長崎大学大学院	学生会員	〇中宮義貴
長崎大学工学部	フェロー	岡林隆敏
長崎大学丁学部	正会員	奥松俊博

## <u>1.はじめに</u>

橋梁が老朽化すると,部材の欠落,様々な隙間,亀裂の発生,錆による部材の欠損等により,構造物の剛 性低下による振動数の低下や減衰定数の増加が考えられる.極めて微細な振動数を検出するシステムを開発 することにより,振動数の変化による構造物の老朽化の判定が可能になると考えられる.本研究は橋梁の常 時微動から橋梁の微細な振動特性を高精度に推定する。高精度構造同定アルゴリズムを開発することにある. 2.橋梁常時微動の表現

図-1 に示すランガー橋モデルの各節点に互いに独立 な白色雑音 n(t)を作用させる.有限要素法でモデル化さ れた各節点の応答は,基本座標と振動モードを用いて,  $y(t) = \Phi q(t)$ と表される.基準座標を状態空間表示すると, 運動方程式は次式で与えられる.

$$\mathbf{x}(t) = \begin{bmatrix} \mathbf{q}^{T}(t) & \dot{\mathbf{q}}^{T}(t) \end{bmatrix}, \ \dot{\mathbf{x}}(t) = \mathbf{A}\mathbf{x}(t) + \mathbf{B}\mathbf{n}(t)$$
(1)  
$$\mathbf{A} = \begin{bmatrix} \mathbf{0} & \mathbf{I} \\ -[h_{i}\omega_{i}] & [\omega_{i}^{2}] \end{bmatrix}, \ \mathbf{B} = \begin{bmatrix} \mathbf{0} \\ \mathbf{\Phi}^{T} \end{bmatrix}, \ \mathbf{n}(t) = [n_{1}(t) & \cdots & n_{k}(t)]^{T}$$

解析対象は,表-1 の諸元に示したランガ-橋である. 有限要素法によるモデル化によりのモード解析により算 出した固有振動数を1次振動から12次振動まで示した ものが表-2である.8節点にそれぞれ白色雑音を加えて, モード解析法により,振動次数を12次まで考慮した場 合の常時微動応答モデルを算出する.節点 を着目点と した際の,応答波形を図-2に示す.またAR(自己回帰) モデルで用いる応答波形の自己相関を図-3に示す. 3.構造同定手法

運動方程式を離散表示すると,次式となる.  $\mathbf{x}(k+1) = \overline{\mathbf{A}}\mathbf{x}(k) + \overline{\mathbf{B}}\mathbf{n}(k)$ ,  $\mathbf{x}(0) = \mathbf{x}_0$  (3)  $\mathbf{y}(k) = \overline{\mathbf{C}}\mathbf{x}(k)$ 

この式に,可観測行列L<sup>1)</sup>を用いて変換すると,ARMA モデルで表示することができる.

$$\mathbf{L} = [\overline{\mathbf{C}}^{T} \quad (\overline{\mathbf{C}\mathbf{A}})^{T} \quad \cdots \quad \cdots \quad (\overline{\mathbf{C}\mathbf{A}}^{n-1})^{T}]^{T}$$
(4)

$$y(k) + \sum_{i=1}^{n} a_i y(k-i) = e(t) + \sum_{j=1}^{n-1} b_j (k-j)$$
(5)

これを, AR モデルで近似する.

$$y(k) + \sum_{s=1}^{n} a_{s} y(k-s) = e(t)$$
(6)





表-2 固有振動数









キーワード 振動特性,常時微動,AR モデル,パラメータ,MEM 連絡先 〒852-8521 長崎市文教町1-14 長崎大学 工学部 TEL095-847-1111(内線 2711) FAX095-848-3624 AR モデルの特性方程式は

1

$$z^n - \alpha_1 z^{n-1} - \alpha_2 z^{n-2} - \dots - \alpha_n = 0 \tag{7}$$

となり,この方程式の根は,次式で与えられる.

$$Z_k = X_{\text{Re}}^k \pm i X_{\text{Im}}^k \tag{8}$$

この根と振動パラメータの関係は

 $h_k \omega_k = (-1/\Delta) In \sqrt{X_{\text{Re}}^2 + X_{\text{Im}}^2}$ ,  $\omega_k \sqrt{1 - h_k^2} = (1/\Delta) \tan^{-1}(X_{\text{Im}}/X_{\text{Re}})$  (9) となり,振動数 $\omega_k$ と減衰定数 $h_k$ が推定できる.ここ に,  $\Delta$  は測定データのサンプリング時間である. <u>4.AR モデルによる橋梁自動動特性推定</u>

AR モデルより動特性を抽出するには,はじめにモデル 次数*n*を決定する必要がある.AR モデルに基づく MEM (最大エントロピー法)によるパワースペクトル密度と, 応答波形の FFT との比較により,最適な次数を決める.次 数*n* = 30 の MEM と FFT によるパワースペクトル密度の対 数表示を図-4 に示す.次に AR モデルの特性方程式の根を 複素平面上で示したもの(回数*m* = 30)が図-5 である.こ こ で根の絶対値  $r_c$  と角度  $\theta_c$  は,(9)式よりパラメータ  $\Delta$ ,  $h_c$ ,  $\omega_c$ を用いて次式で表せる.

20

16

Inency(Hz)

Frequ

 $r_c = e^{-h_c \omega_c \Delta}$  ,  $\theta_c = \sqrt{1 - h_c^2} \omega_c \Delta$  (10)

パラメータ( $\Delta = 0.01$ ,  $h_c = 0.1$ ,  $\omega_c = 20$ )を与え, $r_c$ ,  $\theta_c$ の範囲にて根 を抽出することにより振動数を算出す る.振動数軌跡(m = 100)を図-6 に,精 度照査として Gauss 分布を図-7 に, 平均値,標準偏差,変動係数の数値表 を表-3 に示す.これより,8次までの 振動数が常に推定できたことがわかる. 高次になるほど変動は大きくなってい るが,変動係数でみると,各次数とも 1%程度の精度での推定が可能である といえる.

本研究が提案する常時微動からの振



	1次	2 <b>次</b>	3次	4次	5次	6次	7次	8次
理論値(Hz)	1.742	2.558	4.018	6.355	9.734	11.390	13.616	17.607
推定値(Hz)	1.694	-	3.967	6.431	9.824	_	13.556	17.357
標準偏差(Hz)	0.0226	_	0.0251	0.0349	0.0450	_	0.0442	0.0875
変動係数(%)	1.33	-	0.63	0.54	0.46	_	0.33	0.50

## <u>5.まとめ</u>

動数推定の確立において,最も重要となるのは,モデル次数とパラメータの決定である.対象橋梁により, それぞれ決定する必要がある.決まれば計測器をおくだけでのリアルタイムでの振動数自動推定が可能であ る.今後は,本手法と遠隔無人計測システムとの結合を計ると共に,様々な橋梁にて本手法を活用し,有効 性を高めたいと考えている.

参考文献 1)中溝高義:信号解析とシステム同定,コロナ社,1988.3