

宇宙航空研究開発機構研究開発資料 JAXA Research and Development Memorandum

ロバスト設計手法を用いたターボポンプ用 タービンのトーマスフォース低減

瀧田 純也, 内海 政春, 島垣 満, 船﨑 健一

2012年2月

宇宙航空研究開発機構

Japan Aerospace Exploration Agency

ロバスト設計手法を用いたターボポンプ用タービンの トーマスフォース低減*

瀧田 純也*1, 内海 政春*1, 島垣 満*1, 船﨑 健一*2

Reduction in Thomas Force of Rocket Turbopump Turbine by Using Robust Design Process *

Junya TAKIDA *1, Masaharu UCHIUMI *1, Mitsuru SHIMAGAKI *1 and Kenichi FUNAZAKI *2

ABSTRACT

An application of robust design process for reduction in Thomas force of rocket turbopump turbines is presented in this paper. Because of its special specification, rocket turbopump turbines are designed as supersonic impulse turbines, and as a result, these blades have higher loading. In such a high loading blade, there is a possibility of rotor vibration problem generated by turbine instability force, that is, "Thomas Force". Actually in the past engine development in Japan, there was the shaft vibration problem due to "Thomas Force". In order to reduce shaft vibrations, it is important to keep "Thomas Force" small. In this paper, the results of parametric design for the existing rocket turbopump turbine by using the robust design process are discussed.

Keywords : Thomas Force, Robust Design Process, Rocket Turbopump, Supersonic Impulse Turbine

1. 緒言

近年のロケットエンジンでは、エンジン全体の高信頼 性化やエンジンシステム簡素化の観点から、エンジンサ イクルとしてエキスパンダーブリードサイクルが選定さ れることが多い。このような Open Cycle Engine のター ビン (図1) では圧力比が高く取られ、ノズルや動翼内部 での流れが音速を超える "超音速タービン"となること、 またターボポンプのロータダイナミクス特性の観点(=オ ーバハング量を小さくする)から、少ない段数(単段 or 2段) でも必要な馬力を発生できる "衝動タービン"とし



Figure 1: Schematic of Rocket Turbopump Turbine

* 平成 23 年 12 月 21 日受付 (Received 21 December 2011)

*1 宇宙輸送ミッション本部 宇宙輸送系推進技術研究開発センター エンジン研究開発グループ
(Engine System Research and Development Group, Space Transportation Propulsion Research and Development Center, Space Transportation Mission Directorate)

*2 国立大学法人 岩手大学工学部 (Faculty of Engineering, Iwate University) て設計される為に段当たりの翼負荷が高くなることが特 徴である。

このような高負荷翼では、タービン動翼で発生する不 安定化力(Thomas Force¹⁾)に起因する軸振動が問題と なる場合がある。ここでThomas Forceとは、タービン 動翼先端からの漏洩量の周方向不均一によって生じるト ルクアンバランス力であり、軸系のふれまわり振動に対 して励振力として作用する。

Thomas Forceに起因するロケット用ターボポンプの事 例²⁾ としては、LE-7A液体水素ターボポンプ開発初期に おける亜同期振動が挙げられるが、この場合は軸系全体 の減衰を増加させることによって亜同期振動を抑制する ことが出来ている。しかしながら、今後新たなターボポン プを開発する際、上記のような対策だけでは振動を十分 に抑制できない可能性も考えられる為、Thomas Force自 体を低減させる、即ちタービン動翼で生じるトルクアン バランス力が小さくなるようなタービン形状を見出すこ とが重要である。本研究では、ロバスト設計手法を援用し たパラメータ設計を行い Thomas Force を低減するター ビン形態・形状を見出すことを目的とする。本報では既存 のロケットターボポンプ用タービンを対象としたパラメ ータ設計結果について報告する。

2. 解析対象と解析手法

既存のロケットターボポンプ用タービンの中で,詳細 な翼形状データ,及び試験結果を共に有するという点か らNASA M-1エンジン用液体水素ターボポンプのタービ ンを解析対象として選定した。M-1エンジンは1960年代 の米国月着陸計画に検討された大推力(約6700kN)エン ジンで,ガス発生器を有するOpen Cycle Engineであり, タービンは,段数2段の超音速衝動タービンとして設計 されている。タービン直径は約600mmである。当該ター ビンの詳細な諸元については文献³⁾を参照されたい。

パラメータ設計に際しては,設計パラメータの組合せ 毎にタービン性能を予測する必要があるが,本報の解析 手法として,既存の1次元損失モデルである"AMDC+KO モデル⁴⁾⁵⁾"を用いた性能評価を行っている。なお,既存 の1次元損失モデルによる性能予測の精度を検証する為, NASA M-1タービンの仕様を用いた再現解析⁶⁾を行い,十 分な予測精度を有していることを確認している。

3. ロバスト設計によるパラメータ設計

3.1 タービン機能の明確化

ターボポンプ用タービンの機能とは、タービン駆動ガ スが持つ流体エネルギーを軸出力に変換し同軸で繋がれ たポンプを駆動することであり、これをタービンの基本



Figure 2: Turbine Output Characteristics against Pressure Ratio

機能と定義する。入力エネルギーとして「タービン圧力 比」を、出力エネルギーとして「軸出力」とすると、入 出力の関係は図2のように非線形となる。よって本報で は、「タービン圧力比」を入力因子とした動特性のパラメ ータ設計を行い、標準S/N比7により最適形状を求める 方法を用いた。

動特性のパラメータ設計を行う利点は、従来の設計点 のみでのワンポイント最適化とは異なり、上記で定義し たエネルギー変換システム全体として最適化できる点で ある。つまり、タービンの作動範囲全域での最適化 (=Thomas Force の低減)を行うことが可能となる。

3.2 制御因子の設定

表1に制御因子と各因子の水準を示す。初期により多 くの設計パラメータ(=制御因子)の影響を見る目的で, 本報ではL54直交表を用いた。L54直交表では2水準の パラメータを1種,3水準のパラメータを25種使用する



EN annual	9. I	1 . 4 4 1	Damaa	of Doo sting
FIGHTE	31 676	- 1 OF LUE	Degree	OF REACTION

		Level			
No.	Control Factors		Level 1	Level 2	Level 3
1	A	Blade Tip Shroud	With	Without	-
2	В	Degree of Reaction	Case 1	Case 2	Case 3
3	С	Turbine Meridional Shape	Constant Tip	Constant Mean	Constant Hub
4	D	Number of Blades at 1 st Nozzle	Low	Mid	High
5	Е	Number of Blades at 1 st Rotor	Low	Mid	High
6	F	Number of Blades at 2 nd Stator	Low	Mid	High
7	G	Number of Blades at 2 nd Rotor	Low	Mid	High
8	Н	Throat Area Ratio of 1 st Nozzle	Low	Mid	High
9	Ι	Trailing Edge Thickness of 1st Nozzle	Low	Mid	High
10	J	Blade Exit Angle at 1 st Nozzle (Tip)	Low	Mid	High
11	K	Blade Exit Angle at 1st Nozzle (Mean)	Low	Mid	High
12	L	Blade Exit Angle at 1 st Nozzle (Hub)	Low	Mid	High
13	М	Blade Exit Angle at 1 st Rotor (Tip)	Low	Mid	High
14	N	Blade Exit Angle at 1 st Rotor (Mean)	Low	Mid	High
15	0	Blade Exit Angle at 1st Rotor (Hub)	Low	Mid	High
16	Р	Blade Exit Angle at 2 nd Stator (Tip)	Low	Mid	High
17	Q	Blade Exit Angle at 2 nd Stator (Mean)	Low	Mid	High
18	R	Blade Exit Angle at 2 nd Stator (Hub)	Low	Mid	High
19	S	Blade Exit Angle at 2 nd Rotor (Tip)	Low	Mid	High
20	Т	Blade Exit Angle at 2 nd Rotor (Mean)	Low	Mid	High
21	U	Blade Exit Angle at 2 nd Rotor (Hub)	Low	Mid	High
22	v	Axial Gap	Low	Mid	High
23	W	Axial Chord Length of 1 st Rotor	Low	Mid	High
24	X	Axial Chord Length of 2 nd Rotor	Low	Mid	High
25	Y	Rotor Incidence Angle	Low	Mid	High
26	Z	-	-	-	-

Table 1: Control Factors and Their Levels

ことが出来る。各制御因子は、ロケットターボポンプ用 タービンを対象とした品質機能展開(QFD)から求めた "重要設計パラメータ⁸⁾"も含め、合計25個の設計パラメ ータを選定している。表1の制御因子の内、反動度の水 準を図3に、タービン子午面の水準を図4に示す。

表1で示す制御因子を選定した根拠は次の通りである。 第一に、タービンの特性は子午面形状によって概ね決 まる為、それに対応する制御因子として「タービン子午 面」や「動翼反動度」を選定した。

次にチップからの漏洩量は,「チップシュラウド」の有 無に加えて,動翼負荷や翼高さの影響が大きい為,これ らに対応する制御因子として,「翼枚数」や「各翼の出口 角度」,「動翼迎角」,「動翼コード長」を選定した。

3.3 誤差因子 (ノイズ)の設定

誤差因子として,タービンチップクリアランスの変化 を与えた。タービンチップクリアランスは,起動過渡や 定常中におけるターボポンプの作動状態によって変化し コントロールできない為,大小2水準のノイズとして与 える。

この他のノイズとしては翼形状の製造ばらつきの影響 が考えられる為,表2に示す誤差因子に対してL16直交



Figure 4: Level of Turbine Meridional Shape

Table 2:	Noise	Factors an	d Their	Levels
Table 2	110100	I actors an	u inch	101010

No.	Noise Factors	Unit	Level 1	Level 2
A	Axial Chord Length of 1 st Nozzle		-0.50	0.50
В	Axial Chord Length of 1st Rotor	mm	-0.50	0.50
С	Axial Chord Length of 2 nd Stator	mm	-0.50	0.50
D	Axial Chord Length of 2 nd Rotor	mm	-0.50	0.50
Е	Blade Thickness to Chord ratio of 1st Nozzle	-	-5%	5%
F	Blade Thickness to Chord ratio of 1st Rotor	-	-5%	5%
G	Blade Thickness to Chord ratio of 2 nd Stator	-	-5%	5%
Н	Blade Thickness to Chord ratio of 2 nd Rotor	-	-5%	5%
Ι	Blade Height of 1 st Rotor	mm	-0.50	0.50
J	Blade Height of 2 nd Rotor		-0.50	0.50
K	Axial Gap	mm	-0.50	0.50
L	Tip Clearance	mm	2.0	3.0



Figure 5: Graphs of Factorial Effects for Noise Factors

表実験を行った。タービン軸出力に対する要因効果図を 図5に示すが、他のノイズ因子に比べてタービンチップ クリアランスの効果が支配的であることから、今回はチ ップクリアランス変化のみを与えている。

3.4 実験計画の設定

表1に示す制御因子をL54 直交表に割付け, 誤差因子 であるチップクリアランスを2水準,入力因子であるタ ービン圧力比を3水準とした合計324(54×2×3)回の 数値解析を行い、これらの解析結果から標準S/N比を計 算した。標準S/N比が高い程、ノイズであるチップクリ アランス変化に対してタービン出力が変化しない、即ち Thomas Force が小さいことを意味する。

4. 解析結果

4.1 L54 直交表によるタービン形状

L54 直交表の組合せに従い、54 形態のタービンを設計 した。これら54 個の形状特性値の中で、チップからの漏 洩量への影響が大きいと考えられる「動翼高さ」、「動翼 アスペクト比」、「動翼負荷係数」の履歴を図6に示す。今 回用いた制御因子の組合せでは、現行条件に対し3割程 度の変化幅を与えていることになる。また図5 には軸出 力の履歴も示すが、現行条件に対し1割程度の変化幅と なっている。

4.2 要因効果図

図7に標準S/N比の要因効果図を示す。図7より,S/ N比を大きく変化させるパラメータは以下に示す通りで ある。特に「動翼チップシュラウド(因子A)」の寄与が 最も大きいという当然の結果に加え,その他のパラメー



(a) Blede Height

タのS/N比改善効果についても、本要因効果図から把握 することが出来る。

- ① 動翼チップシュラウド(因子A)
- ② 動翼反動度(因子B)
- ③ タービン子午面(因子C)
- ④ 1段ノズル出口角度(因子K)
- ⑤ 1段動翼出口角度(因子N)
- ⑥ 動翼入口迎角(因子Y)

4.3 最適条件の設定と再現性確認

図7の要因効果図を踏まえ,S/N比が最大となる最適 条件を表3に示す。表3には現行条件も併せて示す。S/ N比が最大となるのは,動翼チップシュラウド付き,反 動度は現行条件,タービン子午面はHub径一定,1段ノ ズル出口角度と動翼入口迎角は小さく,1段動翼出口角度 は大きくする組合せである。

表3の組合せに基づき,再現性の確認を行った結果を 表4に示す。S/N比の推定利得5.35dBに対し確認計算結 果は4.82dB,その差は0.53dBと,今回得られた利得の1 割程度となっていることから,利得の再現性を有してい





Figure 6: History of Turbine Characteristics of L54



Table3: Optimum conditions for Signal to Noise ratio

Control factors	Α	В	C	K	N	Y
Optimum	1	1	3	1	3	1
Original	1	1	2	2	2	2

Table4: Confirmation of Reproductivity

	Estimation	Analysis
Optimum	53.84	53.75
Original	48.49	48.94
Gain	Gain 5.35	
Reproc	0.53	

ると判断した。

今回得られた5dBの利得は、チップクリアランス変化 に対する出力変動のばらつきが4割低減する、即ちThomas Forceが現行条件に比べて4割低減することを意味 する。

一方,図8に示す現行条件と最適条件の軸出力特性の 相関図より,今回選定した最適条件の軸出力特性は現行 条件よりも7%程度出力が低くなる。最適翼の軸出力特性 を調整(=チューニング)する方法としては,S/N比の改 善には寄与しない制御因子を用いる方法,入力因子の水 準を変える方法,があるが,ここでは後者を用いた結果 を図9に示す。最適翼の圧力比を15%程度大きくするこ とで現行翼と同等の軸出力を得ることが出来る。

図9にはノイズとしてチップクリアランスを変化させ た場合の軸出力特性も併記するが,動特性の最適化を行 うことによって,タービンの作動範囲全域でのばらつき が改善されていることが分かる。



Figure 8: Correlation Diagram for Shaft Power





4.4 タービン形状の比較 (現行/最適)

今回得られた最適タービン形状を図10に示す。図10に は現行条件である M-1タービンの形状も併せて示す。図 11には、両者の動翼高さ、動翼アスペクト比を示す。

図11より、最適化翼では現行翼に比べて、動翼高さ、 動翼アスペクト比、共に1割程度大きくなっている。こ れらの特性値の変化は何れもチップ洩れの影響を受けに くくなる方向であり、最適翼の形状は技術的感覚とも一



(a) Original (b) Opitimized Figure 10: Comparison of the Turbine Geometry





致する。

5. 結言

Thomas Force の低減を目的に NASA M-1 タービンを 対象としたパラメータ設計を行い,以下の結論を得た。 今後の課題や計画についても下記に示すが,今回実施し たパラメータ設計により,ロケットターボポンプ用ター ビン設計の自在性が向上したと考える。

- (1) 今回選定した最適化翼のS/N比は現行翼に比べ5dB 程度向上する。
- (2) 最適化翼の利得は再現性を有しており、今回実施した最適化プロセスが妥当であることを確認した。

今回L54直交表を用い,合計25個の設計パラメータに よる最適化を行ったが,S/N比の改善に効果のあったパ ラメータは6個と少なかった。特に翼枚数(=翼ピッチ/ コード比)はS/N比に対する感度が大きいものと予想し ていたが,実際には殆ど感度を示さなかった。この原因 としては制御因子間の交互作用の影響が考えられる為, これら感度の小さい制御因子については水準幅を見直し た上で再度最適化を行う予定である。

また本報では解析時間短縮の観点から1次元損失モデ ルによる解析手法を用いたが、最終的には解析手法を CFD解析に置換え、チップシュラウド無しの条件でもシ ュラウド付きと同程度のS/N比となるような最適化翼を 目指し、引続き最適化を行ってゆく。

参考文献

- Thomas, H. J., "Instable Eigenschwingungen von Turbinenlaufern, Angefaucht durch die Spaltstromungen Stopfbuschsen un Beschaufelungen", AEG-Sonderdruck, (1958).
- Motoi, H., Kitamura, A., Sakazume, N., Uchiumi, M., Uchida, M., Saiki, K., Nozaki, O., Iwatsubo, T., "Sub-Synchronous Whirl in the LE-7A Rocket Engine Fuel Turbopump", Second International Symposium on Stability Control of Rotating Machinery (ISCORMA-2), 4-8 August 2003.
- Stabe, R. G., Kline, J.F., Gibbs, E. H., "Cold-Air Performance Evaluation of a Scale-Model Fuel Pump Turbine for the M-1 Hydrogen-Oxigen Rocket Engine", NASA TN D-3819, 1967.
- Ainley, D. G., Mathieson, G. C. R., "An Method of Performance Estimation for AXIAL-Flow Turbines" , R&M 2974 Aeronautical Research Council, 1957.
- Dunham, J., Came, P. M., "Improvements to the Ainley - Mathieson Method of Turbine Performance Prediction", Journal of Turbomachinary. April 1990, Vol.112, PP 267-276.
- 6)瀧田,船崎,河津,谷,山西,内海,"ロケットター ボポンプ用タービンの空力損失に対するマッハ数の影 響",日本機械学会2011年度年次大会(東工大),2011.
- 7)井上,中野,林,芝野,大場,"入門パラメータ設計", 日科技連,ISBN978-4-8171-9254-7
- 8) 瀧田,福岡,内海,國枝,船崎,"ロケットターボポンプ用タービン設計へのQFDの適用",第41回信頼性・保全性シンポジウム発表報文集,PP 213-218.