# 熱変形補正を重視した宇宙用大型展開アンテナの デザインに関する基礎的検討

A Basic Study on a Design for Space-Use Large Deployable Reflector Focused on Thermal Deformation Compensation

庄司香織<sup>1)</sup>,磯部大吾郎<sup>2)</sup>,臼井基文<sup>3)</sup>

# Kaori Shoji, Daigoro Isobe and Motofumi Usui

1) 筑波大学大学院 (〒305-8573 茨城県つくば市天王台1-1-1, E-mail: s1530200@s.tsukuba.ac.jp)

2) 博(工) 筑波大学 教授 (〒305-8573 茨城県つくば市天王台1-1-1, E-mail: isobe@kz.tsukuba.ac.jp)

3) 博(工) 宇宙航空研究開発機構(〒182-8522 東京都調布市深大寺東町7-44-1, E-mail: usui.motohumi@jaxa.jp)

Space structures need to overcome various severe issues in space. One of these issues is to consider measures for severe thermal conditions. When the Engineering Test Satellite -VIII (ETS-VIII) entered the Earth's shadow, the temperature of the large deployable reflector (LDR) mounted on the ETS-VIII decreased rapidly for about 200 °C. During this eclipse time, a communication beam direction from the LDR was observed to change. The length of this transition was a range of 60- to 100-km on the surface of the earth. In this study, we carried out a basic study on a design for large space structure focused on thermal deformation compensation. We investigated the relation between the shape of a diagonal member after completion of an antenna deployment and the thermal deformation compensation.

Key Words : Space Structure, Large Deployable Reflector, ETS-VIII, Thermal Deformation

# 1. はじめに

宇宙構造物が抱える問題の一つに、著しい温度変化が 挙げられる.特に宇宙構造物が大型になるほど,温度変 化よる部材の微小変形が大きな問題となる.図-1に示す技 術試験衛星VIII型(以下ETS-VIII)において,衛星が地球 の陰に入った際に、搭載している大型展開アンテナから の通信ビームが地球上で約60~100 [km] 移動した[1]. こ の現象は、大型展開アンテナの熱変形によると考えられ ている[2]. ETS- VIIIの場合は、ビームが広域な形状のた めミッション遂行には問題はなかった.しかし、将来の 通信衛星では、高い指向精度を追及していくことが想定 される. そのため、衛星搭載用アンテナに生じる熱変形 を制御・抑制する手法を考案する必要があるが、その知 見は極めて少ない、そこで、先行研究[3,4]では、大型展 開アンテナを構成する14モジュールのうちの1つを参考 にして数値モデル化し,熱変形時の変位発生メカニズム を明らかにした.また、14モジュールの解析モデルを作 成して, 複数の手法を組み合わせた熱変形補正解析を行 った.その結果、大型展開アンテナの熱変形が要因と考 えられる通信ビームの地上移動距離を、熱変形補正前の 10分の1に相当する5~10 [km] 程度に抑制できる見込み を得た.特に、大型展開アンテナの展開・収納に寄与す る制動ワイヤおよび圧縮バネ (図-2) を1要素で模擬し, アンテナの骨組がこの要素の両端から受ける力を変化さ せる,バネカ調整による熱変形補正を試みたところ,大 型展開アンテナの構成部材の1つである斜部材のヒンジ 位置や剛性が最も補正率に影響を与える可能性が高いこ とが示唆された. 効率的な熱変形補正を行うためには, 斜部材の設計や, CFRP部材とチタン合金接合部の長さの 比から算出される合成線膨張係数をどのように改良する かなど,熱変形しにくい,または熱変形を補正しやすく するような工夫を検討できる余地がある.本研究では, 熱変形補正の観点に基づく宇宙用モジュール型展開アン テナの構造デザインの提案を目指し,設計内力,熱特性, 動作機構の相互関係から,熱変形補正を重視した構造デ ザイン考案のための基礎的な検討を行うことを目的とす





図-4 ジャンプ傘機構詳細図

る.本稿では、斜部材を先行研究[3,4]からさらに詳細に モデル化した1モジュールの解析モデルを作成し、設計内 力が生じた展開完了時の動作機構と熱変形補正効果との 関係を検証する.熱変形解析には、Bernoulli-Eulerはり要 素を用いた弾性有限要素法を用いる.

## 2. 大型展開アンテナの概要と解析条件

大型展開アンテナの展開機構を図-2に示す. 圧縮バネが 上方へ動くとアンテナが展開し、その動きは、関節Aを介 して主要部材に伝達される. 骨組は、炭素繊維強化プラ スチック (以下CFRP) のチューブとチタン合金接合部品 (ヒンジ) で構成されている. 大型展開アンテナの1モジュ ールを参考に、図-3に示す1モジュールの解析モデルを作 成した. 先行研究[3,4]と同様に、本稿の解析モデルでも、 展開用圧縮バネと制動ワイヤを図-4に示すように1つの梁 要素で表現した. 上端は自由, 下端は中央縦部材に拘束 とすることでバネ上端の動きを模擬し,設計内力(斜部材 で6.7 [N] 圧縮力) を斜部材に伝達させた. また, 先行研 究[3,4]では、関節Aと関節Bが極めて近い位置にあること から、2つで1つの関節と見なして、図-2中の関節Aの位置 にモデル化していた.しかし本稿では、斜部材の形状に 着目した動作機構の違いと熱変形補正効果との関係を検 証したい. そのため、関節Aと関節Bを分け、新たに関節 Bを表現する1要素を解析モデルに導入した.

解析に入力する温度推移については、大型展開アンテ



動作機構 A:  $\theta = 183^{\circ}$ 

θ

動作機構 B:  $\theta = 180^{\circ}$ 

θ

動作機構 C:  $\theta = 175^{\circ}$ 

図-5 解析で用いる3種類の動作機構

## 表-1 アンテナ構成部材の物性値

	材質	合成線膨張係数 (10 <sup>-6</sup> /K)
鏡面横部材	$\mathbf{CFRP}$	- 0.182
背面横部材	CFRP	0.312
斜部材	CFRP	0.948
中央縦部材	CFRP	3.490
周辺縦部材	CFRP	0.277
接合部材	チタン合金	8.800

ナで計測された温度データを2サイクル与えた.また,本 解析では,部材の全長に対するCFRPおよびチタン合金接 合部品の長さ割合から算出した合成線膨張係数の値を用 いる.合成線膨張係数は,表-1に示すように部材毎に値が 異なることから,複雑な熱変形挙動を示すことが予想さ れる.

以上を踏まえ、図-5に示す3つの動作機構から展開後の 斜部材位置と熱変形補正効果との関係を検証する.動作 機構Aは、設計内力(斜部材で6.7 [N] 圧縮力)発生時の斜 部材の角度θを183度とした.ETS-VIIIの形状に最も近い解 析モデルである.動作機構Bおよび動作機構Cでは、角度θ をそれぞれ180度、175度とした.

ETS-VIIIの現状設計では、関節Bは角度θが大きくなる 方向には回転可能な関節となっており、展開不達の事態 に備えてアンテナを収納できる機構となっている.しか し本稿では、3種類いずれの解析モデルも展開完了後は剛 節として解析しており、ETS-VIIIにみられる収納動作機構 を反映していない.この点は今後の課題であり、展開完 了後の関節の取り扱いも含めて、熱変形を補正しやすい 構造デザインを検討する必要がある.

本稿では、図-5に示す3つの動作機構に対し、下記に示 す4つの解析を実施した. Case 1およびCase 3では、温度 履歴に連動してバネ上端の位置をZ軸方向負の方向へ動 かしている. Case 2では、複数回の解析を行い検証した上 で、背面横部材の合成線膨張係数を、0.312 [10-6/K] から -0.204 [10-6/K] へと変更した. この値を、Case 3でも用い ている.

- Case 0 : 熱変形の再現
- ・Case1 : バネ位置調整による熱変形補正
- ・Case 2 : 合成線膨張係数αCの変更による熱変形補正
- Case 3 : Case 1 + Case 2

なお,解析では運動方程式を解いている.その際,時間 増分を長め(32秒)と設定しているため,実質的には準 静的解析となっている.

## 3. 結果と考察

動作機構A,動作機構Bおよび動作機構Cにおける中央 頂点,周辺頂点,および関節BでのZ軸方向変位をそれぞ れ図-6,図-7,図-8に示す.黒線はCase 0:補正なし,青 線はCase 3:補正ありでの時刻歴である.また,変形の模 式図を図-9に示す.

#### (1) 動作機構 A

熱変形を再現したCase 0では,図-6(a)および図-6(b)に示 すように,温度が低下すると,鏡面が下に凸の形状とな った.これは、表-1に示すように斜部材の合成線膨張係数 が背面横部材よりも3倍大きいため、図-9(a) に示すよう に斜部材の収縮量が背面横部材よりも3倍大きいからで ある.また、中央・周辺ともに鉛直下向きに変位が生じ た.これは,鏡面横部材は膨張し,それ以外の部材は収 縮するためである. そこでCase 3では,背面横部材の合成 線膨張係数を変更した後、温度履歴に合わせて時々刻々 とバネ位置調整をする熱変形補正を実施した.その結果, 周辺頂点は、背面横部材の合成線膨張係数を変更したこ とにより補正された.一方で, Case 2で合成線膨張係数を 変更しても中央頂点への補正効果は極めて小さく、これ に加えてCase 3でバネの位置を調整した結果,補正前より も変位が大きくなり熱変形を補正できなかった.図-6(a), 図-6(c)および図-9(a)に示すように、バネの位置を下げる と連動して関節Bおよび中央頂点がともに下方へ移動す る. そのため,熱変形時に下方へ移動する中央頂点の動 きを補正できなかったものと考えられる. これはCase 1 でも同様の傾向であり、合成線膨張係数を調整するCase 2 の影響ではないことも確認されている.

## (2) 動作機構 B

熱変形を再現したCase 0では、動作機構Aと同様に、温 度が低下すると鏡面が下に凸の形状となった.また、中 央・周辺ともに鉛直下向きに変位が生じた.Case 3を実施 した結果、周辺頂点は補正できたが、中央頂点への補正 は極めて小さかった.図-7(a)、図-7(c)および図-9(a)に示す ように、動作機構Bでも、動作機構Aと同様に関節Bと中 央頂点は同じ方向に動作している.そのため、中央頂点 が補正できなかったと考えられる.しかし、動作機構A のように中央頂点の変位補正状況が悪化することはなか った.この結果より、バネ位置調整による熱変形補正効 果を発揮しやすい形状があるものと予想される.

### (3) 動作機構 C

動作機構Aおよび動作機構Bでの結果を踏まえて、動作 機構Cでは、アンテナ展開完了時の斜部材が上に凸の形状 となるように改良した.熱変形を再現したCase 0での熱変 形形状は、動作機構Aおよび動作機構Bと同様、鏡面が下 に凸の形状となり、また、中央・周辺ともに鉛直下向き



図-8 動作機構 C における熱変形補正の結果



に変位が生じた. Case 3を実施した結果, 図-8(a), 図-8(c) に示すように、動作機構Cでは、関節Bと中央頂点は逆方 向に動作しており、中央・周辺ともに熱変形が補正され た. 図-9(b)に示すように、動作機構Aおよび動作機構Bと 同様に動作機構Cでも、バネの位置を下げると、これと連 動して関節Bが下方へ移動する.しかし,動作機構Cでは, アンテナ展開完了時の斜部材が上に凸の形状であり、関 節Bが下方へ移動すると、斜部材の投影距離が長くなる. そのため、中央頂点が持ち上げられ熱変形が補正された ものと考えられる.以上より,熱変形補正に優位な部材 位置がある可能性があると言える.一方で、バネの位置 を調整すると、温度低下による部材収縮とも相まって、 斜部材に生じている圧縮力が大幅に緩和される. 斜部材 は、アンテナの形状を保持する上でも重要な部材である ことを鑑みると、動作機構Cで行ったCase 3の熱変形補正 手法が最善であるとは言い難い. 今後は, 関節Bの位置お よび合成線膨張係数を変更する部材の選定方法なども含 めた構造デザインの提案を検討していく予定である.

## 4. 結言

本稿では、宇宙用モジュール型展開アンテナに生じる 熱変形を制御・抑制する手法を考案するために、展開完 了時の部材位置が異なる3つの動作機構を数値モデル化 し、熱変形解析および熱変形補正解析を実施した.アン テナの展開・収納に寄与する関節Bを、展開完了後は剛節 として熱変形補正を試みた結果、熱変形補正に優位な部 材位置が存在する可能性が示唆された.今後は、ETS-VIII にみられる収納動作機構を反映した解析モデルでも同様 の熱変形補正解析を実施するとともに,関節Bの位置や展 開完了後の取り扱い,また,合成線膨張係数を変更する 部材の選定方法なども含め,効率的な熱変形補正を可能 とする構造デザインの提案を検討する必要がある.

#### 参考文献

- [1] 藤野 義之, 佐藤 正樹, 織笠 光明: 大型反射鏡面展 開アンテナを有する衛星の軌道上でのビーム変動, TECHNICAL REPORT IEICE SPS2008-11, pp15-18, 2008.
- [2] 佐藤 正樹,織傘 光明,藤野 義之,川崎 和義,山本 伸一,三浦 周,平良 真一:軌道上における衛星 搭載大型展開アンテナビームの指向方向の変動,電 子情報通信学会信学技報,pp19-24,2010.
- [3] 庄司 香織, 臼井 基文, 磯部 大吾郎: 日陰時における宇宙用大型展開アンテナの熱変形補正に関する数値解析的検証(第1報, 熱変形補正の基礎的検討および熱変形再現解析),日本機械学会論文集, Vol. 81, No. 830, p. 15-00351, 2015.
  (http://doi.org/10.1299/transjsme.15-00351).
- [4] 庄司 香織, 臼井 基文, 磯部 大吾郎: 日陰時における宇宙用大型展開アンテナの熱変形補正に関する数値解析的検証(第2報,内力制御による熱変形補正手法の検討),日本機械学会論文集, Vol. 82, No. 836, p. 15-00637, 2015.

(http://doi.org/10.1299/transjsme.15-00637).