

立体骨組構造の固有振動解析結果の検算

Check of Free Vibration Analysis of 3D Framed Structure

SGST 正会員 瀧上工業（株） 安藤 浩吉
SGST 正会員 瀧上工業（株）技術部 工博 織田 博孝
名城大学理工学部教授 工博 中川 建治

まえがき

昨今の骨組構造の固有振動解析にはほとんどにコンピュータが利用され、入力データを用意すれば経験の少ない技術者でも容易に結果を得ることができる。このため、信頼できるプログラムを使用するにもかかわらず、使用法の誤り、入力データの意味の取違い、データ自身の入力ミス、または結果の誤った解釈などが発生する可能性があり、実用的な検証が必要である。

一方、最近はいよいよ表計算ソフトが普及し、煩雑な設計計算から得られた行列データなどを情報通信などを介して容易に表計算ソフト上へ受取ることができるようになったので、数表上での行や列単位の演算がマウス主体で実行できるようになってきている。

本稿は表計算ソフトを利用することにより、高度な固有振動解析に疎遠な技術者でも表計算感覚で機械的に検算ができることに着目した一つの提案である。

検算の基本的な手法には、立体骨組構造の特性を表す変位行列（変位の影響値）を汎用プログラムであらかじめ計算しておき、動的問題を静的問題の延長とすることができる Stodola の方法³⁾と Newmark の方法⁴⁾を組合わせた数値計算法を応用している。

ここでは、SI 単位系で表示された数値計算例を用いた検算表の作成と利用法を主体に考え、計算式が組込まれた検算表などをインターネットを利用して構造技術者に直接提供するものである。なお、追補として本稿の数値計算法を拡張した固有振動の解析プログラムも計算式、例題とともに提供する。本稿の本文および図は Word97、表および追補（計算式付き）は Excel97 を使用している。ダウンロードされた情報は個人のコンピュータの中で修正追加も含め実際に使用することができる。

関連ファイル	「固有振動解析結果の検算（本文）」 Word97
	「固有振動解析結果の検算（付図）」 Word97
	「固有振動解析結果の検算（付表）」 Excel97
	「固有振動解析結果の検算（追補）」 Excel97

1 検算法の考え方

自由振動している任意の骨組構造の運動方程式は周知のように式（1）、式（2）、および式（3）で表される。

$$[M]\{\ddot{U}\} + [K]\{U\} = \{0\} \quad (1)$$

固有値、固有ベクトルを介して

$$[K]\{\phi\} = \omega^2 [M]\{\phi\} \quad (2)$$

式(2)が有意の解をもつためには式(3)の固有方程式が得られる。

$$\det([K] - \omega^2 [M]) = 0 \quad (3)$$

- ここに [M] : 節点集中質量マトリックス
 [K] : 剛性マトリックス
 {U} : 変位ベクトル
 ω^2 : 固有値 (ω : 固有円振動数)
 {\phi} : 固有ベクトル (任意定数に比例)

固有振動解析では式(3)、および式(2)よりn組の固有値および固有ベクトルが計算される。

Stodolaの方法では式(2)の両辺に $\frac{1}{\omega^2}[F]$ をかけ式(4)に書き換える。

$$\frac{1}{\omega^2}\{\phi\} = [F] \cdot [M]\{\phi\} \quad (4)$$

ここに [F] : 変位マトリックス (変位の影響値、対称)

$$[F] = [K]^{-1}、 [F] \cdot [K]^{-1} = [I]$$

さらに、式(4)を設計計算等でよく使用される構造物に作用している荷重(自重)と変形の関係に近づけるため両辺にg(重力加速度)をかけ、式(5)、式(6)を得る。

$$\frac{g}{\omega^2}\{\phi\} = [F]g[M]\{\phi\} \quad (5)$$

$$= \{y\} \quad (6)$$

式(5)右辺のg[M]は節点に作用している荷重となり(gをかけているが必ずしも重力方向ではない)、また[F]が変位の影響値であることから[F]g[M]は節点の変位、さらに{\phi}をかけた{y}は慣性力に比例した変位とみることができる。

検算の一つの方法は、結果として得られている数組の ω^2 と{\phi}を式(5)に代入し、式(5)が成立つことを確認することである。また、設計計算として実用的に使用される振動

解析の結果は、一般には1次モード（固有振動数最小、または固有周期最大）を含む数組の固有値と固有ベクトルである。したがって、1次モードが含まれていることが経験的にも確認されている場合は式(5)の検算のみでよいが、それ以外はn組の結果の最初に1次モードが含まれていることを確認しなければならない。

これには式(5)の $\{\phi\}$ を仮定し繰り返し計算させるとき必ず1次モードに収束することを利用し数値計算を行うとよい。Newmarkの方法は質量、変位および剛性の分布が2次式で与えられるものと仮定し、 $[F]$ を介入させず作表計算により行っている。

本稿では、Stodolaの方法とNewmarkの方法を組み合わせ、表計算ソフトを利用しやすい表示法で繰り返し計算の考え方を述べる。

式(5)、式(6)を書直して、式(7)を、さらに式(7)の左辺と最後の右辺より式(8)、および、式(9)を得る。

$$\begin{aligned} \frac{g}{\omega^2} \{y_a\} &= [F]g[M]\{y_a\} \\ &= [F] \cdot [P]\{y_a\} \\ &= [F]\{P_y\} = \{y_i\} \end{aligned} \quad (7)$$

$$\frac{y_i}{y_a} = \text{const} = \frac{g}{\omega^2} \quad , \quad 1 - \frac{y_a'}{y_a} = 0 \quad (8)$$

$$\omega^2 = \frac{g}{(y_i / y_a)} \quad , \quad n = \frac{\omega}{2\pi} \quad , \quad T = \frac{1}{n} \quad (9)$$

ここに $\{y_a\}$: 仮定した変位ベクトル

$[P]$: 重力マトリックス(対角行列)

$\{P_y\}$: 慣性力ベクトル

$\{y_i\}$: $\{y_a\}$ によって式(7)で計算された変位ベクトル

y_a : $\{y_a\}$ の節点 k の要素

y_i : $\{y_i\}$ の節点 k の要素

y_a' : y_i を規準化した値

n : 固有振動数
 T : 固有振動周期

ここで、 $\{y_a\}$ として次数に関係なく結果として得られている正しいモードを入力した場合、繰返し計算しなければ式(7)から式(9)は成立つ。すなわち、次数は確認できないが正しい解の一組であることは確認できる。

一般には $\{y_a\}$ は仮定であるので式(8)は成立しない。そこで $\{y_i\}$ を $\{y_a\}$ と同じ規準値に換算(規準化)し再び式(7)に代入し、式(8)を計算する。これを数回繰返せば式(8)を満足しこのとき1次モードが計算され、式(9)より ω^2 も計算できる。したがって、1次モードのみ、変位マトリックスを利用した固有振動の数値計算をしたことになる(高次モードについては4 追補で述べる)。

2 検算の要領

2.1 検算の前提条件

固有振動の解析は、厳密なモデル化を行うものから実用的な近似解に至るまで幅広くある。ここでは解の検算を行うのが目的であるから次の条件で計算を行う。

- 1) 質量は集中質量とし節点のみに作用する。
- 2) 変位マトリックス $[F]$ (変位の影響値または単位荷重による変位値) は一般的な骨組構造解析の結果を用いる。したがって、直行座標系において構造特性を示す入力 $[F]$ の計算に用いられる条件に従う。
- 3) 回転慣性の影響は考えない。したがって $[F]$ は回転変位に関する要素を削除できる。
- 4) S I 単位系を用いる (重力単位系には記号 kN を tf と読替える)。

2.2 表計算ソフトを使った検算表の作成と検算手順

検算は式(7)から式(9)を計算することになる。検算表の作成と検算手順を表計算ソフト Excel を使った例として説明する。なお、検算の媒介である $[F]$ は骨組構造の形状(座標)、剛性および境界条件から計算されており、 $[F]$ 自身に誤りがないことが別の方法で確認されていなければならない。

いま、**図 1** および **表 1** に示すようなバネ支持された単純ばりがあり、**表 2** のような鉛直振動1次、2次および3次モードの解析結果と自重によるたわみ ($[F]$ のチェック用) がある。この例を使用し検算の要領を示す。検算表には数式が組込まれているので以下の説明を演算しながら確認することができる。記号 は説明用に使用する各検算表の見出しである。

- 1) 任意の Sheet に **表 3** の変位の影響値 $[F]$ を入力する。
この例では鉛直変位のみであり、別の解析ソフトによって得られたたわみの影響線(た

わみ図)を Sheet に記入(コピー)する。ここで表 1 のたわみを確認することによって [F] が正しいことを検算しておくといよい。この例では [F]*{P} を表計算することになり、表 4 (計算式付き) からたわみが一致していることが確認できる。

2) 検算表の作成と 1 次モードの検算

表 5 を用意し、式 (7) を計算する。

[F] と対応する節点記号を記入(コピー)する。

仮定したモード y_a として表 2 の 1 次モードを入力(コピー)する。

表 1 の節点集中自重を入力(コピー)する。

* = を計算する(節点 1 のみ計算しドラッグ)

[F]{Py}={yi} を計算する。この場合行列演算となるので、組込み関数 MMULT (行列の掛け算) を使うと便利である。たとえば、の節点 1 ~ 9 を選択(ドラッグ)、fx をクリック、MMULT 選択、[F] の指定(表 3 の要素全部をドラッグ、\$ 表示にしておく)と表全体をコピーしたとき便利)、Py の指定(全部をドラッグ)、“完了”クリック、演算式表示窓をアクティブにして [CTRL]+[SHIFT]+[ENTER] キーを同時に押す。

の各要素(セル)を で 1.0 とした値に換算(規準化)する。この例では節点 5 の要素が 1.0 になるように の各要素を節点 5 の要素で割り算する。(絶対番地表示 \$ を使いドラッグすると便利)

どこかの節点で式 (8) $(1 - \frac{\dots}{\dots})$ を計算し、全体にドラッグする。このときの要素の絶対値が 0.01 以下(と が等しい)であれば仮定したモードは実用的に正しいとみなすことができるであろう。(の要素が 0 または 0 に近い値の節点は考慮しない)

式 (9) を計算する。の要素が 0 または 0 に近い値の節点以外ではどの節点の値を用いてもよいが、振幅の大きそうな節点の方が精度がよい。なお、[F] の表示に係数が考慮されている場合は式 (9) の計算のみに考慮すればよい。この例では 10^6 である。

ここまでの表計算が表 5 であり、モードおよび固有値は図 1 および表 1 に示す構造の解の一組であることが確認できる。

3) 1 次モードであることの確認(確認の必要がないときは省略)

表 5 の の数値のみを に代入する。このときすべての数値が変動しなければ表 5 は収束していることになり、1 次モードであることが確認できる。

1 次モードの数値計算を兼ねて繰返し計算を行う場合は表 5 の に仮定したモードを代入し繰返し計算を行う。説明のため表 5 を表 6 にコピーして(\$ 表示注意)繰返し計算の要領をのべる。

表 6 の に振幅の大きそうな節点の値を 1.0 とした適当な数値を代入する。ここでは節点 5 を 1.0、他はすべて 0 (空白) とした。

仮定値 が正しければ式 (8) により はすべて 0 になる。この例ではまだばらつきがある(と が等しくない)ので、全部の数値のみ(数式を除く)を に代入する。

たとえば、全体をドラッグ、コピー、 の先頭を指定（クリック）、形式を選択して貼り付け、値、OKクリック。この操作によって新しい仮定値 による の値が同じ表の中で計算される。形式を選択して貼り付け以降を数回（この例の場合3回）繰返せば（繰返しボタン使用） はすべて0となり1次モードに収束する。繰返し数を増せばいくらかでも精度は向上するが1次モードで収束させるには は0.001以下で十分であろう。このとき、固有値も計算され、表 3の解析結果と一致していることが確認できる。

4) 2次モードの検算

表 5または表 6を数式ともコピーし表 7（規準節点が変わるため と固有値の数式を修正）を用意する。

仮定したモード y_a として表 2の2次モードを入力（コピー）する。

は0.01以下（ と が等しい）となる。

固有値も計算され、表 3の解析結果と一致していることが確認できる。

5) 3次モードの検算

表 5または表 6を数式ともコピーし表 8（規準節点が変わるため と固有値の数式を修正）を用意する。

仮定したモード y_a として表 2の3次モードを入力（コピー）する。

は0.01以下（ と が等しい）となる。

固有値も計算され、表 3の解析結果と一致していることが確認できる。

2.3 検算表の作成と検算手順のまとめ

2.2では簡単な構造で説明したが、一般の平面構造または立体構造に対しても若干の修正を加えればよい。たとえば、図 - 1は振動モードの成分が鉛直方向のみであるが、一般には2（3）次元である。よって次のように拡張すればよい。

- 1) 構造形式に関係なく検算表のフォームは一定であるので表 5（本稿で使用されている例題のどの検算表でもよい）を数式ともコピーする
- 2) 検算対象の変位節点数に合わせて、検算表の行を増減する（列は変わらない）。すなわち検算表が縦長になるのみである。ここで、変位節点数とは節点の変位成分数の総和である。
- 3) に検算対象の節点記号を入力（コピー）する。[F]の行または列の並び順と一致していなければならない。また、[F]の行および列の要素がすべて0の節点（支点）は検算表の行、[F]の行および列を削除してもよい（モード値は0）。
- 4) に基準値を1.0とした検算対象のモード値を入力（コピー）する。基準値はすべての成分の中で変位の大きそうな節点の値をとるのがよい。
- 5) は変位成分に関係なく1つの節点について同じ自重（本来質量であるがここでは自重としてる）を入力する。なお、[F]で考慮された成分であっても振動モードとして無視される成分がある場合（慣性力 が作用しない）は節点記号の は0とする。
- 6) [F]の領域の変更に伴う の数式の修正する。2.2 1) 参照。

- 7) 規準節点の変更に伴う の数式の修正する。2.2 1) 参照。
- 8) 検算表の表示桁数、枠線などは検算対象ごとに調整する。

3 検算例

3.1 連続補剛桁を有するアーチ橋

図 2 は連続補剛桁を有するアーチ橋（仮想）である。表 9 の解析条件に対して表 10 の解析結果が得られている。

表 11 は図 2、表 9 から[F] を計算し Sheet に記入したものである（水平変位成分U、垂直変位成分V）。表 12 は[F]自身の検算として鉛直変位 [F]{P'}を表計算し、表 9 のチェック用数値と照合して座標、剛性および支点条件等に誤りのないことが確認されている。

表 13、表 14 および表 15 は検算表であり、それぞれ に表 9 の1次、2次および3次のモードを入力（コピー）し、 が0 になることを確認している。

とくに表 13 では の数値を にコピーしても数値が変動しないので1次モードに収束していることが確認できる。なお、表 13 を用いて1次モードの数値計算をする場合には、たとえば の $V_{13}=1.0$ 、 $V_{21}=-1.0$ 、他は0（空白）を初期値として繰返し計算を行えば6回程度で収束し表 13 と一致する。

3.2 曲線格子桁

図 3 は多角形で近似した曲線格子桁（仮想）である。表 16 の解析条件に対して表 17 の解析結果が得られている。

表 18 は図 3、表 16 から[F] を計算し Sheet に記入したものである。表 19 は[F]自身の検算として鉛直変位 [F]{P'}を表計算し、表 17 のチェック用数値と照合して座標、剛性および支点条件等に誤りのないことが確認されている。

表 20、表 21 および表 22 は検算表であり、それぞれ に表 17 の1次、2次および3次のモードを入力（コピー）し、 が0 になることを確認している。

とくに表 20 では の数値を にコピーしても数値が変動しないので1次モードに収束していることが確認できる。なお、表 20 を用いて1次モードの数値計算をする場合には、たとえば の $\delta z-14 = 1.0$ 、他は0（空白）を初期値として繰返し計算を行えば3回程度で収束し表 20 と一致する。

3.3 立体アーチ

図 4 は簡単な立体アーチである。表 23 の解析条件に対して表 24 の解析結果が得られている。

表 25 は図 4、表 23 から[F] を計算し Sheet に記入（節点1と7はすべての変位

が0であるので削除)したものである。表 27 は[F]自身の検算として自重による鉛直変位 [F]{P'}を表計算し、表 23 のチェック用数値と照合して座標、剛性および支点条件等に誤りのないことが確認されている。

表 28、表 29 および表 30 は節点 1 と 7 を削除 (0 として考慮してもよい) した検算表であり、それぞれに表 24 の 1 次、2 次および 3 次モードを入力 (コピー) し、が 0 になることを確認している。

とくに表 28 では の数値を にコピーしても数値が変動しないので 1 次モードに収束していることが確認できる。なお、表 28 を用いて 1 次モードの数値計算をする場合には、たとえば の $y_4 = 1.0$ 、他は 0 (空白) を初期値として繰返し計算を行えば 8 回程度で収束し表 28 と一致する。

変位の種類が多くなる場合では解析結果として表 23 と節点の順序が異なった表示の場合がある。この場合は、[F] の表示を表 26 のように並べ替え、表 28、表 29 および表 30 と同じように計算することができる。検算表と[F]の節点記号の並びが同じであればどのような並びでも検算できる。表 31 は表 26 の[F]に対する検算表である。

4 追補

4.1 固有振動の計算

1 において式 (7) および式 (8) は 1 次モードのみに収束する。これを 1 次モード以外でも収束するように拡張するには、掃出しマトリックスを用いて変位マトリックス [F] を更新する方法がある。いま、n+1 次で収束する[F]を計算する場合次の式となる。

$$[ff_n] = [ff_{n-1}] - \frac{1}{Mp_n} \{P\} \{\phi_n\} \{\phi_n\}^T \quad (11)$$

$$Mp_n = \sum \phi_{ni}^2 \cdot P \quad (12)$$

$$[F_{n+1}] = [F] \cdot [ff_n] \quad (13)$$

ここに $[ff_n]$: n 次までの変位成分を除去した掃出しマトリックス

ただし、 $[ff_0] = [I]$ (単位行列)

Mp_n : 規準化係数、n 次モードの 2 乗と P の積の変位節点の総和

$[F_{n+1}]$: n+1 次で収束する変位マトリックス

式 (13) が計算できれば、式 (7) から式 (9) の[F] と読替えることによって収束させることができる。すなわち、1 次から順に式 (7) から式 (13) を繰返し計算し任意の次数まで計算することができる。

4.2 表計算ソフトによる固有振動の計算

式(7)から式(13)をExcelの表計算で直接対応するには、データの扱い量が多いのでやや問題がある。ここでは簡単なプログラムの知識が必要であるが、参考としてExcelのマクロで記述した検算表を提供する。

マクロのリスト、プログラム仕様および計算例は関連ファイル「固有振動解析結果の検算(追補)」を参照されたい。

あとがき

設計計算と直接関係のない表計算ソフトを使い、一例としてExcelによる固有振動解析結果の検算法を述べた。

表計算ソフトを有効に使うには、すべてのデータがSheetに記録されていなければならない。データ数が少なければ直接手入力することもできるが、一般には他のプログラムで計算された[F]や固有モードなどを手入力することは困難である。本稿ではExcelのデータに変換して表計算に取込むことを前提にしている。

なお、追補としてまとめた固有振動の数値計算は、コメント行を多くとったExcelマクロ(VBA)で書かれたファイルを直接提供するので、ダウンロードしたファイルの修正、追加も含め利用していただきたい。

最後に、本稿がISO9001の要求項目の一つである“設計検証”の一部にでもお役に立てば幸いに思うところである。

参考文献

- 1) チェモシェンコ(谷下、渡辺訳)：工業振動学、東京図書、1956.5
- 2) 小坪清真：土木振動学、森北出版、1973.4
- 3) Clough, R.W. and Penzien, J. (大崎、渡部、片山訳)：構造物の動的解析、科学技術出版社、1978.5
- 4) 成岡昌夫：ニューマークの数値計算法 梁・柱の曲げ、振動、座屈に関連して、技報堂、1978.6
- 5) 中平、夏秋、小澤：Newmarkの数値計算法によるはりの固有振動周期の計算、土木会誌、1983.6, pp.48-54
- 6) 中平、小澤、成岡：四則演算のみによるトラスの固有振動数の計算、土木学会誌、1986.3, pp.29-36
- 7) 西岡隆：土木工学基礎シリーズ4 構造振動解析、培風館、1987.4
- 8) 中平、成岡、小津：ニューマークの数値計算法による梁・トラスの固有振動数の計算、橋梁と基礎、1988.2, pp.11-16
- 9) 安藤、織田：骨組構造の固有振動解析結果の検算、技報たきがみ、2001.5, pp71-80