異材接合体の応力解析における精度向上の試み

山下 進*1, 川口 篤史*2, 古口日出男*3

A Study on Improvement of Accuracy for Stress Analysis in Bonded Structures

Susumu YAMASHITA, Atsushi KAWAGUCHI, Hideo KOGUCHI

In many machine parts and electronic parts, junction of dissimilar material which utilized the properties is carried out. But, the concentration of stress is generated in the bonded interface. This causes the deterioration of strength, and reliability is lost. There is a stress analysis for three-dimensional bonded structures by finite element analysis based on eigenvalue problem as an example of a computational mechanics approach method of this problem. But when analyzing by this method, unstable distribution is appeared in the boundary part. In this study, to improve the calculation accuracy, try to increase the degree of element used for the analysis. And the improvement of accuracy was confirmed by some analytical models.

KEYWORDS: Bonded Structures, Finite Element Method, Improvement of Accuracy

1. はじめに

機械部品や電子部品の中には、材料の性能・機 能の向上を目的とし、それぞれの材料特性の長所 を活かし、異なる材料を接合して製造することが ある。図1は異材接合された機械部品と電子部品 の例である。

しかしながら、異材接合体の接合界面には、変 形特性や熱特性の違いにより、応力集中が発生し、 著しく強度低下を引き起こし、信頼性を失うこと がある。このような問題を解決するための計算力 学的なアプローチの例として、固有値問題に基づ いた有限要素解析による3次元異材接合体の応力 解析などが挙げられる¹⁾²。



*1 機械工学科(Dept. of Mechanical Engineering), E-mail: syama@oyama-ct.ac.jp

*2 小山高専専攻科電子システム工学専攻修了生

*3 長岡技術科学大学機械系

この研究例では、接合体の応力特異性の強さや、 接合界面角部付近の変位や応力特性を解析してい る。図2(a)は、アルミニウムと銅の接合体に対 する角部近傍の応力特性を示した図である。図か らも明らかなように、多くの部分では連続的で、 滑らかな分布を示しているが、境界付近(図2(a) の丸で囲んだ部分)において、分布が不連続で不 安定な部分が観察される。図2(b)は変位分布を 示した図であるが、応力分布のような境界付近の 変化は見られない。

そこで本研究では、境界付近の応力分布が不安 定になる原因を明らかにし、その解決方法を検討 することを目的としている。



(a)応力分布の計算例 (b)変位分布の計算例 図2 解析例

2. 定式化

3 次元異材接合体の接合界面角部付近の応力は、 図 3 に示すような角部を原点(*n*=0)とした球座標 を用いて式(1)のように表すことができる¹⁾²⁾。た だし、角部における応力は特異状態にあると考え る。

$$\sigma_{ij} \propto \frac{1}{r^{1-p}} = \frac{1}{r^{\lambda}} \tag{1}$$

ここで、 σ_{ij} は応力成分、rは角部から任意の点 までの距離、pは特異性パラメータ、 λ (=1-p)は特 異性オーダである。 $0 < \lambda < 1$ では特異性が生じ、 $\lambda \leq 0$ では消失する。

有限要素法による定式化を行うため、図4に示 すようなセレンディピティ族の2次要素を用いて 球の表面を要素分割する。図3に示すようにそれ ぞれの要素の節点は点 O を原点とした球座標で 表され、要素内の点($r; \theta, \phi$)は次のように与えら れる。

$$r = r_0 \left(\frac{1+\alpha}{2}\right)^{\frac{1}{p}}, \quad \theta = \sum_{i=1}^{8} H_i \theta_i, \quad \phi = \sum_{i=1}^{8} H_i \phi_i$$
(2)

ここで、 n_0 は球の半径、 $1 \le \alpha \le 1$ 、 θ_i , ϕ_i は節点 iの角度、 H_i は内挿関数^注いである。





図4 セレンディピティ族の2次要素

次に、原点 *O* での変位を 0 とおくと、任意の内 点 *Q*における *r*, θ, φ方向の変位は、

$$u_{i} = \left(\frac{r}{r_{0}}\right)^{p} \left[\sum_{j=1}^{8} H_{j}(\xi, \eta) u_{ij}\right] \quad (i = r, \theta, \phi)$$
(3)

で与えられる。ここで、 *€*, *n*は正規座標である。 さらに、応力は変位を用いると次式で求めるこ とができる。

$$\sigma_{j}^{s} = \left\{ \sigma_{rr} \sigma_{\theta\theta} \sigma_{\phi\phi} \sigma_{r\theta} \sigma_{r\phi} \sigma_{\theta\phi} \right\}^{t}$$
$$= [D] \frac{r^{p-1}}{r_{0}^{p}} \sum_{i=1}^{8} \left\{ p[B_{ai}] + [B_{bi}] \right\} \left\{ u_{ji} \right\}$$
$$(i = r, \theta, \phi) \quad (4)$$

式(4)の[Balと[Balは、6方向のひずみの成分をまとめたマトリクス、[D]は6×6の応力—ひずみマトリクスを示している。

仮想仕事の原理に基づいて式を展開すると、最 終的に特異性パラメータpに対する次のような特 性方程式が得られる。

$$(p^{2}[A]+p[B]+[C]){U}=0$$
 (5)

ここで、[A], [B], [C]は内挿関数マトリクス、弾 性マトリクスを含む行列、{U}は各節点における 変位ベクトルである。この計算過程、各行列の詳 細は文献 1)に示されている。

また、式(5)を式(6)のように変形することで一般 の固有値問題に帰着され、これを解くことにより pおよび A の値を求めることができる。

$$\begin{bmatrix} -[A]^{-1}[B] & -[A]^{-1}[C] \\ I & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} V \\ U \end{bmatrix} = p \begin{bmatrix} V \\ U \end{bmatrix}$$
(6)

3. 数值計算例

3.1 解析モデル

境界付近での応力分布が不安定になる原因とし てまず挙げられるのが、使用する要素の次数であ る。解析に使用しているセレンディピティ族の2 次要素は1つの要素に8個の節点をもつ要素(図 4参照)である。本研究では今まで使用していた 2次要素ではなく、図5に示すような3次要素を 使用することで問題を解決できるのではないかと 考えた。

ここでは2つの解析モデル (model 1:標準モデ ル、model 2:埋め込みモデル)を設定し、2次要 素を使った場合の解析結果と3次要素を使った場 合の解析結果を示し、境界付近における不安定性 が改善されたかを示す。図6(a),(b)の左図は解析に 使用したモデルの形状を示し、右図はそれを *θ*・*φ*平面に展開した要素分割図である。また表 1, 2 はそれぞれの解析に用いた材料の物性値である。 まず各モデルに対して特異性パラメータを計算

し、その値を使って変位、応力分布を求めた。

3.2 解析結果と考察

それぞれの解析モデルに対する解析結果を図 7,8 に示す。図 7(a),(b)は model 1 において 2 次,3 次要素を使用した場合の r 方向の変位分布を示す。 同様に図 7(c),(d)は r 方向、図 7(e),(f)は θ 方向、図 7(g),(h)は φ 方向の応力分布を示す。図 8(a),(b)は model 2 において 2 次,3 次要素を使用した場合の



図5 セレンディピティ族の3次要素

表1 解析条件 (model 1)

	材料	ヤング率	ポアソン比
材料1	Al	69GPa	0.33
材料2	Cu	122GPa	0.34

表2 解析条件 (model 2)

	材料	ヤング率	ポアソン比
材料1	Al ₂ O ₃	359GPa	0.20
材料2	regin	4.93GPa	0.33

r方向の変位分布を示す。同様に図8(c),(d)はr方向、図8(e),(f)は φ方向の応力分布を示す。



(b) model 2図6 解析モデル

model 1 では、変位分布においては 2 次要素と 3 次要素でほぼ同様の解析結果を得ることができた。応力分布においても、境界部分以外の分布は ほぼ同様な結果を得ることができ、なおかつ 2 次 要素で見られた境界付近での不安定な分布が、3 次要素ではほぼ消えていることがわかる。

model 2 では、変位分布においてはほぼ同様の 結果を得ることができた。応力分布をみると、ま ず図 8 (c), (e) (2次要素) の θ =1.125°で確認で きる不安定な応力分布は図 8(d), (f) (3次要素) でも確認でき、図 8 (c), (e) の ϕ =1.125°, 358.875°で確認できる一か所値が大きくなって いる応力分布は図 8(d), (f)では消失している。ま た、図 8(c)の(θ, ϕ)=(135, 240)付近で確認できる 一か所値が大きくなっている応力分布は図 8(d)で は値が小さくなっているのに対し、図 8(e)の(θ , ϕ)=(135, 240)付近で確認できる一か所値が大き くなっている応力分布は図 8(f)でもそのまま残 るような結果となった。

このように model 2 に関しては、境界付近で多 少改善が観察できたものの、改善できていない部 分もあるということがわかった。

4. 解析精度に関する検討

4. 1 検討方法

前節では解析に用いる内挿関数の次数を上げ ることによって、境界付近での精度の向上を試み た。しかし、この解析方法は球の表面を θ - ϕ 平 面に展開しており、このことによって、球の頂点 に複数の節点が存在することになってしまい、要 素分割上の矛盾が生じる。そこで、図6(a),(b) の要素分割図の θ =0,180°における ϕ の値をす べて0°に変更することにより解析結果にどのよ うな影響を与えるかを調べた。

4.2 解析結果と考察

それぞれの解析モデルにおける解析結果を図 9,10 に示す。 図 9(a),(b)は model 1 に対する 2 次、3 次要素を使用した場合の r 方向の変位分布 を示す。同様に図 9(c),(d)は r 方向の応力分布を示 し、図 9(e),(f)は θ 方向の応力分布を示す。図 10(a),(b)は model 2 に対する 2 次、3 次要素を使 用した場合の r 方向の変位分布、図 10(c),(d)は r 方向の応力分布、図 10(e),(f)は θ 方向の応力分布 を示す。



model 1 の場合、変位分布においては、2 次、3 次ともに座標を変える前と同様の解析結果を得る ことができた。応力分布においては、図 9 (c) ~ (f)の θ =1.125°,178.875°付近において同じよ うな傾向をもつ結果を得た。

model 2 の場合、model 1 と同様に変位分布に おいては、2 次、3 次ともに座標を変える前と変 わらない解析結果を得ることができた。応力分布 においては、図 10(c),(d)の θ =178.875°におい て座標を変える前に対して滑らか分布に見えるが、 ϕ =0°に向かうにしたがって応力が低くなって いくという傾向が見られた。

5. おわりに

本研究では、内挿関数の次数や要素分割上の矛 盾点が解析結果にどのような影響を与えるかを2 つの解析モデルを設定し調べてきた。

まず、解析に用いる内挿関数の次数を上げると いうアプローチで境界付近での精度を上げること を試みたが、model 1 では3次要素を使用するこ とで、2 次要素を使用していたときに見られたよ うな境界付近での不安定な応力分布が見られなく なり、安定した応力分布を得ることができた。し かし model 2 では、3 次要素を使用することによ って改善できるであろうと予想していた部分が改 善しきれなかった。

次に、球の表面を θ- φ平面に展開することに よって生じる要素分割上の矛盾が解析結果に及ぼ す影響に着眼し、境界での座標を変更することで 精度を向上することを試みた。model 1 では期待 していたような滑らかな応力分布を得ることがで きなかったが、model 2 では座標を変える前には 境界付近で不安定な分布を示していた部分が、座 標を変えることによって、 φ=0° に向かうにし たがって応力が低くなっていくという傾向がある ものの、滑らかな分布を得ることができた。

参考文献

- 山下 進・古口日出男:3次元異材接合体角部近傍の熱応力解析,日本機械学会第13回計算力学講演会講演論 文集,pp361-362(2000)
- 2)川口篤史・山下進・古口日出男:異材接合体の応力特 異解析における精度向上に関する研究,日本機械学会関 東支部第16期総会講演会講演論文集,pp477-478(2010)



注記

注1) セレンディピティ族の内挿関数の具体的な表現

[2次要素]

節点 *i* における座標を(*ξ_i, η_i*) とすると内挿関数は図 11 において

i=1,3,5,7のとき

$$H_{i} = \frac{1}{4} (1 + \xi \ \xi \ i) (1 + \eta \ \eta \ i) (1 - \xi \ \xi \ i - \eta \ \eta \ i)$$
(7)

i=2,6のとき

$$H_{i} = \frac{1}{2} (1 - \xi^{2}) (1 + \eta \ \eta \ i)$$
(8)

i=4,8のとき

$$H_{i} = \frac{1}{2} (1 - \eta^{2}) (1 + \xi \ \xi \ i)$$
(9)

[3次要素]

節点 *i* における座標を(*ξ_{in}*) とすると内挿関数は図 12 において

長方形隅の節点

$$H_{i} = \frac{1}{32} (1 + \xi \ \xi_{i}) (1 + \eta \ \eta_{i}) \Big[-10 + 9 \Big(\xi^{2} + \eta^{2} \Big) \Big]$$

(10)

辺上の節点

$$\xi_{i} = \pm 1, \ \eta_{i} = \pm \frac{1}{3}$$

$$H_{i} = \frac{9}{32} (1 - \eta \ \eta_{i}) (1 - \xi^{2}) (1 - 9\xi \ \xi_{i})$$
(11)

$$\xi_{i} = \pm 1/3, \ \eta_{i} = \pm 1$$

$$H_{i} = \frac{9}{32} (1 + \xi_{i})(1 - \eta^{2})(1 + 9\eta_{i}\eta_{i})$$
(12)



図11 セレンディピティ族の2次要素



図12 セレンディピティ族の3次要素

[受理年月日 2010年9月30日]