の半径方向分布を示す。図7に母型プロペラおよび 最適化結果のプロペラ半径 70%位置における翼断面 形状を示す。それぞれ、黒線が母型プロペラ、赤線が 一様流中最適化結果、緑線が伴流中最適化結果を示す。 なお、R はプロペラ半径、r はプロペラ中心から半径 方向の距離を示し、r/R=1.0 は翼端(プロペラ半径 100%位置)を示す。両最適化結果共に全体的にピッ チが低減し、翼端部のピッチ減少量が大きい一方で最 大キャンバーは翼端付近で大きくなっている。最大キ ャンバーが大きくなることで翼断面形状が変化し流力 性能が向上する一方で、制約条件としているトルク性 能を逸脱しないようピッチが減少したものと考えられ る。また、伴流中最適化結果は一様流中最適化結果よ り翼端付近のピッチが増加しているが、これは伴流分 布が r/R=0.7 付近から翼端にかけて相対的に流入速度 が大きくなることから、流速の増大に応じてピッチが 大きくなっているものと推察され、伴流分布の影響を 捉えられているものと考えられる。





Fig.5 Comparison of pitch distribution.









以上より、最適化システムにより効率が向上したプロペラ形状を得られた。一方で、形状としては翼端付近で最大キャンバーが大きくなっていることから、翼面上の圧力低下が大きくなることが予想される。図8に、CFD 推定結果から得られた式(1)に示す圧力係数

- 3 -



の翼 Back 面上分布を示す。図中に示した黒線は r/R を 0.1 刻みで半径位置を示したものである。最適化結 果では r/R=0.8 付近の翼中心付近に負圧領域が形成さ れていることが確認でき、キャビテーション性能の悪 化が懸念される結果となった。

$$C_P = \frac{P}{\frac{1}{2}\rho n^2 D_P^2} \qquad (1)$$

P: 圧力

ρ:流体密度

n:プロペラ回転数

D_P: プロペラ直径





このことから、r/R=0.8 付近の翼中心付近に生じる 負圧値に制約を設け、負圧領域の増大を抑制すること でキャビテーション性能悪化を抑制することを考えた。 負圧値の制約は、実船のプロペラ作動条件を想定し、 飽和蒸気圧を下回る程度の圧力低下がプロペラ表面に 生じないように、圧力低下量に制約を与えた。

図 9 に Case1 を母型として、翼面上の圧力制約を 課した状態での SQP による伴流中最適化履歴を示す。 STEP13 の結果を Case3 とし、図 10 に CFD 推定結 果から得られた圧力係数の翼 Back 面上分布を Case2 と比較して示す。Case2 と比べると Case3 は翼端付 近の負圧領域が軽減されており、キャビテーション性 能の悪化が抑制される圧力分布が得られた。図 11 に Case0 に対する Case2 および Case3 の性能変化量を 示す。Case2 と比べると Case3 は、圧力制約を付加 した事により若干改善量が低下する結果となっている。



図 9 SQP 最適化履歴(圧力制約あり) Fig.9 Optimization history of SQP steps.



図 10 伴流中最適化結果 Back 面圧力分布 Fig.10 Pressure distribution on back side.



図 11 プロペラ最適化結果 効率改善率 Fig.11 Improvement ratio of propeller efficiency of optimization results (CFD).

3.2 水槽試験による有効性の確認

開発したプロペラ形状最適化システムの有効性を確 認するため、模型プロペラおよび模型船を製作し、当 社の船型試験水槽で自航試験を実施することで、プロ



ペラ性能の差を確認した。本試験ではモデルポイント での自航試験を各プロペラで実施し、模型スケールに おける制動馬力(BHP)を算出することで、その性能差 を確認した。供試プロペラは Case0、Case2、Case3 とした。

図 12 に自航試験結果から算出した BHP を Case0 からの低減率として示す。これより Case2、Case3 共に Case0 に比べて BHP 低減を達成していること が確認できる。また、圧力制約を付加した Case3 の 方が、性能改善量が小さく、最適化システム推定値の 大小と定性的に一致している。ただし、定量的には、 Case2 と Case3 の性能差は推定と比べると大きい結 果となっている。本検討では最適化実行時の大規模な 繰り返し計算を実行することを考慮して、一般的な計 算と比較して粗い格子 (200 万以下)を使用としてい ることから、今後、生成格子と推定精度及び計算時間 の関係を検討する必要があろう。





図 13 に Case2 および Case3 についてキャビテー ション試験を実施した結果を示す。図中赤枠に囲った 範囲内で発生しているキャビテーション量は、Case2 と比べて Case3 の方が小さいことが確認でき、図 10 で示した負圧領域の減少と対応してキャビテーション の発生が抑制されていることが確認できた。今後はキ ャビテーション性能と圧力制約の関係をより詳細に把 握し、最適化システムに組み込む事が重要であろう。

以上より、今回開発したプロペラ形状最適化システ ムを用いることでプロペラ性能を向上することができ、 必要に応じてキャビテーション性能の悪化を抑制でき ることが水槽試験から確認された。



Case2 Case3 図 13 キャビテーション試験結果 Fig.13 Result of cavitation test.

4. 結言

本稿では、舶用プロペラ効率のさらなる向上実現を 目的とした高精度な最適化システムとして、性能推定 に流れの粘性影響を考慮する CFD を用いたプロペラ 形状最適化システムを構築した。MAU プロペラを対 象とした最適化計算を行い、本最適化システムにより プロペラ効率が向上することを確認した。また、最適 化により得られた形状の模型プロペラを製作し水槽試 験を実施し、CFD 結果と同様にプロペラ効率が向上 することを確認した。さらに、最適化時にプロペラ翼 面上圧力へ制約を与えることでキャビテーション性能 の悪化を抑制した形状を得ることが可能であることを 確認した。

以上より、本システムがプロペラ性能の向上を図る 上で有効なことを確認した。

本稿で紹介した事例は有効性検証のための簡単な例 ではあるが、今後本システムを用い省エネ付加物影響 や実船スケール伴流などを CFD により考慮した最適 化を実施することで、より高い実船性能を実現するこ とが可能になると期待できる。

参考文献

- H. W. Lerbs : Moderately Loaded Propellers with a Finite Number of Blades and an Arbitrary Distribution of Circulation, Trans, SNAME, Vol. 60, 1952, pp. 73-117
- 2)安東潤:船尾伴流を考慮した高性能プロペラ設計法の開発、科学研究費助成事業(学術研究助成基金助成金)研究成果報告書、2011.

https://kaken.nii.ac.jp/ja/grant/KAKENHI-PROJECT-

- 5 -

JMU テクニカル・レビュー No.12 (2022 年 7 月)



23656552/

- F. Vesting, R. Bensow : Propeller Optimization Considering Sheet Cavitation and Hull Interaction, Second International Symposium on Marine Propulsors, 2011
- S. Gaggero, M.Viviani, et al. : A Design by Optimizaiton of Tip Loaded Propellers, Fourth International Symposium on Marine Propulsors, 2015
- 5) K. Shiraishi, K. Koyamai, H. LmKamiirisa. : A Calculation Method Based on QCM for Characteristics of Propeller with Energy Saving Duct in Steady Ships Wake, Fourth International Symposium on Marine Propulsors, 2015
- 6)新川大治郎:プレスワールフィンによる旋回流が船舶の 推進性能に及ぼす影響および旋回流中のプロペラ翼形状 最適化に関する研究.

catalog.lib.kyushu-u.ac.jp/handle/2324/1654860/eng2552.pdf

- T. Ikeda, K. Kimura et al. : Advanced propeller design optimization system based on open source codes and its application, Proceedings of PRADS2016, 2016
- 8)池田剛大、木村校優他:変動圧力を考慮した高効率プロペラ設計システムの構築とその応用、日本船舶海洋工学会講演論文集 Vol. 24、2017、pp. 495-500
- J. Park, G. Choi, D. Park : Syste, atic propeller optimization considering hull interaction based on CFD, Proceedings of PRADS2016, 2016
- 10) 齋藤裕樹:推進効率向上を目的とした CFD による伴流 中プロペラ形状最適化,横浜国立大学 学位論文, 2018. https://ynu.repo.nii.ac.jp/?action=repository_uri&item_id=9114 &file_id=20&file_no=1
- ASNOP 研究会:パソコン FORTRAN 版 非線形最適化 プログラミング,日刊工業新聞社,1997,pp. 70-75
- 12) 山崎正三郎:設計図表と理論設計を用いたプロペラ設計,第5回 舶用プロペラに関するシンポジウム,日本船舶海洋工学会,2005, pp. 1-32



齋藤 裕樹