# 高効率軽量ファン・タービン技術実証(aFJR)プロジェクト 研究概要

#### Summary of Research and Development in the Advanced Fan Jet Research ( aFJR ) Project

穂	坂	俊	彦	航空・宇宙・防衛事業領域技術開発センターエンジン技術	<b>衍</b> 部	主査		
中	村		寛	航空・宇宙・防衛事業領域技術開発センターエンジン技術	「部	主査	博士(工学	: )
大	石		勉	航空・宇宙・防衛事業領域技術開発センター要素技術部	部長	È		
青	塚	瑞	穂	航空・宇宙・防衛事業領域技術開発センター要素技術部	主査	き 博士	:(工学)	
田	中		望	航空・宇宙・防衛事業領域技術開発センター要素技術部	主査	5		

国立研究開発法人宇宙航空研究開発機構(JAXA)の aFJR プロジェクトは,将来の超高バイパス比エンジン用のファンおよび低圧タービンのコンポーネントに関する高度な技術を開発するために開始された.JAXA と株式会社 IHI は, aFJR プロジェクトで,空力効率の高い軽量なファンと軽量な低圧タービンを設計するための技術を研究開発し,実証実験により先進技術の有効性を評価した.本稿では, aFJR プロジェクトの研究開発のテーマと成果について概要を述べる.

The aFJR project of the Japan Aerospace Exploration Agency (JAXA) was started to develop advanced technologies pertaining to components of the fan and low-pressure turbine for future high bypass ratio engines. JAXA and IHI researched and developed the technologies in the aFJR project to engineer lighter fans with higher aerodynamic efficiency and lighter low-pressure turbines and evaluated the effectiveness of the advanced technologies through demonstration experiments. This paper summarizes the research and development themes as well as achievements in the aFJR project.

## 1. 緒 言

航空エンジンの低燃費化はますます重要な課題となって いる.低燃費化は,熱効率や推進効率の向上,エンジンを 含む機材の軽量化や揚抗比向上(抵抗削減),運航方式の 改善などによって進められている. 燃費を含む環境適合性 能が各社のエンジン開発事業における国際競争力を左右す る時代であり,産学官それぞれの先進的な研究開発成果を 実用化へつなげる活動がますます重要視されている.

国立研究開発法人宇宙航空研究開発機構(JAXA)航空 技術部門では、将来の超高バイパス比エンジンの開発に向 け、環境適合技術の競争力向上を目指し、高効率軽量ファ ン・タービン技術実証(Advanced Fan Jet Research: aFJR) プロジェクトが 2013 年度に開始され、2017 年度まで 5 年間実施された. 第1図に aFJR プロジェクトの概要 を示す.

本プロジェクトでは、ファンの軽量化・高効率化および 低圧タービン(Low Pressure Turbine:LPT)の軽量化の 技術に関する研究開発を、JAXA が主体となり、IHI、東 京大学、筑波大学、金沢工業大学および東京理科大学との 共同研究で実施した<sup>(1)</sup>.

本稿では、本プロジェクトで実施した研究開発の概要お よび研究開発成果、特に解析設計技術について述べる。

# 2. 研究開発の概要

本プロジェクトで,次の ① ~ ⑥ の解析設計技術を開 発した.

- ① ファンブレード解析設計技術
- ② 層流ファンブレード解析設計技術
- ③ファンディスク寿命解析設計技術
- ④ 軽量吸音ライナ解析設計技術
- ⑤ 低圧タービン・タングリング解析設計技術
- ⑥ 低圧タービン・フラッタ解析設計技術

 ① ~ ④ はファンモジュールの軽量化およびファン効率 に関する解析設計技術を、⑤ と ⑥ は、セラミック基複合 材料(Ceramic Matrix Composites : CMC)を適用した低 圧タービンの解析設計技術である。以下に各技術開発の内 容を示す。

# 2.1 ファンブレード解析設計技術

超高バイパス比エンジンではファンモジュールが大きく



**Fig. 1** Summary of aFJR project (1)

なる傾向にあるため、ファンモジュールの軽量化は重要な 課題である.このなかでファンブレードはファンケースの 構造に大きな影響をもつため、軽量化が特に重要である. 主要な航空エンジンメーカでは、複合材ファンブレードま たは中空メタルファンブレードのような軽量ファンブレー ドが開発されているが、将来の超高バイパス比エンジンに 向け、さらなる軽量化を目指して中空複合材ファンブレー ドの開発を行った.ファンブレードは鳥衝突時の衝撃に耐 えることが必要であり、設計、製造技術の開発のほか、衝 撃が加わったときのファンブレードの挙動および損傷を予 測するために解析技術の開発も行った.

# 2.2 層流ファンブレード解析設計技術

近年,高バイパス比ファンエンジンは,大口径のファン を低速回転させ,先端のマッハ数を抑えることができるよ うになった.これに伴いファン動翼の曲率をうまく制御す ることで,翼面上の境界層の発達を抑えたファン効率改善 が実現できるようになってきている.翼面の層流化に関し ては航空機の機体や主翼などで実現されつつあるが,より ハードルの高い対象である回転するファン動翼を取り上げ た.複雑な境界層の層流-乱流遷移の挙動をコントロール した層流ファンブレードの設計技術の獲得を目的とした高 精度な数値シミュレーションおよび性能実証試験を行っ た.

#### 2.3 ファンディスク寿命解析設計技術

航空エンジンの安全性や信頼性を高めるうえで,表面改 質技術を適用することは極めて重要である.被加工物の表 面に小さな粒子を吹き付けるショットピーニングは,表面 改質技術として航空エンジン部品に広く適用されている. ショットピーニングにより被加工物の表面が硬化,圧縮残 留応力が導入され,その結果として疲労強度が向上するこ とが知られている.ショットピーニングによる疲労強度の 向上を考慮することで,ディスクなどの部材を軽量化する ことが期待されている.

本技術開発では、ピーニングによる低サイクル疲労 (Low Cycle Fatigue: LCF)強度の向上を定量的に検証す る試験を実施した.また、ショットピーニングを解析でモ デル化し、残留応力を予測する手法の開発にも取り組ん だ.**第2図**にショットピーニングの解析モデルを示す.



ターゲットの 98%以上の面積がピーニングされるフルカ バレージの条件でショットピーニングの残留応力を予測で きる解析手法を構築した。また、応力解析で得られた残留 応力値を残留応力計測結果と比較することで解析手法を検 証した

## 2.4 軽量吸音ライナ解析設計技術

ファン軽量化目標のなかで、軽量吸音ライナの技術開発 を行った. 吸音ライナとは、ヘルムホルツ共鳴効果を利用 したハニカムサンドイッチ構造の吸音構造部品で、ファン 騒音の低減に重要な役割を果たしている. 一般的にアルミ ニウムハニカム製のものが使用されているが、高バイパス 比化に伴うファンケース径拡大により、ファンケースへの 吸音ライナの貼付け面積が増え、 質量増加が懸念される.

アルミニウム製吸音ライナの場合は、表面板とコア部の ハニカムセルが別部品で、接着剤により接合させて組み合 わせたハニカムサンドイッチ構造となる. 第3図に吸音 ライナのハニカムサンドイッチ構造を示す.

本研究では、基本強度と吸音特性を兼ね備えつつ、大口 径のファンに適した軽量化を実現することを目的として、 材料に樹脂を適用した乳あき表面板とハニカムセルを有す る総樹脂製の吸音ライナをシート成形により一体製作して 評価した.

## 2.5 低圧タービン・タングリング解析設計技術

低圧タービンの設計では、シャフト破断に起因するター ビンロータの過回転が発生した際にロータバーストを防ぐ 設計が必要となる. そのような設計手法の一つとして, 動



第3図 吸音ライナのハニカムサンドイッチ構造 Fig. 3 Acoustic liner with honeycomb sandwich structure

翼を静翼に干渉させて破壊することでタービンに作用する 空力トルクを消失させ、タービンロータが最大許容回転数 に達する前に回転数を減少させる方法がある。これをタン グリング設計と呼び. CMC タービン翼にこの手法を適用 するには CMC の衝撃破壊特性のモデル化が必要となる. 第4図にタングリング設計の概要を示す。

本開発は、CMC 平板に飛しょう体を衝突させる基礎試験 を実施し、その結果に基づいて有限要素法 (Finite Element Method: FEM)解析における材料物性のパラメータを調 整することで、CMC の衝撃破壊モデルを構築した. そし て、そのモデルを用いて回転衝撃試験による検証を行っ た.



#### (a) タングリング設計のイメージ

#### 2.6 低圧タービン・フラッタ解析設計技術

エンジンの軽量化のために翼の剛性は下がる傾向にあ り、低圧タービンにおいてもフラッタの発生が懸念され る. 翼列フラッタは、自励振動の一種であり、フラッタが 発生すると最悪の場合、翼の破損につながる可能性があ る.

フラッタは、空力と構造の連成問題であり、構造(翼の 振動)を考慮した流れ場の解析を行う必要がある.近年、 数値流体シミュレーション(Computational Fluid Dynamics: CFD)を用いたフラッタ予測手法が開発されているが、そ の精度の検証のため試験によるデータの取得は重要であ る.一方、実機に近い形態でのリグ試験でのフラッタ試験 の報告例は少ない、そこで、aFJR プロジェクトにおいて は、実機に近い条件でリグ試験を行ってフラッタデータを 取得し、CFD による予測技術の検証を行った。

# 3. 研究開発の成果

#### 3.1 ファンブレード解析設計技術

第5図に製造した中空複合材ファンブレードを示す. ファンブレードは熱可塑性炭素繊維強化プラスチック (Carbon Fiber Reinforced Thermo Plastics: CFRTP)製ボ ディおよびチタン製の前縁(Leading Edge:LE)シース と後縁(Trailing Edge:TE)ガードで構成されている.中 空部はウレタンフォームを充填したチタン製の薄い板 (シェル)で作られている.遠心力による圧縮応力と,鳥 衝突時の衝撃荷重に耐える必要があるダブテール部は中空 構造にすることが困難であるため,CFRTPの中実構造と している.このように中空構造を適用することで,同サイ



第5図 中空複合材ファンブレード Fig.5 Hollow composite fan blade

ズの中実 CFRTP ファンブレードに対し, 6%の軽量化を 達成した.

ファンブレードの開発において、鳥衝突に対する耐衝撃 性を実証することは非常に重要であり、鳥衝突に対する幾 つかの要求がアメリカ連邦航空規則(14 CFR)などの耐 空性に関する要求に規定されている.本プロジェクトで は、最も厳しい中型鳥の衝突条件で中空複合材ファンブ レードが十分な強度を有することを実証するため、JAXA 所有の設備を利用し、製造した中空複合材ファンブレード にゼラチン球を衝突させる静止衝撃試験を実施した.**第6** 図に静止衝撃試験装置を示す.ゼラチン球の衝突位置と速 度は、着撃時の翼部のひずみ分布が実際のエンジン条件と 同様になるよう決められた.試験時の翼の挙動は高速度カ メラで観測した.**第7**図に静止衝撃試験におけるブレー ドの挙動を示す.試験後の複合材ファンブレードには軽微 な損傷が見られたものの、ゼラチン衝突後もその形状を保 持しており、耐衝撃性を実証できた.

鳥衝突時の損傷発生および応力とひずみを予測するため、 衝撃・構造解析ソフトウェア LS-DYNA<sup>®</sup> (Version 971, R6.1.1)を使用して解析を実施した.**第8**図に解析モデ ルを示す.鳥を模擬したゼラチン球は SPH (Smoothed Particle Hydrodynamics)法で用いる要素を使用した.ま た,計算資源としてスーパーコンピュータ京を使用してい る.

複合材ファンブレードでは、繊維破断、CFRTP の層間 剥離、LE シースまたは TE ガードと CFRTP 間の剥離な どさまざまなタイプの損傷が予想される. CFRTP と接着 剤の剥離は DYCOSS (DYnamic behavior of COmposite Ship Structures) クラックモデルを使用してモデル化を



**第6回** 静止衝撃試験装置(JAXA所有) **Fig.6** Static impact test facility at JAXA

(b) ゼラチン通過後

(a) 着撃後ゼラチン球





第7図 静止衝撃試験におけるブレードの挙動 Fig. 7 Behavior of fan blade during impact test



行った. なお, DYCOSS クラックモデルを使用するため に必要なエネルギー開放率などはクーポン試験によって求 めている. また, 複合材翼の層間を Tied 結合とすること

で複合材の剥離損傷の予測ができるようにしている.

試験に供試した翼にはひずみゲージが取り付けられ翼表 面のひずみが計測された.計測したひずみと解析結果を比 較した結果,ピークひずみが観測されたときのひずみの値 と時間はよく一致していることが分かった.**第9図**に翼 表面ひずみの解析結果および試験結果を示す.

繊維破断も解析で予想したとおり,試験でも発生しな かった.また,LEシースのハブ付近における軽微な剥離 も解析で予測しており,試験結果とよく一致していること が確認されている.なお,試験は2回実施され,良い再 現性が確認されている. 本プロジェクトにおいて開発した中空複合材ファンブ レードで、6%の軽量化を達成したうえで中型鳥の衝突条 件を模擬した静止衝撃試験において鳥衝突に対して耐久性 があることを実証した.また、翼表面のピークひずみや LE シースの剥離が予測できるようになるなど、解析技術 も大きく向上した.

## 3.2 層流ファンブレード解析設計技術

層流ファンブレードの開発は以下の二つのステップで 行った.

#### (1) 二次元翼を用いた翼基礎研究

JAXA で開発した共通基盤 CFD プログラム UPACS ( Unified Platform for Aerospace Computational Simulation)に境界層遷移モデルを組み込み、アメ リカ航空諮問委員会 (National Advisory Committee for Aeronautics: NACA)の一般的な翼型である NACA0012 翼の文献データをベースとした比較検証 を行った.検証の結果,遷移モデルは試験結果を良 好に再現することができた. この遷移モデルを用いて 設計した二次元翼形状を製作し、JAXA が保有する 遷音速風洞試験設備(TWT2)において想定された マッハ数 0.8 ~ 1.2 まで, 迎角 -2 ~ +2°を変化させ た試験を行った. 第10図に翼基礎試験のイメージを 示す. 翼を事前にある温度まで加温した状態で風洞 に通風することにより、翼面よりも温度の低い主流 により冷却され温度が低下する.この際の翼面の温 度を第10図に示す翼面鉛直上に備えた赤外線カメラ により計測し、翼面上の熱伝達率分布を求め、境界



**第9図** 翼表面ひずみの解析結果および試験結果 Fig. 9 Comparison of blade surface strain between analysis and test result



第10図 異基礎試験のイメージ Fig. 10 Schematic view of measurement devices

層の状態を判定した.この翼基礎試験により数値 シミュレーションの妥当性と翼面境界層を層流にす るための翼前縁形状について多くの知見を得た.ま た,翼基礎試験のモデルを対象にして Large Eddy Simulation を用いた大規模数値シミュレーションを 実施し, 翼前縁で発生した擾乱(翼前縁に流れが衝 突し, 急激な加減速を生じることで発生する乱れ) が境界層の中を伝ばしていき,次第に三次元的なへ アピン渦に成長していく様子を捉えた. これらの知 見を踏まえ, 翼面の層流を伸ばすための先進的な翼 設計が行われた.

(2) 回転試験用供試体(スケールリグ)を用いた ファン空力性能実証試験

第11図に,(1)で得られた知見を基に高効率な 層流領域が得られるように翼面の曲率をコントロー



11 図 層流ファンフレードの設計結果 Fig. 11 Results of laminar fan design

ルしながら設計した三次元形状のファン動翼を示す. この形状を模擬した直径 500 mm のファンおよび ファン出口静翼を設計・製作した.スケールリグは JAXA の回転要素試験設備(2 MW ファン試験用) に搭載され、実証試験が実施された. 第12 図に ファンスケールリグの写真を示す.

第13図に回転試験で取得した空力性能(流量と 圧力の関係を表す PQ マップ)を示す.回転数比は 空力設計点を100.0%として,低い側から90.9%, 100.0%,108.5%である.また,第13図中の流量と 圧力比は目標値により無次元化されている.本試験 では、いずれの回転数条件でもサージまでは流量を 絞っていない.90.9%回転ではフラッタが発生した 流量まで、100.0%,108.5%回転ではピーク効率付近 までのデータを取得した.空力性能、フラッタ余裕 について設計目標を満足する結果が得られた.

さらに層流効果について確認するため、翼面に厚



第 12 図 ファンスケールリグ Fig. 12 Scaled fan rig



さが十分に薄い乱流促進体を施工し, 翼面に層流領 域を有する場合と完全に乱流となる場合の性能を取 得した結果を第14図に示す.設計の CFD で予想し たとおりの差が試験で確認されており,本設計の ファンは層流領域を有し,層流効果により効率が向 上したと考えられる.

## 3.3 ファンディスク寿命解析設計技術

第15 図に、ピーニングをした円孔試験片の残留応力計 測結果および LCF 試験結果を示す. 第15 図より、ピー ニングにより表面に圧縮残留応力が導入されている. ま た、ピーニングの有無で LCF 寿命の平均値の差は小さい ものの、ピーニングをしたことで寿命のばらつきが減って いる. これは、ピーニングにより円孔部に安定した残留応 力が導入され、加工面の品質が改善したことに起因してい ると考えられる. 第16 図に実機孔部形状を模擬した回転 リグ試験体の LCF 試験結果を示す. 回転リグ試験では ピーニングなしの場合は破断寿命、ピーニングありの場合 は Run-out (規定サイクル数を試験して破断せずに試験を 完了)となった. この結果から、ピーニングにより LCF 寿命が 2 倍以上向上したことを確認した.

フルカバレージの条件でピーニング解析を実施するため には、モデル化した領域におけるショット数を決定するこ とが必要となる.そこで、カバレージを事前に簡易評価で きるカバレージシミュレータを構築した.ピーニング解析 として、平板の一部を抽出し、鋼球を衝突させることで残 留応力を求める解析を実施した.解析では、陽解法をベー スとした汎用有限要素法コード Abaqus/Explicit を用い た.

第17図にピーニング解析結果を示す。カバレージ解析 を用いることで、フルカバレージを得るために必要な





**第 15 図** ピーニングをした円孔試験片の残留応力計測結果および LCF 試験結果 Fig. 15 Test results of residual stress measurement and LCF test of hole plate specimen



ショット数を事前に求めることが可能となった(第17 図-(a)).次にX線残留応力計測結果と解析結果の比較 を示す.解析は,最大圧縮応力発生位置を若干深く予測し ていたが,残留応力の大きさやピーニング深さについて は、よく一致した結果を得られることが分かり,解析手法 の妥当性を確認することができた(第17図-(b)).

## 3.4 軽量吸音ライナ解析設計技術

#### (1) 軽量化

第18図に樹脂製ライナを示す.フルスケール供試体を製作して質量評価を行い,比較対象となる従来のアルミニウム製ライナに対して,樹脂製ライナの場合はかさ比重で40%以上の質量削減(寸法が同じ場合)が可能であることを実証した.





第18図 フルスケール供試体の樹脂製ライナ Fig. 18 Full-scale test piece of resin-based liner

#### (2) 基本強度

想定される実機の使用環境に基づいて,供試体か ら切り出した試験片を用いて各試験を実施した.主 要な試験として,圧縮試験や衝撃試験を行い,非構 造部品として運用時および修理時に必要とされる強 度を有することを確認した.さらに,耐候性加速試 験(屋外曝露1年相当の紫外線を照射),吸水試験 (飽和状態相当の時間吸水),温度サイクル試験(吸 水試験後に実機使用温度相当で冷却常温サイクル), 加振試験,耐サンドエロージョン試験なども実施し, いずれの試験でも運用時に問題と判断されるレベル の強度の低下や損傷は見られず,問題ないことを確 認した.

#### (3) 音響特性

フルスケール供試体の音響基本特性を確認するた めフローダクト音響試験を実施した. **第 19 図**に試験 部のイメージを示す.着陸時のエンジン入口ダクト 内流速を想定し,主流マッハ数 0.3 までの流れ(グ レージングフロー)を模擬した矩形ダクト通路内に ライナを設置し,ライナ部分での吸音率を計測した. 流れと逆方向に伝ばさせ,孔あき表面板からライナ に入射する音圧レベルは 130 dB である.

第20図にフローダクト音響試験の結果を示す.横軸のfが計測結果の周波数,f<sub>0</sub>がヘルムホルツ共鳴 周波数を表している.樹脂製ライナは低周波数域の 吸音優位性を保ちつつ,ピーク吸音率目標 0.95 以上 を達成し,アルミニウム製ライナと同等の吸音性能 であることを確認できた.

実機エンジン着陸時(ファン修正回転数 65%)相 当の音響環境における樹脂製軽量吸音ライナの有効 性確認のため、サブスケールモデルによるファンリ



第19図 試験部イメージ Fig. 19 Schematic view of flow-duct test



グ音響試験を実施した. **第 21 図**に供試した樹脂製吸 音ライナを示し, **第 22 図**に樹脂製ライナ形態をはじ め,吸音ライナ未装着の基本形態,アルミニウム製 ライナ形態のファンリグダクト内を前方から撮影し た様子を示す. **第 23 図**に樹脂製ライナとアルミニウ ム製ライナの吸音量分布(1/3 オクターブバンドス ペクトル差分 ΔPWL(パワーレベル)で表示)を示 す. 孔あき表面板の開孔率(径 φ)は 7.0%, 8.5%, 10.0%に変えて合計 6 形態の試験を示している. 試 験結果より,周波数全域で,樹脂製ライナがいずれの開 孔率でもアルミニウム製ライナを大きく上回ってい ることを確認できた.

# 3.5 低圧タービン・タングリング解析設計技術

(1) 衝撃破壊モデルの構築

第24 図に CMC 平板衝撃試験の試験片と解析モ デルを示す. 試験片はタービン翼の支持状態を想定



第 21 図 樹脂製吸音ライナ供試体 Fig. 21 Test sample of resin-based acoustic liner



**第 22 図** 各試験形態のダクト内の様子 **Fig. 22** Installation of acoustic liners



第 23 図 樹脂製ライナとアルミニウム製ライナの吸音量分布Fig. 23 Comparison of sound absorption by resin-based liner and aluminum-based liner

した片持ちとし,幅の異なるものに衝突位置を変え て鋼球を衝突させた.試験では,試験片の変形挙動 を確認するため,試験片長手方向にひずみゲージを 貼付し,衝突前後の鋼球の運動エネルギーの差異か

(a) 平板衝撃試験片

ら吸収エネルギーを取得した.

解析モデルについては, CMC に異方性を考慮し, 各方向成分に非線形の応力ひずみ関係を定義した. 破壊は要素削除によって表現し,破壊クライテリア には破断ひずみを用いた.衝撃破壊モデルを構築す るに当たり, CMC の静的な材料試験から構築した静 的破壊モデルを用いた解析と,試験での吸収エネル ギー,破壊状態およびひずみを比較して,試験結果 を再現する破断ひずみを探索した.

第25図に試験結果の吸収エネルギーに対する解析 結果の吸収エネルギーの割合を示す.静的破壊モデ ルから破断ひずみを大きくすることで,いずれの試 験ケースについても静的モデルに比べ,衝撃破壊モ デルの吸収エネルギーは試験結果に近づいた.試験 結果と静的および衝撃破壊モデルによる解析結果の 比較の一例として,第26図に衝突位置 B-2のケー スのひずみ時刻歴と破壊状態を示す.静的破壊モデ ルではひずみはほとんど変化しないが,これは面外

(b) 解析モデル



**第 24 図** 平板衝撃試験の試験片と解析モデル Fig. 24 Specimens of impact test and FEM analysis model



Fig. 25 Rate of absorbed energies normalized by impact test results

せん断破断ひずみが小さく、衝突箇所とその近傍の みが破壊し、試験片全体での変形が生じないためで ある.一方、衝撃破壊モデルでは面外せん断破断ひ ずみが大きいため、曲げ変形が生じ、試験のひずみ を再現できている.ほかの試験ケースについても衝

(a) ひずみ時刻歴 G01 G04 1.01.0ひずみ (%) (%) ひずみ 0.0 0.0 -1.0-1.00.1 0.2 0.2 0 0.3 0 0.1 0.3 時 間 (ms) 時 間 (ms) G02 G05 1.0 1.0 ひずみ (%) % ひずみ 0.0 0.0 -1.0-1.00 0.1 0.2 0.3 0 0.2 0.3 0.1 時 間 (ms) 時 間 (ms) G03 G06 1.0 1.0 ひずみ (%) (%) 0.0 ひずみ 0.0-1.0-1.00 0.1 0.2 0.3 0 0.1 0.2 0.3 間 (ms) 時 間 (ms) 時 (注) : 衝撃試験 ----: 解析 (衝撃破壊モデル)

撃破壊モデルを用いることで解析結果は試験結果の ひずみ履歴と破壊状態をよく再現した.

(2) 回転衝撃試験による検証

CMC 平板試験片

第27図に、低圧タービン動翼を模擬した CMC 平板試験片をロータで回転させ、軸方向に一定速度



静翼模擬体 ロータ第 27 図 回転衝撃試験の試験形態







:解析(静的破壊モデル)

を付与した静翼模擬体を徐々に衝突させる試験を示 す.

第28図に解析による破壊状態の予測と試験後の試 験片を示す.試験では,試験片破断後も静翼模擬体 が指定距離を移動するまで停止しないため,試験片 破断時と試験後では破壊状況が異なる.そこで,試 験片が破断した時点での破壊状態を第28図中に破線 で示す.両者の破壊状況はよく一致しており,構築 した CMC 衝撃破壊モデルによって破壊状況が再現



**Fig. 28** Fracture appearance of CMC specimen

(a) 風洞外観
(a) 風洞外観

できていることを確認した.

#### 3.6 低圧タービン・フラッタ解析設計技術

環状翼列風洞を用いたフラッタ試験を実施し, CFD 予 測精度の検証を行った. 第 29 図に風洞の外観を示す.本 風洞は, JAXA の高空性能試験設備を用い,出口から空 気を吸い込む形式とし,翼列出口マッハ数を 0.6 まで加 速することができる.供試翼の支持部は,ハブ・チップ部 のフランジと一体の形状とすることで翼支持部の摩擦減衰 が発生しないような形状となっている.そのため,減衰と しては空力減衰が支配的となり,CFD による空力減衰の 予測精度の検証を行うことができる.

供試翼としては、フラッタ特性の異なる 3 種類の翼型 を設計した. 第 30 図に供試翼型を示す. ミッドスパン位 置における 3 種類の翼型は、それぞれ背側の形状は同一 であり、翼負荷はほぼ同レベルになっているが、腹側の翼 厚さが異なり、固有振動数、モード形状は異なっている. Blade 1 が最もフラッタ特性が不安定であり、Blade 3 が 最も安定、Blade 2 がその中間の安定性となっている.

第31 図に設計点での3 種類の翼型のフラッタ安定性の CFD 予測結果を示す. 図は,横軸が翼間位相差,縦軸が空力減衰比の結果であり,空力減衰比が負の領域でフラッタ不安定となる. いずれの結果も,1 次ねじりモード(1T)の解析結果である. Blade 1 は,翼間位相差 270°の

(b) 供試翼列



第 29 図 LPT フラッタ試験風洞概観 Fig. 29 LPT flutter test result



第31回 LP1 アクラック CFD P 測電未 Fig. 31 CFD prediction of LPT flutter stability

周辺で空力減衰比が負となり,フラッタ不安定となる.一 方,Blade 2,3 は,空力減衰比が常に正でありフラッタ 安定となる.

第32図にフラッタ試験の結果を示す.図は,横軸が設計点の流量で無次元化した流量で,縦軸はひずみゲージで計測した翼の振動である.図を見ると,67%流量付近でBlade 1 ではフラッタが発生し,振動が急激に大きくなる様子が見て取れる.一方,Blade 2,3 では設計点に至るまで,そのような急激な振幅の増加は見られず,フラッタは発生していない.CFD による予測は試験結果と一致しており,CFD によるフラッタ予測の妥当性を確認した.

# 4. 結 言

本プロジェクトにおいて, aFJR プロジェクトの目標を

達成しつつ,将来の超高バイパス比エンジンの開発におい て,ファンの軽量化・高効率化および低圧タービンの軽量 化を実現するために意義のある解析設計技術を取得するこ とができた.

1.20

#### — 謝 辞 —

本稿の成果は,JAXA,東京大学,筑波大学,金沢工業 大学および東京理科大学との共同研究によって得られたも のであり,関係者の皆さまに深い感謝の意を表します.

# 参考文献

(1) 西澤敏雄: JAXA の研究開発プロジェクト:高効率軽量ファン・タービン技術実証(aFJR),第46回日本ガスタービン学会定期講演会講演論文集,2018年10月