ARX モデルと伝達関数極限値を用いた曲げせん断型モデルの剛性・減衰同定法

正会員 ○桑原誠\*1 同 吉富信太\*2 同 中村尚弘\*3 同 竹脇出\*2

### 2.構造---2.振動

システム同定,構造ヘルスモニタリング,物理パラメター同定,曲げせん断モデル, ARX モデル

## 1. 序

建築構造分野におけるシステム同定は、現実の 構造物と設計モデルの対応を明らかにする技術と して、またその需要が増しつつある構造ヘルスモ ニタリングの主要な技術として、その重要性は高 まりつつある。既往の同定法の多くは、文献1)~ 3)で用いられているように、建物の同定モデルと してせん断モデルを用いている。しかし、高層建 物では、建物全体の曲げを考慮したモデル化が必 要不可欠である。

本研究の目的は、建物全体の曲げを考慮した曲 げせん断型モデルを用いた場合の、せん断剛性、 回転剛性、減衰係数、回転減衰の4つの物理パラ メターを直接同定する手法を提案することである。 同定に際しては伝達関数の振動数ゼロの極限値を 用いる。その極限値を決める際の低振動数域での 伝達関数の乱れの課題に対し、ARX モデルを用い た伝達関数の平滑化を試みる。更に、物理パラメ ターと ARX パラメターの関係を導き、極限操作を 経ずに ARX パラメターから直接同定を行う手法を 提案する。

# 2. 同定理論

#### 2.1 提案手法の概要

本論文では、既往の同定法で用いられているせん断 型モデルとは異なり、図1のような線形弾性剛性、 線形粘性減衰、回転剛性、回転減衰を有する N 層 曲げせん断型モデル用いた同定法を提案する。このモ デルは建物全体の曲げを各層に付加された回転ばねに より評価し、せん断ばねと回転ばねを直列配置したモ デルである。節点及び要素番号を建物最下層から順 次付与することとし、図1のモデルにおける諸量



をそれぞれ次のようなパラメターを用いて表すこ ととする。ただし、大文字は各成分のフーリエ変 換を表し、*ü*。は地動加速度を表す。

m:質量 J:回転慣性  $c_s:$ 減衰係数  $c_b:$ 回転減衰  $k_s:$ せん断剛性  $k_b:$ 回転剛性 H:高さ y:相対変位 v:せん断変形  $\theta:$ 床回転角  $\phi:$ 層間相対床回転角 j

これらを用いると、図1のようなモデルの運動 方程式は(1)式のように表され、伝達関数 $G(\omega)$ は (2)式のように表すことができる。

$$\left[-\omega^{2}\mathbf{M}+i\omega\mathbf{C}+\mathbf{K}\right]\mathbf{U}(\omega)=-\mathbf{Mr}\ddot{U}_{g}(\omega) \qquad (1)$$

$$\mathbf{G}(\omega) = \mathbf{U}/\ddot{U}_g = -\left[-\omega^2 \mathbf{M} + i\omega \mathbf{C} + \mathbf{K}\right]^{-1} \mathbf{M} \mathbf{r} \quad (2)$$

ただし、各行列は以下のような成分をもつ。

$$\mathbf{M} = diag(m_1, \cdots, m_N \mid J_1, \cdots, J_N)$$
(3)



Stiffness-damping identification of bending-shear model using ARX model and limit value of transfer function KUWABARA Makoto, YOSHITOMI Shinta, NAKAMURA Naohiro and TAKEWAKI Izuru

$$\mathbf{K} = \begin{bmatrix} k_{11} + k_{22} & -k_{22} & \mathbf{0} & -H_{1}k_{11} & H_{2}k_{22} & \mathbf{0} \\ -k_{22} & \ddots & \ddots & \\ & \ddots & k_{2N+1} + k_{2N} & -k_{2N} & 0 & -H_{2}k_{22} & \ddots & \\ & & \ddots & H_{2}k_{2N} & & \ddots & \\ & & & \ddots & H_{2}k_{2N} & 0 & 0 & -H_{2}k_{2N} \\ \hline -H_{1}k_{21} & \mathbf{0} & \mathbf{0} & H_{1}^{2}k_{21} + k_{2N} + k_{2N} & -k_{2N} & \mathbf{0} \\ -H_{2}k_{22} & -H_{2}k_{22} & & \ddots & \\ & & \ddots & \ddots & 0 \\ & \mathbf{0} & H_{2}k_{2N} & -H_{2}k_{2N} & \mathbf{0} & & -k_{2N} & +k_{2N} + k_{2N} \\ \hline \mathbf{0} & H_{2}k_{2N} & -H_{2}k_{2N} & & \ddots & \\ & & \ddots & \ddots & 0 \\ & \mathbf{0} & H_{N}k_{N} & -H_{N}k_{N} & \mathbf{0} & -k_{2N} & H_{N}^{2}k_{N+1} + k_{2N} + k_{2N} \\ \hline \mathbf{0} & H_{N}k_{N} & -H_{N}k_{N} & \mathbf{0} & -k_{2N} & H_{N}^{2}k_{N} + k_{2N} \\ \hline \mathbf{0} & \mathbf{0} & \mathbf{0} & \mathbf{0} \end{bmatrix}^{T}$$

$$(5)$$

$$\mathbf{r} = \{1, \cdots, 1 \mid 0, \cdots, 0\}^{\prime} \tag{6}$$

$$\mathbf{U}(\boldsymbol{\omega}) = \left\{Y_1, \cdots, Y_N \mid \boldsymbol{\Theta}_1, \cdots, \boldsymbol{\Theta}_N\right\}^T \tag{7}$$

# 2.2 1層曲げせん断型モデルにおける同定式

(1)式でN=1とした場合の1層モデルを考える。 伝達関数の水平成分、回転成分をそれぞれ $\omega=0$ 周 りでテイラー展開すると次式を得る。

$$\frac{V_1}{U_g} = -\frac{m_1}{k_{s1}} + \frac{m_1 c_{s1}}{k_{s1}^2} i\omega + \left(\frac{m_1 J_1}{k_{s1} k_{b1}} + \frac{m_1 c_{s1}}{k_{s1}^2} \cdot \frac{c_{s1} k_{b1} + k_{s1} c_{b1}}{k_{s1} k_{b1}}\right) \omega^2 + \dots$$
(8)

$$\frac{\Phi_{1}}{\ddot{U}_{g}} = -\frac{m_{1}H_{1}}{k_{b1}} + \frac{m_{1}H_{1}c_{b1}}{k_{b1}^{2}}i\omega + \left(\frac{m_{1}H_{1}c_{s1}}{k_{b1}^{2}} \cdot \frac{c_{s1}k_{b1} + k_{s1}c_{b1}}{k_{s1}k_{b1}}\right)\omega^{2} + \cdots$$
(9)

(8)、(9)式の実部および虚部の導関数の振動数ゼロ 極限をとることで、同定式(10)~(13)を得る。

$$\lim_{\omega \to 0} \frac{V_1}{\dot{U}_g} \left( = \lim_{\omega \to 0} \operatorname{Re}\left\{\frac{V_1}{\dot{U}_g}\right\} \right) = -\frac{m_1}{k_{s1}}$$
(10)

$$\lim_{\omega \to 0} \frac{\Phi_1}{\ddot{U}_g} \left( = \lim_{\omega \to 0} \operatorname{Re}\left\{\frac{\Phi_1}{\ddot{U}_g}\right\} \right) = -\frac{m_1 H_1}{k_{b1}}$$
(11)

$$\lim_{\omega \to 0} \frac{d}{d\omega} \left\{ \operatorname{Im} \left( \frac{V_1}{\dot{U}_g} \right) \right\} = \frac{m_1 c_{s1}}{k_{s1}^2}$$
(12)

$$\lim_{\omega \to 0} \frac{d}{d\omega} \left\{ \operatorname{Im} \left( \frac{\Phi_1}{\ddot{U}_g} \right) \right\} = \frac{m_1 H_1 c_{b1}}{k_{b1}^2}$$
(13)

#### 2.3 多層曲げせん断型モデルにおける推測同定式

前節の1層モデルの同定式導出と同様に、2層モデ ルの同定式を導出した結果から、N層モデルの同定 式を次式のように推測する。この推測の妥当性に ついては、3.1節において振動数領域のシミュレ ーションを行い、その振動数ゼロ極限の結果によ り検証する。

$$\lim_{\omega \to 0} \operatorname{Re}\left\{\frac{V_j}{\dot{U}_g}\right\} = -\frac{\sum_{i=j}^N m_i}{k_{sj}}$$
(14)

$$\lim_{\omega \to 0} \operatorname{Re}\left\{\frac{\Phi_{j}}{\dot{U}_{e}}\right\} = -\frac{\sum_{l=j}^{N} \left(\sum_{i=l}^{N} m_{i}\right) H_{l}}{k_{bj}}$$
(15)

$$\lim_{\omega \to 0} \frac{d}{d\omega} \left\{ \operatorname{Im} \left( \frac{V_j}{\ddot{U}_g} \right) \right\} = \frac{c_{sj} \sum_{i=j}^{N} m_i}{k_{sj}^2}$$
(16)

$$\lim_{\omega \to 0} \frac{d}{d\omega} \left\{ \operatorname{Im}\left(\frac{\Phi_{j}}{\ddot{U}_{g}}\right) \right\} = \frac{c_{bj} \sum_{l=j}^{N} \left(\sum_{i=l}^{N} m_{i}\right) H_{l}}{k_{bj}^{2}}$$
(17)

## 2.4 ARX パラメターを用いた物理パラメターの表現

前節で提案した同定式は伝達関数の極限値を用いる ため、実際の観測データから同定を行う際に低振動数 域でのばらつきが問題となる。本節では、この困難点 を克服する為にARX モデルを利用する。また、伝達 関数をテイラー展開し、建物の物理パラメターをARX パラメターによって表現することを考える。

地動加速度 $\ddot{u}_{s}(t)$  と各層の $v_{j}(t), \phi_{j}(t)$  が観測されれ ば、ARX パラメター $a_{k}, b_{k}(k = 1, ..., n)$  を用いて伝達関 数は次式のように表現される。ただし、 $T_{0}$  はサンプ リング周期である。

$$G(\omega) = \frac{b_{1}e^{-i\omega T_{0}} + \dots + b_{n}e^{-ni\omega T_{0}}}{1 + a_{1}e^{-i\omega T_{0}} + \dots + a_{n}e^{-ni\omega T_{0}}} = \frac{\sum_{k=1}^{n}b_{k}e^{-ki\omega T_{0}}}{1 + \sum_{k=1}^{n}a_{k}e^{-ki\omega T_{0}}}$$
(18)

次に、(18)式で表現された伝達関数の*ω*=0周り のテイラー展開を考える。

$$G(\omega) = A_0 + A_1 \omega + A_2 \omega^2 + \cdots$$
 (19)

$$A_{0} = \frac{\sum_{k=1}^{n} b_{k}}{1 + \sum_{k=1}^{n} a_{k}}$$
(20)

$$A_{1} = \frac{-iT_{0}\left\{\left(\sum_{k=1}^{n} b_{k}\right)\left(n + \sum_{k=1}^{n-1} (n-k)a_{k}\right) - \left(\sum_{k=1}^{n-1} (n-k)b_{k}\right)\left(1 + \sum_{k=1}^{n} a_{k}\right)\right\}}{\left(1 + \sum_{k=1}^{n} a_{k}\right)^{2}}$$

(21) これらは水平・回転成分ごとにそれぞれ決まる ので、水平・回転成分の伝達関数 G(ω)<sup>H</sup>, G(ω)<sup>R</sup> と

(19)~(21)式により、ARX パラメターで表現された 新たなパラメター  $A_0, A_1, \dots を$ 水平・回転成分ごとに 用いることにより、(14)~(17)式へ代入して各物 理パラメターは次式のように表される。

して、別々に表現する。

$$k_{sj} = -\frac{\sum_{i=j}^{N} m_i}{\lim_{\omega \to 0} \operatorname{Re}\left\{G(\omega)^H\right\}} = -\frac{\sum_{i=j}^{N} m_i}{A_0^H}$$
(22)

$$k_{bj} = -\frac{\sum_{l=j}^{N} \left(\sum_{i=l}^{N} m_{i}\right) H_{l}}{\lim_{\omega \to 0} \operatorname{Re}\left\{G(\omega)^{R}\right\}} = -\frac{\sum_{l=j}^{N} \left(\sum_{i=l}^{N} m_{i}\right) H_{l}}{A_{0}^{R}}$$
(23)

$$c_{sj} = \frac{\lim_{\omega \to 0} \frac{d}{d\omega} \left[ \ln \left\{ G(\omega)^H \right\} \right] k_{sj}^2}{\sum_{i=j}^N m_i} = \frac{\sum_{i=j}^N m_i}{\left( A_0^H \right)^2} A_1^H$$
(24)

$$c_{bj} = \frac{\lim_{\omega \to 0} \frac{d}{d\omega} \Big[ \operatorname{Im} \Big\{ G(\omega)^{R} \Big\} \Big] k_{bj}^{2}}{\sum_{l=j}^{N} \Big( \sum_{i=l}^{N} m_{i} \Big) H_{l}} = \frac{\sum_{l=j}^{N} \Big( \sum_{i=l}^{N} m_{i} \Big) H_{l}}{\left( A_{0}^{R} \right)^{2}} A_{1}^{R}$$
(25)

### 3. 数値シミュレーションによる検証

3.1 振動数領域のシミュレーションを用いた検証

2.3 節において推測した多層モデルに対する同定式 (14)~(17)の妥当性を検証する。ここでは表1に示す ような諸量をもつ4層モデルを用いて振動数領域のシ ミュレーションを行う。せん断剛性は1次固有周期0.4 秒で逆三角1次モードになるせん断モデルの剛性を用 い、1次の減衰定数は1.37%(剛性比例)に設定した。 また、回転剛性は現実的なものとして設定した。

表1 4層モデル諸量



図2では振動数ゼロ付近でシミュレーションのグラ フと推測値が一致しており、図3では振動数ゼロ付近

![](_page_2_Figure_7.jpeg)

でシミュレーションのグラフの傾きと推測値の傾きが 一致していることが分かる。つまり、推測値は妥当な 値であると考えられる。

更に、モデル諸量を種々変化させて検証した結果、 いずれの場合も今回と同様、妥当な結果を得た。

3.2 時刻歴応答データを用いた検証(剛性)

次に、前節と同様の4層モデルに対し、図4のよう なランダム波を入力した際の時刻歴解析を行い、得ら れた時刻歴データを用いたシミュレーションを行う。

また、この時刻歴データに対しARX モデルを用い ることで伝達関数の平滑化を試みたシミュレーション 結果も併せて示す。(ARX モデル次数は200)

図5より、剛性については時刻歴データによる検証 でも良好な精度を保っている。また、低振動数域の乱 れの問題に対し、ARXモデルを用いることは有効な手 段であると考えられる。一方、減衰については、1次 固有振動数周辺における half-power 法により、1次減 衰定数が約1.4%(設定値1.37%)となることを明ら かにした。

![](_page_3_Figure_1.jpeg)

## 4. 水平加速度を用いた同定

せん断型モデルに対して参考文献1)で導入された 同定関数に、本論文で導出した式を用いることにより、 曲げせん断型モデルに対して水平加速度応答を含む次 のような式(26)を得る。

$$f_{j}(\omega) = \frac{-\omega^{2} \sum_{i=j}^{N} m_{i}}{\frac{\ddot{U}_{g} + \ddot{Y}_{j-1}}{\ddot{U}_{g} + \ddot{Y}_{j}} - 1}$$
(26)

- \*1 京都大学大学院 大学院生
- \*2 京都大学大学院 工学研究科建築学専攻
- \*3 竹中工務店 技術研究所

式(26)の振動数 $\omega = 0$ の極限値を各層毎に求め、せん断剛性と回転剛性の比率を用いることにより、剛性を第1層から順次同定することが可能である。

## 5. 結論

- (1)構造物の曲げを各層に付加した回転ばねにより評価し、せん断ばねと回転ばねを直列させる曲げせん断型モデルの定式化を行った。
- (2) 1層曲げせん断型モデルにおいて、地動加速 度に対する各層のせん断変形および層間相対 床回転角の伝達関数のω=0周りにおけるテ イラー展開から、ゼロ振動数における極限値 と、各物理パラメターの関係式を導出した。
- (3) 1層曲げせん断型モデルの同定式から多層曲 げせん断型モデルにおける同定式を推測した。
- (4) 伝達関数のω=0周りにおけるテイラー展開の各係数とARXパラメターの間の関係と、各物理パラメターの同定式の関係から、剛性・減衰の物理パラメターが、ARXパラメターにより表現できることを明らかにした。
- (5) 推測した多層曲げせん断型モデルの同定式の 妥当性を、振動数領域のシミュレーションに より検証した。
- (6) 振動数ゼロ付近でのばらつきが大きい時刻歴 データの場合には、ARXモデルを適用して伝 達関数を平滑化することが効果的であること を明らかにした。
- (7) せん断型モデルと同様の同定関数に本論文の 式を用いることにより、水平加速度応答を利 用した同定が可能であることを示した。

参考文献

- 1) 中村充, 竹脇出, 安井譲, 上谷宏二, 限定された地 震観測記録を用いた建築物の剛性と減衰の同時同 定, 構造系論文集, 28, 75-82, 2000. 2.
- 2)前田朋宏,限定された観測データを用いた ARX モ デルによる建物の剛性・減衰同定法,京都大学修 士論文,2011.2.
- 3)F.E.Udwadia,D.K.Sharma,P.C.Shah, Uniqueness of damping and stiffness distributions in the identification of soil and structural systems, *J. Appl. Mech.*, 45, 181-187, 1978.3.

Graduate Student, Kyoto Univ. Graduate School of Eng., Kyoto Univ. R&D Institute, Takenaka Corp.