極配置法に基づく建物振動の統一的理解の連結制振への拡張

Extension of Unified Understanding Based on Pole Allocation for Building Vibration to Joint Damper

池田芳樹·松本祐輝⁽¹⁾

Yoshiki IKEDA and Yuki MATSUMOTO⁽¹⁾

(1) 京都大学大学院工学研究科(現·清水建設株式会社)

(1) Graduate School of Engineering, Kyoto University (currently, Shimizu Corporation)

Synopsis

For two adjacent buildings connected by a joint damper, an inverse problem is formulated based on the pole allocation method in control theory. The structural system is simplified as a two-degree-of-freedom (2-DOF) lumped-mass damped shear model. The unified governing equation, which expresses the relationship between an assigned control target and the structural parameters for an earthquake-resistant building, a seismically isolated building, or a passively controlled building, is extended to structural control by a joint damper. The introduced equation automatically constrains the variances of the structural parameters under the assigned modal properties. The integration of the pole allocation method and the fixed-point theory directly estimates the additional damping effect on the objective buildings from the optimum capacity of joint damper, which improves the trial-and-error steps at the preliminary design stage. Numerical examples verify the theoretical integration using a 20-DOF building model in which two 10-DOF models are connected by a joint damper between the top lumped masses.

キーワード:建物,連結制振,統一的理解,極配置,定点理論,制御効果 Keywords: building, joint damper, unified understanding, pole allocation, fixed-point theory, control effect

1. はじめに

著者らは、多質点系1本棒せん断振動型モデルに制 御工学で広く利用されている極配置法を適用して、 建物の振動を共通に支配する数式が存在することを 明らかにした(池田, 2021; Ikeda, 2021; 池田・松 本, 2022; 松本・池田, 2022; Ikeda and Matsumoto, 2022; 松本・池田, 2023a).この式は統一式または 支配方程式と呼ばれ、基礎免震、中間層免震、同調 型マスダンパ(TMD: Tuned Mass Damper)によるパ ッシブ制振さらには層間ダンパによるパッシブ制振 で、固有振動モードに対応する極を指定すると、免 震・制振装置を表現するパラメータの値が自動的に 制約されることを意味している.この式によって, 免震・制振構造の制御効果を物理的に理解し易くな り,TMDでは試行錯誤的な装置の設計を改善するこ とが可能になった.本論文では,今まで1棟の建物で 考察してきた統一式を,隣り合う建物2棟を繋いだダ ンパによって振動低減を図る連結制振に拡張してい る(池田・松本,2023;松本・池田,2023b).

連結制振は、互いに隣接する建物をダンパで連結 して、1棟または2棟の振動低減を図る制振である. その基本特性の把握では、2棟の建物を2本の均質な 断面をもつ連続体せん断梁でモデル化した文献 (Luco and De Barros, 1998; Tubaldi, 2015) があるも のの、多くは2棟を質点系でモデル化している.建物 を質点系でモデル化したほぼ全ての研究は、ダンパ を模擬したダッシュポットのみで2つの1質点1自由 度系(S-DOF: single degree of freedom)非減衰モデ ルを繋いだ2質点2自由度系(2-DOF: two degrees of freedom)モデルに、TMDと同様に定点理論を適用し た研究(岩浪ら,1986)から派生している.制御対 象構造物が非減衰の場合には、構造物の入力に対す る出力の周波数伝達関数にダッシュポットの減衰係 数を変化させても動かすことができない2つの不動 点が現れ、この不動点は定点と言われている.周波 数伝達関数の高さを定点より下げることはできない ため、その定点で伝達関数が最大値となるように減 衰係数を決定することが定点理論の考え方である. これは、TMDの定点理論(Den Hartog, 1956)と同 じダンパーの最適化手法である.定点は2つあり、慣

例でP点とQ点と言われることが多い. これら2つの 定点に対応して,最適な減衰係数を求める2次方程式 が2つ存在するため,定点理論は2つの減衰係数の平 均をダッシュポットの最適値にしている. この定点 理論は,ダッシュポットの減衰係数の最適化手法を 提案しており,連結制振を考察する上で基準となる ダンパ設計法になっている.

定点理論は、同一著者によって連結部にダッシュ ポットと並列にばねも置かれたモデルに拡張された が、それは数値解析に依存する最適化であった(岩 浪ら、1993).その後、この問題で閉じた解が誘導 された(蔭山ら、2000).連結部にばねを追加する と、2棟間の質量比が同じ場合にも制御効果が得られ るようになるが、その値が大きくなると周波数伝達 関数の定点で極大値が一致しなくなり、ばねがない 場合の定点理論が定義する「最適減衰」は得られな くなる(岩浪ら、1993).また、追加した連結ばね に依存しない定点が存在することも明らかにされた (蔭山ら、2000).これらの周波数伝達特性は閉じ た解でより明確になった.

さらに、2棟の質量比と剛性比の積が一定の場合に、 連結ばねが不要になることも指摘された(蔭山ら、 2000).連結ばねが必要な顕著な場合は、2棟の質量 が大きく異なり、かつ小さい質量をもつ建物単独の 固有振動数が大きい質量をもつ建物単独の固有振動 数より低い時に限られる.この連結ばねが必要な場 合は、高さがほぼ同じ建物が隣接する状況では稀で あると考えられる.連結制振は、建物2棟の振動性状 すなわち揺れの違いを利用する制振である.連結ば ねを加えることは、2棟の揺れを揃えることにも機能 するため、原理上やや矛盾がある.

連結制振では, 隣接建物を異なる高さで複数のダ ンパで繋ぐ方法もある (Xu, He and Ko, 1999; Zhang and Xu, 1999; Zhu, Ge and Huang, 2011). 本論文は, 隣接2棟の建物高さがほぼ同じ場合を想定しており, 最上階付近にダンパを設置し,2棟を同時に振動低減 することを考えている.

連結制振に関する文献(岩浪ら,1986;岩浪ら, 1993; 蔭山ら, 2000)は、制御対象を2-DOFの非減 衰モデルに制約しているものの、ダンパ自体の最適 減衰を求める問題をほぼ解決した.その一方で、制 振の目的である構造物に与える減衰効果を直接表現 する理論にはなっていない. ダンパの最適化には, 定点理論のほかにも、モード減衰比を最大にする方 法 (Basili, De Angelis and Pietrosanti, 2019) やダンパ の平均的なエネルギ吸収を大きくする方法 (Zhu and Iemura, 2000) も提案されているが、やはり減衰効果 を直接表現してはいない.また、パラメトリック解 析や数値解析に依存するダンパの最適化や効果の提 示 (Xu et al., 1999; Zhang and Xu, 1999; Zhu et al., 2011; Gattulli, Potenza and Lepidi, 2013) は, 特に設 計の初期段階で構造設計者にやや不親切であり、閉 じた形の式で効果を評価できることが望まれる.

連結部にダッシュポットとばねがあるモデルに定 点理論を適用した場合に、2棟の質量比と振動数比に より固有モード特性が3つに分類できるという指摘 (楊ら, 2007) は、連結制振の特性を新たな観点で 調べた結果である. ダッシュポットのみを連結部で 考慮する初期のモデルでも、固有モード特性が分類 された(満田ら, 2014). そこでは、2棟の建物の質 量比と剛性比の関係でモード特性が異なることが, 閉じた表現で明らかにされた. モード特性を分類し ている点は楊ら(2007)と同じであるが、ダッシュ ポットの大きさを変動させると、それに連動してモ ード特性が変わるという観点がある.これは、ダッ シュポットの最適減衰を重要視する定点理論では見 過ごされていた観点であった. 質量比と剛性比の積 が一定の場合は、蔭山ら(2000)が指摘する連結ば ねが不要な場合に相当し、2棟への付加減衰効果をダ ッシュポットの減衰係数のある範囲内で,厳密に同 じにすることができることも明らかにされている. そして,この条件に該当しなくても,実用上の減衰 係数の範囲では、2棟の付加減衰効果をほぼ同じにで きることが示されている.

連結制振でも、アウトフレームといった副構造を 利用した方法(伊藤ら、2008; Moon, 2011; Fu, 2013; Pipitone, Barone and Palmeri, 2018; Reggio, Restuccia and Ferro, 2018; Reggio, Restuccia, Martelli and Ferro, 2019; Pipitone, Barone and Palmeri, 2020) や慣性質量ダンパによる連結制振(村瀬・竹脇, 2021) では,主構造の応答のみを抑えることを志向してい る.多くの制振は,設置した装置を揺らして地震エ ネルギを吸収する原理であるため,2つの構造物を同 時に応答低減しないことは比較的簡単と考えられる. しかしながら、実建物への適用を考慮すると、片方 の建物の応答が著しく大きくなってしまう制振は現 実的ではなく、2棟の応答を同時低減する観点は重要 である.

以上の研究背景を踏まえて、本論文は次の構成に なっている.

第2章では、極配置法に基づく建物振動の統一的理 解を連結制振に拡張し,それを定点理論と統合する ことで、隣接2棟で同じ減衰効果を予測する式を誘導 する.2.1節から2.4節で、今まで1棟の建物で考察し てきた統一式を、2-DOFモデルにおける連結制振に 拡張する.2.5節では,既往の定点理論(岩浪ら,1986) の座標変換を行い,新たな座標系で最適減衰の閉じ た数式を誘導する. 定点理論は機械分野から提案さ れており,制御対象構造物の変位は入力の変位を含 む絶対座標系で表現されている. 建物では、入力の 変位は制御できない地表の変位を意味するため、定 点理論を建物に適用するためには, 建物の変位を地 表からの相対量に変更する必要がある. それに伴っ て, ダッシュポットの最適減衰係数の表現を確認す る必要もある.2.6節では、2.4節までで誘導した統一 式を座標変換した定点理論と統合する.この統合に より、2棟の建物に等しく与える減衰効果が、建物の 質量比と振動数比から得られるようになる.

第3章では、2.6節で得た減衰効果予測式の基本的 性質を調べる.予測式が、2棟の質量比と固有振動数 比のみに依存することから、それらの変動によって 効果がどのように変化していくのかを主に示す.

第4章では,減衰効果予測式の多自由度系(M-DOF: multi degree of freedom)モデルにおける利用法を,2 棟の10-DOF建物モデルを最上質点で連結した 20-DOFモデルの固有値解析を用いて提案する.2.6 節で誘導された効果予測式は2-DOFモデルに基づい ているため,それをM-DOFモデルに適用するための 補正法を示す.固有値解析と地震応答解析では,2 棟の応答をほぼ同じにする目的が達成できているこ とを示す.固有値解析は建物の減衰比という観点か ら,地震応答解析は時刻歴応答という観点から,目 的が達成できていることを調べている.

最後に第5章では本論文の成果を整理する.

2. 連結制振への極配置法の適用

2.1 運動方程式と状態方程式

1 質点 S-DOF 減衰建物を連結制振した 2 質点 2-DOF モデルを考える (Fig.1).

このモデルが地震を受けた場合の運動方程式は,

$$\begin{bmatrix} m_A & 0\\ 0 & m_B \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_A\\ \ddot{x}_B \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} c_A + c_J & -c_J\\ -c_J & c_B + c_J \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{x}_A\\ \dot{x}_B \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} k_A + k_J & -k_J\\ -k_J & k_B + k_J \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_A\\ x_B \end{bmatrix} = -\begin{bmatrix} m_A & 0\\ 0 & m_B \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1\\ 1 \end{bmatrix} \ddot{y}_0$$
(1)

で表現される. ここに,

*m*_A: 建物 A を表現する質点の質量

m_B: 建物 B を表現する質点の質量

- *k_A*: 建物 A のせん断剛性
- *k*_B: 建物 B のせん断剛性
- *k*J: : 連結部の軸ばね
- *c*_A:建物 A の減衰係数
- cB:建物 Bの減衰係数
- cJ:連結ダンパの減衰係数
- x_A:建物 A の質点の基礎固定端からの変位
- x_B:建物 B の質点の基礎固定端からの変位
- \dot{y}_0 :地動入力加速度



Fig.1 2-DOF model for joint damper

 ωAを建物 A 単体の固有円振動数,ωBを建物 B 単体の固有円振動数,hAを建物 A 単体の減衰係数,hB を 建物 B 単体の減衰係数,μ を建物 A の建物 B に対す る質量比とすると,

$$\omega_A^2 = \frac{k_A}{m_A}, \quad \omega_B^2 = \frac{k_B}{m_B} \tag{2}$$

$$2h_A\omega_A = \frac{c_A}{m_A}, \quad 2h_B\omega_B = \frac{c_B}{m_B}$$
(3)

$$u = \frac{m_B}{m_A} \tag{4}$$

の関係がある.連結ダンパの見かけの固有振動数ω」 と減衰比 h」を

$$=\frac{k_J}{m}$$
 (5)

$$2h_J\omega_B = \frac{c_J}{m_B} \tag{6}$$

として定義すると、式(7)と式(8)を得る.

 ω_1^2

$$\frac{k_J}{m_A} = \frac{m_B}{m_A} \frac{k_J}{m_B} = \mu \omega_J^2 \tag{7}$$

$$\frac{c_J}{m_A} = \frac{m_B}{m_A} \frac{c_J}{m_B} = 2\mu h_J \omega_B \tag{8}$$

式(2)から式(8)を運動方程式(1)に代入すると

$$\begin{cases} \ddot{x}_{A} \\ \ddot{x}_{B} \end{cases} + \begin{bmatrix} 2h_{A}\omega_{A} + 2\mu h_{J}\omega_{B} & -2\mu h_{J}\omega_{B} \\ -2h_{J}\omega_{B} & 2h_{B}\omega_{B} + 2h_{J}\omega_{B} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{x}_{A} \\ \dot{x}_{B} \end{bmatrix}$$

$$+ \begin{bmatrix} \omega_{A}^{2} + \mu\omega_{J}^{2} & -\mu\omega_{J}^{2} \\ -\omega_{J}^{2} & \omega_{B}^{2} + \omega_{J}^{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_{A} \\ x_{B} \end{bmatrix} = - \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix} \ddot{y}_{0}$$

$$\vec{y}_{0}$$

$$\begin{cases} \dot{x}_{B} \\ \dot{x}_{A} \\ \dot{x}_{B} \\ \end{cases} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \\ -\omega_{A}^{2} - \mu\omega_{J}^{2} & \mu\omega_{J}^{2} \\ \omega_{J}^{2} & -\omega_{B}^{2} - \omega_{J}^{2} \\ 0 & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{x}_{A} \\ \dot{x}_{B} \\ \vdots \\ x_{A} \\ x_{B} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ \vdots \\ y_{0} \\ 0 \end{bmatrix}$$
(10)

2.2 指定する極による特性方程式

Fig.1の解析モデルは2つの振動モードをもつ.制 御目標となる j 次モードの固有円振動数を ωj, それ に対応するモード減衰比を hj とおくと、その特性方 程式は

 $(s^{2} + 2h_{1}\omega_{1}s + \omega_{1}^{2})(s^{2} + 2h_{2}\omega_{2}s + \omega_{2}^{2}) = 0$ (11) となる.これを極sで展開すれば,次式が得られる.

$$s^{4} + 2(h_{1}\omega_{1} + h_{2}\omega_{2})s^{3} + (\omega_{1}^{2} + 4h_{1}h_{2}\omega_{1}\omega_{2} + \omega_{2}^{2})s^{2} + 2\omega_{1}\omega_{2}(h_{2}\omega_{1} + h_{1}\omega_{2})s + \omega_{1}^{2}\omega_{2}^{2} = 0$$
(12)

2.3 系の特性方程式

状態方程式(10)に対応する特性方程式は

$$\begin{vmatrix} -2h_{A}\omega_{A} - 2\mu h_{J}\omega_{B} - s & 2\mu h_{J}\omega_{B} \\ 2h_{J}\omega_{B} & -2h_{B}\omega_{B} - 2h_{J}\omega_{B} - s \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \\ & -\omega_{A}^{2} - \mu\omega_{J}^{2} & \mu\omega_{J}^{2} \\ & \omega_{J}^{2} & -\omega_{B}^{2} - \omega_{J}^{2} \\ & -s & 0 \\ 0 & -s \end{vmatrix} = 0$$
(13)

である.この行列式に公式
$$|A| = |A_{22}||A_{11} - A_{12}A_{22}^{-1}A_{21}|$$
 (14)を適用する.分割行列を

$$A_{11} = \begin{bmatrix} -2h_A \omega_A - 2\mu h_J \omega_B - s & 2\mu h_J \omega_B \\ 2h_J \omega_B & -2h_B \omega_B - 2h_J \omega_B - s \end{bmatrix},$$

$$A_{12} = \begin{bmatrix} -\omega_A^2 - \mu \omega_J^2 & \mu \omega_J^2 \\ \omega_J^2 & -\omega_B^2 - \omega_J^2 \end{bmatrix},$$

$$A_{21} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}, \quad A_{22} = \begin{bmatrix} -s & 0 \\ 0 & -s \end{bmatrix}$$

$$A_{21} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}, \quad A_{22} = \begin{bmatrix} -s & 0 \\ 0 & -s \end{bmatrix}$$

とおくと、容易に糸の特性方程式が得られる.

$$s^{4} + 2\{h_{A}\omega_{A} + h_{B}\omega_{B} + (1+\mu)h_{J}\omega_{B}\}s^{3} + \{\omega_{A}^{2} + \omega_{B}^{2} + (1+\mu)\omega_{J}^{2} + 4(h_{A}h_{B}\omega_{A}\omega_{B} + h_{A}h_{J}\omega_{A}\omega_{B} + \mu h_{B}h_{J}\omega_{B}^{2})\}s^{2} + 2\{h_{A}\omega_{A}(\omega_{B}^{2} + \omega_{J}^{2}) + h_{B}\omega_{B}(\omega_{A}^{2} + \mu \omega_{J}^{2}) + h_{J}\omega_{B}(\omega_{A}^{2} + \mu \omega_{B}^{2})\}s + \omega_{A}^{2}\omega_{B}^{2} + \mu\omega_{B}^{2}\omega_{J}^{2} + \omega_{A}^{2}\omega_{J}^{2} = 0$$
(16)

2.4 極配置問題

目標とする特性方程式(12)に系の特性方程式(16) を一致させる条件は, $h_A \omega_A + h_B \omega_B + (1+\mu)h_J \omega_B = h_1 \omega_1 + h_2 \omega_2$ (17) $\omega_A^2 + \omega_B^2 + (1+\mu)\omega_J^2$

$$+ 4(h_A h_B \omega_A \omega_B + h_A h_J \omega_A \omega_B + \mu h_B h_J \omega_B^2)$$
(18)
$$= \omega_1^2 + 4h_1 h_2 \omega_1 \omega_2 + \omega_2^2$$

$$\begin{aligned} h_A \omega_A (\omega_B^2 + \omega_J^2) + h_B \omega_B (\omega_A^2 + \mu \omega_J^2) \\ + h_I \omega_B (\omega_A^2 + \mu \omega_B^2) = \omega_1 \omega_2 (h_2 \omega_1 + h_1 \omega_2) \end{aligned}$$
(19)

$$\frac{h_A \omega_A (\omega_B^2 + \omega_J^2)}{\omega_A^2 \omega_B^2 + \mu \omega_B^2 \omega_J^2 + \omega_A^2 \omega_J^2} + \frac{h_B \omega_B (\omega_A^2 + \mu \omega_J^2)}{\omega_A^2 \omega_B^2 + \mu \omega_B^2 \omega_J^2 + \omega_A^2 \omega_J^2} + \frac{h_J \omega_B (\omega_A^2 + \mu \omega_B^2)}{\omega_A^2 \omega_B^2 + \mu \omega_B^2 \omega_J^2 + \omega_A^2 \omega_J^2} = \frac{h_1}{\omega_1} + \frac{h_2}{\omega_2}$$
(21)

を得る. 上式の左辺の分子と分母を剛性と減衰係数 で表現する.

$$\omega_A^2 \omega_B^2 + \mu \omega_B^2 \omega_J^2 + \omega_A^2 \omega_J^2 = \frac{k_A k_B}{m_A m_B} + \frac{k_B k_J}{m_A m_B} + \frac{k_A k_J}{m_A m_B}$$
(22)

$$h_A \omega_A (\omega_B^2 + \omega_J^2) = \frac{c_A}{2} \left(\frac{k_B}{m_A m_B} + \frac{k_J}{m_A m_B} \right)$$
(23)

$$h_B \omega_B(\omega_A^2 + \mu \omega_J^2) = \frac{c_B}{2} \left(\frac{k_A}{m_A m_B} + \frac{k_J}{m_A m_B} \right)$$
(24)

$$h_J \omega_B(\omega_A^2 + \mu \omega_B^2) = \frac{c_J}{2} \left(\frac{k_A}{m_A m_B} + \frac{k_B}{m_A m_B} \right)$$
(25)

これら4式を用いて、式(21)の左辺を整理すると
$$c(k \pm k)$$
 $c(k \pm k)$

$$\frac{c_A(k_B + k_J)}{2(k_A k_B + k_B k_J + k_J k_A)} + \frac{c_B(k_A + k_J)}{2(k_A k_B + k_B k_J + k_J k_A)} + \frac{c_J(k_A + k_B)}{2(k_A k_B + k_B k_J + k_J k_A)} = \frac{h_1}{\omega_1} + \frac{h_2}{\omega_2}$$
(26)

$$\frac{\frac{1}{2}\left(\frac{c_A}{k_A + \frac{1}{\frac{1}{k_B} + \frac{1}{k_J}} + \frac{c_B}{k_B + \frac{1}{\frac{1}{k_A} + \frac{1}{k_J}} + \frac{c_J}{k_J + \frac{1}{\frac{1}{k_A} + \frac{1}{k_B}}}\right) = \frac{h_1}{\omega_1} + \frac{h_2}{\omega_2}$$
(27)

が得られる.式(27)の左辺の各項で、分母が剛性、

分子は減衰係数になっており, Fig.2の 3-DOF モデル から得られた

$$\frac{1}{2} \left(\frac{c_1}{k_1} + \frac{c_2}{k_2} + \frac{c_3}{k_3} \right) = \frac{h_1}{\omega_1} + \frac{h_2}{\omega_2} + \frac{h_3}{\omega_3}$$
(28)

と同じ型をしている(池田・松本, 2022;松本・池 田, 2023a). ここで, $k_i \ge c_i$ はそれぞれ i層のせん断 剛性と減衰係数, $\omega_j \ge h_j$ はそれぞれ j 次モードの固 有円振動数と減衰比である.









式(27)の左辺の第3項は, Fig.3に示すモデルで考 えると理解し易い. その分母は k_A と k_Bの直列ばねと k_Jを並列に配置した合成ばねを表現しており,その 合成ばねに分子の c_Jが並列に配置されている.

2.5 定点理論における座標変換と最適減衰の 閉じた数式表現

2 棟をダッシュポットのみで繋いだ場合の定点理 論は、すでに発表されている(岩浪ら、1986).この 文献は機械分野の論文であるため、構造物の変位に 入力の変位が含まれる座標系を採用している.この 構造物の変位は,建築構造分野では地動を含めた絶 対変位という意味である.そこで,定点理論を式(1) が表現する座標系で書き換える.

定点理論では、ダンパに比較してきわめて小さい 構造物自体の減衰および 2 棟を繋ぐ軸ばねを無視し ているから、式(3)と式(7)で $c_A = c_B = k_J = 0$ とおく、 その場合には、式(9)は次のように簡略化される.

$$\begin{cases} \ddot{x}_{A} \\ \ddot{x}_{B} \end{cases} + \begin{bmatrix} 2\mu h_{J}\omega_{B} & -2\mu h_{J}\omega_{B} \\ -2h_{J}\omega_{B} & 2h_{J}\omega_{B} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{x}_{A} \\ \dot{x}_{B} \end{bmatrix}$$

$$+ \begin{bmatrix} \omega_{A}^{2} & 0 \\ 0 & \omega_{B}^{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_{A} \\ x_{B} \end{bmatrix} = -\begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix} \ddot{y}_{0}$$

$$(29)$$

連結ばねk」は、2棟の質量比と剛性比の積が一定の 場合には不要となることが指摘されている(蔭山ら, 2000).また、この連結ばねが必要な顕著な場合は、 2棟の質量が大きく異なり、かつ小さい質量をもつ建 物単独の固有振動数が大きい質量をもつ建物単独の 固有振動数より低い場合に限られることも指摘され ている.本論文は、高さがほぼ同じ隣接建物の最上 階付近にダンパを設置し、2棟を同時に振動低減する ことを想定している.連結制振は建物2棟の揺れの違 いを利用する制振であり、2棟をばねで繋ぐことは2 棟の揺れを揃えることにもなるため、原理上やや矛 盾がある.

建物が固有円振動数 ω で地動により強制加振され, 地動変位を $y = Y \exp(i\omega t)$,固定端からの建物変位を $x_A = X_A \exp(i\omega t) \ge x_B = X_B \exp(i\omega t)$ におくと

$$\begin{bmatrix} \omega_A^2 - \omega^2 + 2i\mu h_J \omega_B \omega & -2i\mu h_J \omega_B \omega \\ -2ih_J \omega_B \omega & \omega_B^2 - \omega^2 + 2ih_J \omega_B \omega \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_A \\ X_B \end{bmatrix} = \omega^2 \begin{bmatrix} Y \\ Y \end{bmatrix}$$
(30)

から

ここで,

$$\begin{cases} X_A \\ X_B \end{cases} = \frac{\begin{cases} \omega_B^2 - \omega^2 + 2ih_J\omega_B\omega(1+\mu) \\ \omega_A^2 - \omega^2 + 2ih_J\omega_B\omega(1+\mu) \end{cases}}{(\omega_A^2 - \omega^2)(\omega_B^2 - \omega^2) + 2ih_J\omega_B\omega((\omega_A^2 - \omega^2) + \mu(\omega_B^2 - \omega^2))} \end{cases}$$

 $\xi = \frac{\omega}{\omega_A}, \quad \gamma = \frac{\omega_B}{\omega_A} \tag{32}$

(31)

を導入すると,

$$\begin{cases} \frac{X_A}{Y} \\ \frac{X_B}{Y} \\ \frac{X_B}{Y} \end{cases} = \frac{\begin{cases} (\gamma^2 - \xi^2) + 2ih_J\gamma\xi(1+\mu) \\ (1-\xi^2) + 2ih_J\gamma\xi(1+\mu) \end{cases}}{(1-\xi^2)(\gamma^2 - \xi^2) + 2ih_J\gamma\xi\{1+\mu\gamma^2 - (1+\mu)\xi^2\}} \end{cases}$$
(33)

となり, 左辺の振幅比の絶対値は

$$\left|\frac{X_A}{Y}\right| = \sqrt{\frac{(\gamma^2 - \xi^2)^2 \xi^4 + 4h_J^2 \gamma^2 \xi^6 (1+\mu)^2}{(1-\xi^2)^2 (\gamma^2 - \xi^2)^2 + 4h_J^2 \gamma^2 \xi^2 \{1+\mu\gamma^2 - (1+\mu)\xi^2\}^2}}$$

$$\left|\frac{X_B}{Y}\right| = \sqrt{\frac{(1-\xi^2)^2 \xi^4 + 4h_J^2 \gamma^2 \xi^6 (1+\mu)^2}{(1-\xi^2)^2 (\gamma^2 - \xi^2)^2 + 4h_J^2 \gamma^2 \xi^2 \{1+\mu \gamma^2 - (1+\mu)\xi^2\}^2}}$$

(35)

(34)

となる. 建物 A と B それぞれにダンパを表現する *cJ* に依存しない定点がある. 建物 A では,条件(36)が 伝達関数(34)の不動点を意味する.

$$(1 - \xi^{2})^{2} (\gamma^{2} - \xi^{2})^{2} : (\gamma^{2} - \xi^{2})^{2} \xi^{4}$$

= $4h_{J}^{2} \gamma^{2} \xi^{2} \{1 + \mu \gamma^{2} - (1 + \mu) \xi^{2}\}^{2} : 4h_{J}^{2} \gamma^{2} \xi^{6} (1 + \mu)^{2}$ (36)

物理的意味を考えて符号を選択すると、次式を得る.

$$\xi^{2} = \frac{2 + (1 + \gamma^{2})\mu}{2(1 + \mu)}$$
(37)

同様に, 建物 B では条件(38)が伝達関数(35)の不動 点を意味する.

$$(1-\xi^{2})^{2}(\gamma^{2}-\xi^{2})^{2}:(1-\xi^{2})^{2}\xi^{4}$$

= $4h_{J}^{2}\gamma^{2}\xi^{2}\{1+\mu\gamma^{2}-(1+\mu)\xi^{2}\}^{2}:4h_{J}^{2}\gamma^{2}\xi^{6}(1+\mu)^{2}$ (38)

物理的意味を考えて符号を選択すると,次式を得る.

$$\xi^{2} = \frac{1 + \gamma^{2} + 2\mu\gamma^{2}}{2(1 + \mu)}$$
(39)

建物 A の伝達関数で定点高さを求めるために,式 (37)を

$$\left|\frac{X_A}{Y}\right|_{h_J=0} = \sqrt{\frac{\xi^4}{(1-\xi^2)^2}}$$
(40)

に代入する.

$$\frac{\xi^2}{1-\xi^2} = \pm \frac{2+(1+\gamma^2)\mu}{(1-\gamma^2)\mu}$$
(41)

同様に, 建物 B の伝達関数で定点高さを求めるため に, 式(39)を

$$\left|\frac{X_B}{Y}\right|_{h_J=0} = \sqrt{\frac{\xi^4}{(\gamma^2 - \xi^2)^2}}$$
(42)

に代入する.

$$\frac{\xi^2}{\gamma^2 - \xi^2} = \pm \frac{1 + \gamma^2 + 2\mu\gamma^2}{\gamma^2 - 1}$$
(43)

ダンパで移動できない定点の高さを揃える条件は,

$$\frac{2 + (1 + \gamma^2)\mu}{(1 - \gamma^2)\mu} = \pm \frac{1 + \gamma^2 + 2\mu\gamma^2}{\gamma^2 - 1}$$
(44)

となる. 上式で負の符号が物理的意味をもち

$$\gamma = \frac{\omega_B}{\omega_A} = \frac{1}{\mu} \tag{45}$$

の関係が得られる.式(45)は文献(岩浪ら,1986) と同じ式であり,座標系に依存しないことがわかる.

2 つの定点の高さを揃える条件(45)を式(40)と式 (42)に代入すると、定点の高さが得られる.

$$\left|\frac{X_A}{Y}\right| = \left|\frac{\xi^2}{1-\xi^2}\right| = \left|\frac{\mu+1}{\mu-1}\right|$$
(46)

$$\left|\frac{X_B}{Y}\right| = \left|\frac{\xi^2}{\gamma^2 - \xi^2}\right| = \left|\frac{\mu + 1}{\mu - 1}\right|$$
(47)

上式で表現される定点(P点とQ点という)に対応 する無次元振動数は,式(37)と式(39)に式(45)を代 入して得られる.

$$\xi_P^2 = \frac{1+\mu}{2\mu} \tag{48}$$

$$\xi_{Q}^{2} = \frac{1+\mu}{2\mu^{2}}$$
(49)

P 点で伝達関数が最大になる減衰(P 点の最適減衰) を求める.式(34)に条件(45)を代入する.

$$\left(\frac{X_A}{Y}\right)^2 = \frac{\left(\frac{1}{\mu^2} - \xi^2\right)^2 \xi^4 + 4h_J^2 \frac{1}{\mu^2} \xi^6 (1+\mu)^2}{(1-\xi^2)^2 (\frac{1}{\mu^2} - \xi^2)^2 + 4h_J^2 \frac{1}{\mu^2} \xi^2 \{1+\mu \frac{1}{\mu^2} - (1+\mu)\xi^2\}^2}$$
(50)

分母と分子に µ⁴ を乗じた

$$\left(\frac{X_A}{Y}\right)^2 = \frac{(1-\mu^2\xi^2)^2\xi^4 + 4\mu^2(1+\mu)^2h_J^2\xi^6}{(1-\xi^2)^2(1-\mu^2\xi^2)^2 + 4(1+\mu)^2h_J^2\xi^2(1-\mu\xi^2)^2}$$
(51)

の分母を整理してから、 $\lambda = \xi^2$ と置き換える. (1- ξ^2)²(1- $\mu^2\xi^2$)²+4(1+ μ)² $h^2\xi^2$ (1- $\mu\xi^2$)²

$$= \mu^{4} \lambda^{4} + 2\mu^{2} \{2(1+\mu)^{2} h_{J}^{2} - (1+\mu^{2})\} \lambda^{3} + \{\mu^{4} + 4\mu^{2} + 1 - 8\mu(1+\mu)^{2} h_{J}^{2}\} \lambda^{2} + 2\{2(1+\mu)^{2} h_{J}^{2} - (1+\mu^{2})\} \lambda + 1$$
(52)

同様に分子を整理して、 $\lambda = \xi^2$ と置き換える.

$$(1 - \mu^{2}\xi^{2})^{2}\xi^{4} + 4\mu^{2}(1 + \mu)^{2}h_{J}^{2}\xi^{6} = \mu^{4}\lambda^{4} + \{4\mu^{2}(1 + \mu)^{2}h_{J}^{2} - 2\mu^{2}\}\lambda^{3} + \lambda^{2}$$
(53)

$$\left(\frac{X_{A}}{Y}\right)^{2} = \frac{\mu^{4}\lambda^{4} + \left\{4\mu^{2}(1+\mu)^{2}h_{J}^{2} - 2\mu^{2}\right\}\lambda^{3} + \lambda^{2}}{\left[\mu^{4}\lambda^{4} + 2\mu^{2}\left\{2(1+\mu)^{2}h_{J}^{2} - (1+\mu^{2})\right\}\lambda^{3}\right] + \left\{\mu^{4} + 4\mu^{2} + 1 - 8\mu(1+\mu)^{2}h_{J}^{2}\right\}\lambda^{2} + 2\left\{2(1+\mu)^{2}h_{J}^{2} - (1+\mu^{2})\right\}\lambda + 1}$$
(54)

式(54)の極大値を得るために *λ* で微分し,分子だけ を考える.

$$\begin{split} &\mu^8\lambda^5 + \{8\mu^5(1+\mu)^2h_J^2 - \mu^8 - 4\mu^6\}\lambda^4 \\ &+ \{16\mu^3(1+\mu)^4h_J^4 - 2\mu^3(1+\mu)^2(\mu^3 + 7\mu + 4)h_J^2 + 4\mu^6 + 6\mu^4\}\lambda^3 \\ &+ \{-16\mu^2(1+\mu)^4h_J^4 + 8\mu^2(1+\mu)^2(2+\mu^2)h_J^2 - 6\mu^4 - 4\mu^2\}\lambda^2 \\ &+ \{4\mu^2 + 1 - 2(1+\mu)^2(1+3\mu^2)h_J^2\}\lambda - 1 = 0 \end{split}$$

この式に式(48)から得られる

(55)

$$\xi_P^2 = \frac{1+\mu}{2\mu} = \lambda \tag{56}$$

を代入すると

$$\mu^{4}(1+\mu)^{5} + 2\mu^{2}(1+\mu)^{4} \{8(1+\mu)^{2}h_{J}^{2} - \mu^{3} - 4\mu\} + 4\mu(1+\mu)^{3} \{16(1+\mu)^{4}h_{J}^{4} - 2(1+\mu)^{2}(\mu^{3} + 7\mu + 4)h_{J}^{2} + 4\mu^{3} + 6\mu\} + 8\mu(1+\mu)^{2} \{-16(1+\mu)^{4}h_{J}^{4} + 8(1+\mu)^{2}(2+\mu^{2})h_{J}^{2} - 6\mu^{2} - 4\} + 16(1+\mu) \{4\mu^{2} + 1 - 2(1+\mu)^{2}(1+3\mu^{2})h_{J}^{2}\} - 32\mu = 0$$

$$-64\mu(1+\mu)^{6}(1-\mu)h_{J}^{4} +8(1+\mu)^{3}(-\mu^{6}+6\mu^{4}-4\mu^{3}-9\mu^{2}+12\mu-4)h_{J}^{2} -\mu^{9}-3\mu^{8}+6\mu^{7}+18\mu^{6}-21\mu^{5}-39\mu^{4} +48\mu^{3}+24\mu^{2}-48\mu+16=0$$
(58)

は、岩浪ら(1986)の式(14)で表現される Q 点の減 衰の式に一致する. すなわち,座標系を変えると P 点と Q 点は反転する. この文献では h の係数を因数 分解していないが,因数分解により式は簡潔に表現 できる.

$$\begin{split} & \mu^{b} \hat{\lambda}^{5} + \{8\mu^{5}(1+\mu)^{2}h_{J}^{2} - \mu^{4}(4\mu^{2}+1)\}\hat{\lambda}^{4} \\ & + \{16\mu^{3}(1+\mu)^{4}h_{J}^{4} - 2\mu^{2}(1+\mu)^{2}(4\mu^{3}+7\mu^{2}+1)h_{J}^{2} + 2\mu^{4}(2+3\mu^{2})\}\hat{\lambda}^{3} \\ & + \{-16\mu^{2}(1+\mu)^{4}h_{J}^{4} + 8\mu^{2}(1+\mu)^{2}(1+2\mu^{2})h_{J}^{2} - 2\mu^{4}(3+2\mu^{2})\}\hat{\lambda}^{2} \\ & + \{\mu^{4}(4+\mu^{2}) - 2\mu^{2}(1+\mu)^{2}(3+\mu^{2})h_{J}^{2}\}\hat{\lambda} - \mu^{4} = 0 \end{split}$$

(60) に、式(49)から得られる

$$\xi_Q^2 = \frac{1+\mu}{2\mu^2} = \lambda \tag{61}$$

を代入すると

$$\begin{split} &(1+\mu)^5+2(1+\mu)^4\{8\mu(1+\mu)^2h_J^2-(1+4\mu^2)\}\\ &+4(1+\mu)^3\{16\mu(1+\mu)^4h_J^4-2(1+\mu)^2(4\mu^3+7\mu^2+1)h_J^2+2\mu^2(2+3\mu^2)\}\\ &+8\mu^2(1+\mu)^2\{-16(1+\mu)^4h_J^4+8(1+\mu)^2(1+2\mu^2)h_J^2-2\mu^2(3+2\mu^2)\}\\ &+16\mu^4(1+\mu)\{\mu^2(4+\mu^2)-2(1+\mu)^2(3+\mu^2)h_J^2\}-32\mu^8=0 \end{split}$$

$$64\mu(1+\mu)^{6}(1-\mu)h_{J}^{4} +8(1+\mu)^{3}(-4\mu^{6}+12\mu^{5}-9\mu^{4}-4\mu^{3}+6\mu^{2}-1]h_{J}^{2} +16\mu^{9}-48\mu^{8}+24\mu^{7}+48\mu^{6}-39\mu^{5}-21\mu^{4} +18\mu^{3}+6\mu^{2}-3\mu-1=0$$
(63)

は、岩浪ら(1986)の式(13)で表現される P 点の減 衰の式に一致する.この式も因数分解により簡潔に 表現できる.

$$64\mu(1+\mu)^{6}(1-\mu)h_{J}^{4} - 8(1+\mu)^{3}(1-\mu)^{4}(1+2\mu)^{2}h_{J}^{2}$$

- $(1-\mu)^{5}(1+2\mu)^{4} = 0$ (64)

式(59)と式(64)は h_J^2 に関する 2 次式であるから, 2 次方程式の解の公式に当てはめる. P 点の最適減衰は,

$$1 < \mu \mathcal{O} - \frac{\mu}{2m} \hat{\Box} \qquad h_{P,J,opt} = -\frac{(1-\mu)(2+\mu)}{2(1+\mu)\sqrt{2(1+\mu)}}$$
(66)

同様に、Q点の最適減衰を求める.

$$\mu \le 1 \mathcal{O} \stackrel{\text{H}}{=} \widehat{C} \qquad h_{\underline{Q},J,opt} = \frac{(1-\mu)(1+2\mu)}{2(1+\mu)\sqrt{2\mu(1+\mu)}} \tag{67}$$

$$1 < \mu \mathcal{O}$$
場合 $h_{Q,J,opt} = -\frac{(1-\mu)(1+2\mu)}{2(1+\mu)\sqrt{2\mu(1+\mu)}}$ (68)

最適減衰比 *h_{J,opt}* は 2 つの定点で互いに異なるから, それを平均する.式(65)と式(67)の平均が式(69)に なり,式(66)と式(68)の平均が式(70)になる.この 平均は,座標系を変更して P 点と Q 点を得る式が反 転したことが,結果的に最適減衰比に影響しないこ とを意味している.

µ≤1の場合

$$h_{J,opt} = \frac{1 - \mu}{4(1 + \mu)\sqrt{2(1 + \mu)}} \left(2 + \mu + \frac{1 + 2\mu}{\sqrt{\mu}}\right)$$
(69)

/

1<µの場合

$$h_{J,opt} = -\frac{1-\mu}{4(1+\mu)\sqrt{2(1+\mu)}} \left(2+\mu+\frac{1+2\mu}{\sqrt{\mu}}\right)$$
(70)

これらを一式にまとめると最適減衰比は次式となる.

$$h_{J,opt} = \frac{\left|1 - \mu\right|}{4(1 + \mu)\sqrt{2(1 + \mu)}} \left(2 + \mu + \frac{1 + 2\mu}{\sqrt{\mu}}\right) \tag{71}$$

岩浪ら(1986)による最適減衰の算定法を,座標 系を変更した上で閉じた数式で表現することは,次 章以降に連結制振に拡張した統一式(27)を利用する 上で重要な役割を果たす.

2.6 統一式と定点理論の統合

統一式(27)を定点理論と結び付ける.2.5 節で紹介したように、定点理論は $c_A = c_B = k_J = 0$ を仮定している.その場合、式(27)は

$$\frac{\frac{1}{2} \frac{c_J}{\frac{1}{\frac{1}{k_A} + \frac{1}{k_B}}} = \frac{1}{2} \frac{\frac{c_J}{\frac{k_A k_B}{k_A + k_B}} = \frac{h_1}{\omega_1} + \frac{h_2}{\omega_2}$$
(72)

になる. $h_{J,opt}$ に対応する減衰係数を $c_{J,opt}$ とおくと, 式(2), 式(4)および式(32)から

$$c_{J,opt} = 2m_B \omega_B h_{J,opt} = 2\mu \gamma m_A \omega_A h_{J,opt}$$
(73)

$$\frac{k_A k_B}{k_A + k_B} = \frac{\mu \gamma^2}{1 + \mu \gamma^2} m_A \omega_A^2 \tag{74}$$

式(73)と式(74)を式(72)に代入すると

$$\frac{1+\mu\gamma^2}{\gamma}\frac{h_{J,opt}}{\omega_A} = \frac{h_1}{\omega_1} + \frac{h_2}{\omega_2}$$
(75)

を得る.2棟で減衰比を同じにする目標 ($h = h_1 = h_2$) を掲げると、次式が得られる.

$$\frac{1+\mu\gamma^2}{\gamma}\frac{h_{J,opt}}{\omega_A} = h\left(\frac{1}{\omega_1} + \frac{1}{\omega_2}\right)$$
(76)

2 棟の非減衰建物がダッシュポットでのみ繋がって いるため、近似的に ω1 と ω2 は ω4 と ωB に置き換え られる. どのモードが建物 A になるかは確定できな いが、2 棟の減衰効果を同じにするという条件では それは問題にならない.

$$\frac{1+\mu\gamma^2}{\gamma}\frac{h_{J,opt}}{\omega_A} = h\left(\frac{1}{\omega_A} + \frac{1}{\omega_B}\right)$$
(77)

$$h = \frac{1 + \mu \gamma^2}{1 + \gamma} h_{J,opt} \tag{78}$$

上式に式(71)を代入すれば,

$$h = \frac{(1+\mu\gamma^2)|1-\mu|}{4(1+\gamma)(1+\mu)\sqrt{2(1+\mu)}} \left(2+\mu+\frac{1+2\mu}{\sqrt{\mu}}\right)$$
(79)

となる.上式は,統一式を定点理論に導入すること により,2棟の建物に与える減衰効果 h が建物の質 量比 μ と振動数比 y で決まることを意味している.

3. 2質点系モデルによる連結制振の基本特性

Fig.4は、質量比 μ を0.8、入力の建物Aに対する円 振動数比 ξ を1.25とした場合に、2棟の建物の周波数 伝達関数を示している.実線が建物A、破線が建物B の伝達関数であり、連結ダンパの減衰比 h_J は0.01、 0.0835(μ =0.8の時の最適減衰比)および0.5の3種類 である.

ダンパの減衰比が0.01の時には、建物Aの伝達関数 のピークは ξ =1.0で現れ、建物Bの伝達関数のピーク は ξ =1.25で現れる.ダンパの減衰比が0.5と大きくな ると2棟は一体になり、伝達関数のピークは1.0と1.25 の平均である ξ =1.12近くに現れる.ダンパの減衰比 に依存しないP点とQ点も確認できる.

Fig.5は、建物の質量比μとダンパの最適減衰比hJ.opt の関係を式(69)と式(70)に基づいて描いている.こ れらの式によりダンパの最適減衰比の閉じた表現を 得ているが、Fig.5は岩浪ら(1986)の文献の図5と同 じである. 質量比が0.5から2.5の範囲では,式(65) と式(67)との差ならびに式(66)と式(68)との差は小 さく,それらの平均である式(69)と式(70)は良い近 似を与えている.2棟の質量が同じ場合には,ダンパ の最適減衰比はゼロになり,連結制振が成立しない.



Fig.4 Frequency transmissibilities based on Equations (34) and (35) ($\mu = 0.8$ and $\xi = 1.25$)

Optimal damping ratio h_{J, opt}



Fig.5 Optimal damping ratio *h_{J, opt}* for joint damper

Structural damping ratio h



Fig.6 Structural damping ratio h

Fig.6は、2棟の建物の減衰比hを、建物の質量比μ を横軸にして式(79)に基づいて描いている.減衰比h は質量比μと固有振動数yの関数であるが、質量比の 影響の方が大きい.同じ質量比では固有振動数比が 高い方が建物の減衰は大きくなり,質量比が小さい と固有振動数比の影響を受け難くなっている.統一 式と定点理論を統合したことにより,連結制振の目 標である建物の減衰効果を容易に予測できるように なった.

本論文は、高さがほぼ同じ隣接建物の最上階付近 にダンパを設置し、2棟を同時に振動低減することを 想定している.一般に、建物の1次固有振動数は、建 物高さと鉄骨造または鉄筋コンクリート造というよ うな構造種別の影響を大きく受ける.その結果、隣 接2棟の構造種別が同じならば、2棟の固有振動数比 は1.0に近い場合が現実的と考えるべきである.

Fig.5とFig.6は横軸を質量比にしているため,Fig.5 をFig.6に重ね合わせることができる(Fig.7). 建物 の減衰比hはダンパの最適減衰比h_{J,opt}と同じオーダ であり,連結制振ではダンパが建物の減衰に直接的 に寄与している.これは,離接建物でダンパの大き な反力が確保できるためであり,連結制振の長所と してすでに指摘されていた(蔭山ら,2000).そし て,式(78)の右辺でh_{J,opt}に乗じる係数で,この長所 の説明が可能になった.



Fig.7 Structural damping ratio *h* in comparison to optimal damping ratio *h_J*, *opt* for joint damper

4. 建物減衰予測式の多自由度系での利用法

統一式と定点理論の統合によって得られた建物減 衰の予測式(79)は、2-DOFモデルに基づいており、 結果として各建物の1次振動モードを対象にしてい る.本論文は、高さがほぼ同じ隣接建物の最上階付 近に連結ダンパを設置して、両棟を同時に振動低減 することを想定しているため、主な制御対象は各建 物の1次モードである.しかしながら、質点数が増え ると、各建物で1次モードの応答低減を目的としても、 2次モード以上の影響を考慮する必要がある.ここで は、各建物をM-DOFモデルにした場合で、予測式(79) の利用法を数値解析により示す.

4.1 数値解析モデル

1棟を建物Aとして、10質点10自由度系(10-DOF) 1本棒せん断振動型モデルとする.Table 1に、その各 質点の質量、各層のせん断剛性と減衰係数を示す. 減衰係数は、内部粘性型(剛性比例型)減衰で1次モ ードに対して1%を与えた場合に対応する値である. 建物モデルの総質量は 5000×10³kg(5000ton)であ る.Table 2に固有振動数とモード減衰比を、Fig.8に1 次から3次までのモード形を刺激関数で示す.

Table 1 Structural parameters for Model A

Lumped mass No.	Mass (10 ³ kg)	Story	Stiffness (MN/m)	Damping coefficient (MNs/m)
10	600	10	318.7	1.090
9	450	9	367.7	1.257
8	450	8	441.3	1.509
7	450	7	514.8	1.760
6	470	6	588.4	2.012
5	470	5	656.5	2.347
4	490	4	784.5	2.682
3	510	3	882.6	3.018
2	560	2	980.7	3.353
1	550	1	1078.7	3.688

Table 2Natural frequencies and modal damping ratios
of Model A

Mode No.	Natural frequency (Hz)	Damping ratio (%)
1	0.931	1.00
2	2.389	2.57
3	3.887	4.18
4	5.344	5.74
5	6.686	7.18
6	7.856	8.44
7	8.966	9.63
8	10.01	10.76
9	11.19	12.02
10	12.45	13.38



Fig.8 1st to 3rd mode shapes (Model A)



Table 3 Total mass ratios and 1st frequency ratios for Models B1, B2, B3 and B4

Model	B1	B2	B3	B4
Mass ratio μ	0.9	1.1	0.9	1.1
Frequency ratio y	1.25	1.25	0.80	0.80

Table 4 Lumped-mass distribution for Models B1, B2, B3 and B4

-			
Lumped mass No.	B1 & B3	B2 & B4	
10	540	660	
9	405	495	
8	405	495	
7	405	495	
6	423	517	
5	423	517	
4	441	539	
3	459	561	
2	504	616	
1	495	605	
Total mass	4500	5500	
Mass ratio μ	0.9	1.1	
	(Unit for mass: 10 ³ kg)		

Table 5 Stiffness distribution for Models B1, B2, B3 and B4

	D5 und D			
Story	B1	B2	B3	B4
10	448.2	547.8	183.6	224.4
9	517.1	632.1	211.8	258.9
8	620.6	758.5	254.2	310.7
7	724.0	884.9	296.6	362.5
6	827.4	1011.3	338.9	414.2
5	965.3	1179.9	395.4	483.3
4	1103.2	1348.4	451.9	552.3
3	1241.2	1517.0	508.4	621.3
2	1379.1	1685.5	564.9	690.4
1	1517.0	1854.1	621.3	759.4
			(Uni	$t \cdot MN/m$

(Unit: MN/m)

Table 6 Damping distribution for Models B1, B2, B3 and B4

Story	B1	B2	B3	B4
10	1.226	1.498	0.785	0.959
9	1.414	1.728	0.905	1.106
8	1.697	2.074	1.086	1.328
7	1.980	2.420	1.267	1.549
6	2.263	2.766	1.448	1.770
5	2.640	3.226	1.690	2.065
4	3.017	3.687	1.931	2.360
3	3.394	4.148	2.173	2.655
2	3.771	4.609	2.414	2.951
1	4.148	5.070	2.655	3.246
			(Unit:	MNs/m)

Table 7 Natural frequencies of Models B1, B2, B3 and R4

and D-		
Mode No.	B1 & B2	B3 & B4
1	1.164	0.745
2	2.986	1.911
3	4.859	3.110
4	6.680	4.275
5	8.357	5.348
6	9.820	6.285
7	11.21	7.173
8	12.52	8.011
9	13.99	8.951
10	15.57	9.963
Frequency ratio y	1.25	0.80

(Unit for frequency: Hz)

隣接する建物Bとして,建物Aに対する総質量比µ と1次モードの振動数比yを変えたTable 3に示す4モ デルを考える. Fig.9に建物Aと建物Bを最上質点で連 結した20質点20自由度系(20-DOF)モデルを示す. これらのモデルの高さ方向の剛性分布は、建物A の分布の比例倍とする.したがって、建物Bのモード 形は建物Aに完全に一致する.減衰は,建物Bでも1 次モードに対して1%の内部粘性減衰を仮定する. Table 4からTable 6に、建物Bの4モデルに関する質量、 剛性および減衰を示す. Table 7には、4モデルに対応 する固有振動数を示す.

4.2 各建物の1次有効質量に対する最適ダンパ 減衰

式(79)は、各建物の1次モードを対象にしている. そこで、式(73)に基づいてダンパの最適減衰係数を 計算する際に、質量mBとして建物Bの1次有効質量を 用いる.式(80)で得られる有効質量はモードの規準 化に依存せず、その全モード次数にわたる総和は建 物の全質量に等しいことが知られている(Clough and Penzien, 1982) .

$$M_{j} = \frac{\left(\sum_{i=1}^{n} m_{i} u_{ij}\right)^{2}}{\sum_{i=1}^{n} m_{i} u_{ij}^{2}}$$
(80)

ここに, *M_j* はj次モードの有効質量, *m_i* は質点*i*の質 量, *u_{ij}* は質点*i*のj次モードの振幅, *n*は質点数である. 例題の20-DOFモデルでは, *n*は10になる. Table 8に 各建物の1次有効質量, 1次固有振動数およびダンパ の最適減衰を示す.

Table 8	1st effective modal masses, 1st natural
	frequencies, and optimal damping
	coefficients for joint domners

coefficients for joint dampers					
Model	Α	B1	B2	B3	B4
Effective					
modal mass	3771	3394	4148	3394	4148
$M_1 (10^3 \text{kg})$					
Mass ratio μ	-	0.9	1.1	0.9	1.1
Optimal					
damp. ratio	-	3.95	3.57	3.95	3.57
$h_{J, opt}$ (%)					
Natural freq.		1 164	1 164	0 745	0 745
f_1 (Hz)	-	1.104	1.104	0.743	0.743
Freq. ratio y	-	1.	25	0.	80
Opt. damp.					
coefficient		1.0(1	2 1 (9	1 254	1 207
CJ, opt	-	1.961	2.168	1.254	1.38/
(MNs/m)					

4.3 1次有効質量から計算した建物の目標付加 減衰の補正

ダンパの最適減衰係数を式(73)で計算する際に各 建物の1次モードの値を用いたが、この最適減衰係 数をもつダンパを 20-DOF モデルに取り付けると、 ダンパは実際には1次モード以外にも効いている. 言い換えると、効果予測式(79)を 20-DOF モデルに そのまま適用すると、ダンパが高次モードにも効く ために、1次モードの減衰効果は過小評価される. そこでモードの刺激性を考慮して、式(79)を補正す ることを考える.

ダッシュポットで表現したダンパは建物間の相対 速度に対して効き,固有値問題ではこの相対速度は 相対モード変位に対応する.2 棟はダッシュポット のみで繋がっているため,非減衰固有値問題として 20-DOF モデルを扱う場合には,2棟は完全に独立し た10組のモード形を示す.これはFig.10に示すよう に,20-DOF 全体系モデルの1次と2次のモードが一 組で各建物の1次モードであり,全体系の3次と4 次のモードが一組で各建物の2次モードになること を意味する.

今,ある一組のモードで,最上質点の刺激関数の 絶対値の和が2棟の最大相対変位であると考える. 非減衰固有値問題では2棟は完全に独立しているた め,各棟の刺激関数は固定点を基準にした振幅であ る.したがって,2棟間の相対応答を問題にした場 合には,それらの和や差を考える必要がある.差は 相対応答を過小評価するので採用せず,和を採用す ると,j次モードの最大相対変位は







$$\left| u_{10j}^{A} \beta_{j}^{A} \right| + \left| u_{10j}^{B} \beta_{j}^{B} \right| \tag{81}$$

となる. ここで、 $u_{10j}^{A}\beta_{j}^{A}$ と $u_{10j}^{B}\beta_{j}^{B}$ は建物 A と B の最 上質点(ともに質点 10)の j 次モードの刺激関数で ある. Fig.11 は、式(82)に示す j 次モードの最大相 対変位の総和に対する比を表現している.

$$\frac{\left|u_{10j}^{A}\beta_{j}^{A}\right| + \left|u_{10j}^{B}\beta_{j}^{B}\right|}{\sum_{i=1}^{10} \left(\left|u_{10j}^{A}\beta_{j}^{A}\right| + \left|u_{10j}^{B}\beta_{j}^{B}\right|\right)}$$
(82)

図中の記号は、例えば A1 は建物 A 単独の 1 次モー ド, B2 は建物 B 単独の 2 次モードを意味する.した がって、A1 と B1 の合計は式(81)で*j*を1にした場 合に対応し、A2 と B2 の合計は*j*を2にした場合に 対応する.本数値解析では 2 棟の建物のモード形が 完全に一致するため、建物 B の 4 ケースとも*j* 次モ ードで建物 A と B の比率は等しく、しかも 4 ケース の同一モードの比率も等しい.



Fig.11 Joint damper contribution to each mode

Model	Damping ratio by	Additional damping ratio in the 1st mode (%)			Ave./
Bldg.B	Eq.(79) (%)	Bldg.A	Bldg.B	Average	Eq.(79)
B1	4.22	8.14	8.01	8.07	1.91
B2	4.32	9.42	6.72	8.07	1.87
B3	3.46	5.48	7.52	6.50	1.88
B4	3.38	6.19	6.67	6.43	1.90
	1.89				

Table 9 Comparison of damping ratios in the 1st modes

A1 と B1 の合計は、1 次モードで 54.6%、2 次モードで 22.4%、3 次モードで 11.4%になっている.高次 モードほど、刺激関数の絶対値がその総和に占める 割合は小さくなっている.各棟の1 次モードの値を 使ってダンパの最適減衰係数を Table 8 のように計 算しても、20-DOF モデルに取り付けるとダンパは実 際には1 次モード以外にも効いている.具体的に説 明すると、1 次モードの値を使ってダンパの最適減 衰係数を計算しても、2 次以上のモードに 45.4% (= 100.0-54.6) が使われていることになる.そこで Table 8 の最適減衰係数に 1.83 倍(1.000/0.546)の割 り増しを行う.この割り増しには刺激関数を用いて いるため、高次モードほど 2 棟間の相対変位に対し て低い刺激性しかもたないことを考慮している.

次に,このダンパの最適減衰係数の割増係数 1.83 が妥当であることを示す.建物 B の 4 ケースで Table 8 の最下欄に示した最適減衰係数をもつダッシュポ ットを取り付け,20-DOF モデルのシステム行列の固 有値(極)から1 次モードの付加減衰比を算定する.

建物 A と B 自体の 1 次モードの減衰比を 1%に仮定 したため, 20-DOF モデルの 1 次モードの減衰比から 1%を減じた値が付加減衰比である. Table 9 は, この 付加減衰比を 2-DOF モデルに基づく理論式(79)から 得た値と比較している.

B1モデルの場合,20-DOFモデルの1次モードの減 衰比は建物Aで8.14%,建物Bで8.01%であり,その平 均は8.07%になっている.この平均は式(79)から得ら れた減衰比4.22%の1.91倍である.式(79)で算定した 減衰比に対する20-DOFモデルの付加減衰比の平均 倍率は1.89倍であり,これは先にFig.11から求めた 1.83倍にほぼ一致する.これは,建物減衰予測式(79) で得られる減衰比を高次モードの影響を考慮して割 り増した補正が,妥当であることを示している.

式(78)によれば、建物に与える付加減衰比はダン パの減衰比(容量)に比例している.したがって、 ダンパの容量を割り増した影響は、建物に与える減 衰効果の補正に影響する.

4.4 地震応答解析による制振効果の確認

前節に示した4つの20-DOFモデルを用いて地震応 答解析を行い,提案した付加減衰効果の予測法が2 棟の応答を同時に制御するという目的をほぼ達成し ていることを示す.極配置法が線形系を対象にして おり,2棟の1次固有振動数が0.745Hzから1.164Hzの 範囲にあることから,短周期成分が多い1940年 Imperial Valley地震で記録されたEl Centro波(NS成分) を,最大速度を25cm/sに規準化して入力する.この 規準化に対応する最大加速度は255.0cm/s²である.

Fig.12 から Fig.15 は、建物 A と B1 の 2 つの最上 質点をダッシュポットで表現するダンパにより繋い だ場合の最大応答値分布である. Fig.12 は階を表現 する質点の加速度, Fig.13 と Fig.14 はそれに対応す る固定端に対する速度と変位,そして Fig.15 は質点 間の相対変位で、建物の層間変位になっている. 2 本の破線は 2 棟が独立している非制御時の応答であ り、2 本の実線が連結した 20-DOF モデルの制御時の 応答である. 黒線は建物 A,赤線は建物 B の応答を 示す. ダッシュポットの最適減衰係数 *cJ. opt* は, Table 8に示す定点理論から得た 1.961MNs/mを設定してい る.

この時の1次モード減衰比は建物Aで9.14%,建物Bで9.01%であり,これらの値から建物自体の減衰比1%を差し引いた値がTable 9の8.14%と8.01%である.最大速度(Fig.13)の建物A質点7で制御時の応答が非制御時よりも若干大きい現象が見られるものの,2棟で制御効果が得られていることは明らかである.非制御時の加速度と速度の応答は2棟で異なるが,制御時には近い値になっている.

同様に、Fig.16からFig.19は、建物AとB2の最大応 答値分布である.このモデルの1次固有振動数比yは 前述のモデルと同じ1.25であるため、最大応答値分 布はFig.12からFig.15と極めて似ている.2つのモデル とも、建物Aよりも建物Bで応答低減率が高い.1次 固有振動数は建物Aで0.931Hz、建物Bで1.164Hzであ る.建物Aの方が建物Bよりも柔らかいため、建物A が自ら揺れて、建物Bのダンパにもなっていると考え



Fig.12 Peak acceleration distributions of Model A-B1



Fig.13 Peak velocity distributions of Model A-B1



Fig.14 Peak displacement distributions of Model A-B1



Fig.15 Peak interstory displacement distributions of Model A-B1



Fig.16 Peak acceleration distributions of Model A-B2



Fig.17 Peak velocity distributions of Model A-B2



Fig.18 Peak displacement distributions of Model A-B2



Fig.19 Peak interstory displacement distributions of Model A-B2

られる.連結制振では、2棟で同等の制御効果を得る ことは難しいが、制御時の応答を同程度にすること は容易であると言える.

Fig.20からFig.23は,建物AとB3の最大応答値分布 である.黒色で示す建物Aでは4種類の応答とも非制 御時よりも制御時に抑えられているが,赤色の建物B では応答低減効果は小さい.実線で示す制御時の応 答が破線で示す非制御時をやや上回る現象は,速度 と変位で見られる.

誘導した式(78)は、定点理論で得たダンパ自体の 最適減衰比から2棟で同じになる減衰比を予測する. ダンパは各建物に減衰を与えているが、この付加減 衰が2棟の制御時の応答を非制御時よりも抑えるこ とには必ずしも働いていない.最大応答値分布から、 2棟の応答を同程度にするという意図は達成されて いると理解すべきであろう.序論で紹介したように、



Fig.20 Peak acceleration distributions of Model A-B3



Fig.21 Peak velocity distributions of Model A-B3



Fig.22 Peak displacement distributions of Model A-B3



Fig.23 Peak interstory displacement distributions of Model A-B3





Fig.24 Peak acceleration distributions of Model A-B4



Fig.25 Peak velocity distributions of Model A-B4

Lumped mass no.



Fig.26 Peak displacement distributions of Model A-B4



Fig.27 Peak interstory displacement distributions of Model A-B4

このモデルでは連結制振で2棟の応答を同時に抑えることが難しいと指摘されている現象が見られる.

Fig.24からFig.27の建物AとB4では、1次固有振動数 比yが建物A-B3と同じ0.80であるため、最大応答値分 布に極めて似た傾向が見られる.モデルB3とB4の1 次固振動数は0.745Hzで、モデルAの0.961Hzよりも低 い.建物Bの方が建物Aよりも柔らかいため、建物B が自ら揺れて、建物Bのダンパにもなっている.連結 制振で2棟の振動低減率を同じにすることが難しい 点は、MR (Magnetotrheologocal) ダンパを利用した 場合ですでに報告されている (Bharti, Dumne and Shrimali, 2010)

5. まとめ

本論文は,はじめに極配置法に基づく建物振動の

統一的理解を2-DOFモデルで表現した連結制振に拡 振し,それを定点理論と統合することで,隣接2棟で 同じ減衰効果を予測する式を誘導した.次に,その 予測式の妥当性を,2つの10-DOFモデルを繋げた 20-DOFモデルの固有値解析と地震応答解析で検証 した.提案した効果の予測式は,高さがほぼ同じ隣 接建物の最上階付近にダンパを設置し,2棟を同時に 振動低減することを想定している.

その成果は、次の5項目に整理される.

- 今まで1棟の建物で考察してきた統一式を、
 2-DOFモデルにおける連結制振に拡張し、制御目標と構造パラメータの関係を示す導かれた式が、
 せん断振動型1本棒モデルで得ていた統一式と同様の表現であることを明らかにした。
- 2) すでに提案されている定点理論で,建物の制振に 適するように座標変換を行って,変換座標系でダ ンパの最適減衰係数を閉じた式で誘導した.座標 変換により,2つの定点(P点とQ点)で得られる ダンパの最適減衰を表現する式が反転するが,定 点理論では2つの最適減衰の平均をダンパの最適 減衰として採用するため,結果的に座標変換は最 適減衰に影響しなかった.
- 3)項目1で得た統一式を座標変換した定点理論と統合することで、2棟の建物に等しく与える減衰効果が、建物の質量比と振動数比で表現できるようになった.その結果、連結制振の目標である建物の減衰効果が容易に予測できるようになった.建物に与える減衰効果とダンパの最適減衰の関係も明らかになり、建物への付加減衰比がダンパの最適減衰比と同じオーダであることが確認された.これは、連結制振ではダンパの減衰係数が建物の減衰に直接的に寄与することを明確に説明していた.
- 4)項目3で得た減衰効果予測式の多自由度系における利用法を、2棟の10-DOF建物モデルを最上質点で連結した20-DOFモデルの固有値解析を用いて提案した.連結した2質点の刺激関数を用いて2-DOFモデルで計算される1次モードの付加減衰効果を割り増すと、ほぼM-DOFモデルで得た減衰比に一致した.これは、ダンパが高次モードにも機能する効果を考慮した結果である.2-DOFモデルで得た効果の予測式は、刺激関数(モード振幅)で補正することによりM-DOFモデルへの適用が可能になった.
- 5) 固有値解析は建物の減衰比という観点から,地震 応答解析は時刻歴応答という観点から、2棟の地 震応答を同程度に抑える目標が達成しているこ とを示した.ただし、2棟で同程度の付加減衰が 確保できるもの、地震時の応答低減率は2棟で異

なり、1棟では制御時の応答が若干非制御時より も大きくなる現象が認められた.これは、連結制 振で2棟を同時に応答低減することが難しいとい う指摘を裏付けていた.

謝辞

本研究は,独立行政法人・日本学術振興会の令和5 年度科学研究費助成事業(基盤研究(C)(一般), 課題番号:23K04344,研究代表者:池田芳樹)の助 成を受けて実施しました.ここに記して謝意を表し ます.

参考文献

- 池田芳樹(2021):建物の基礎免震,中間層免震お よび同調型マスダンパによる制振の統一的理解,京 都大学防災研究所年報,第64号B, pp.24-42.
- 池田芳樹・松本祐輝(2022):建物のパッシブ振動 制御の極配置法に基づく統一的理解,京都大学防災 研究所年報 第65号B, pp.14-29.
- 池田芳樹・松本祐輝(2023):建物振動を統一的に 記述する式の連結制振への拡張,令和4年度京都大 学防災研究所研究発表講演会,講演番号B311.
- 伊藤宰・辻聖晃・吉富信太・竹脇出(2008):アウ トフレーム連結制振構法による既存建物耐震補強 の逆問題型アプローチ,日本建築学会構造系論文集, 第73巻,第627号, pp.725-732.
- 岩浪孝一・鈴木浩平・背戸一登(1986):並列構造 物の制振法に関する研究(P,T,Q定点理論による 方法),日本機械学会論文集C編,52巻,484号, pp.3063-3072.
- 岩浪孝一・鈴木浩平・背戸一登(1993):ダンパと ばねで連結された並列構造物の制振法,日本機械学 会論文集C編,59巻,566号,pp.2975-2980.
- 蔭山満・安井譲・背戸一登(2000):連結制振の基本モデルにおける連結バネとダンパーの最適解の 誘導,日本建築学会構造系論文集,第529号, pp.97-104.
- 松本祐輝・池田芳樹(2022):建物の基礎免震,中 間層免震および同調型マスダンパによる制振の統 一的理解,構造工学論文集(日本建築学会), Vol.68B, pp.367-375.
- 松本祐輝・池田芳樹(2023a):極配置法に基づく多 質点1本棒せん断振動型建物モデルの支配方程式, 構造工学論文集(日本建築学会), Vol.69B, pp.1-9. 松本祐輝・池田芳樹(2023b):極配置法に基づく連 結制振の基本式の定点理論との統合,日本建築学 会大会学術講演梗概集(近畿),構造II, pp.327-328.

- 満田衛資・大渕充紀・辻聖晃・竹脇出(2014):連 結制振構法を用いた建物の固有振動および減衰に 関する基本特性,日本建築学会構造系論文集,第79 巻,第696号, pp.227-239.
- 村瀬充・竹脇出(2021):慣性質量ダンパーを用い た連結制振構造の最適慣性質量ダンパー量,日本建 築学会構造系論文集,第86巻,第784号, pp.912-923.
- 楊貴君・岩崎良二・高田毅士(2007):連結構造物 における定点理論に基づく質量比-周波数空間の 領域分類と最適パラメータの誘導,日本建築学会構 造系論文集,第617号,pp.71-76.
- Basili, M., De Angelis, M., Pietrosanti, D. (2019): Defective two adjacent single degree of freedom systems linked by spring-dashpot-inerter for vibration control. Eng. Structures, Vol.188, pp.480-492.
- Bharti, S.D., Dumne. S.M., Shrimali, M.K. (2010): Seismic response analysis of adjacent buildings connected with MR dampers, Eng. Structures, Vol. 32, pp.2122-2133.
- Clough, R.W., Penzien, J. (1982): Dynamics of Structures, McGraw-Hill Book Company, Singapore
- Den Hartog, J.P. (1956): Mechanical Vibrations (4th Edition), McGraw-Hill, pp.87-106.
- Fu, T.S. (2013): Double skin façades as mass dampers, Proc. American Control Conference, pp.4742-4746.
- Gattulli, V., Potenza, F., Lepidi, M. (2013): Damping performance of two simple oscillators coupled by a visco-elastic connection, J. Sound and Vibration, Vol.332, Issue 26, pp.6934-6948.
- Ikeda, Y. (2021): Fundamental equation based on pole allocation for interstory seismic isolation of buildings, Struct. Cont. and Health Monitoring, Vol.28, Issue 3, 19 pages.
- Ikeda, Y., Matsumoto, Y. (2022): Unified description of passive vibration control for buildings based on pole allocation to three-degree-of-freedom model, Struct. Cont. and Health Monitoring, Vol.29, Issue 9, 17 pages.
- Luco, J.E., De Barros, F.C.P. (1998): Optimal damping between two adjacent elastic structures. Earthquake Eng. & Struct. Dyn., Vol.27, Issue 7, pp.649-659.

- Moon, K.S. (2011): Structural design of double skin facades as damping devices for tall buildings, Procedia Eng., Vol.14, pp.1351-1358.
- Pipitone, G., Barone, G., Palmeri, A. (2018): Optimal design of double-skin façades as seismic vibration absorbers, Struct. Cont. and Health Monitoring, Vol.25, Issue 2, 16 pages.
- Pipitone, G., Barone, G., Palmeri. A. (2020): Stochastic deign of double-skin façades as seismic vibration absorbers, Advances in Eng Software, Vol.142, 13 pages, ID102749.
- Reggio, A., Restuccia, L., Ferro, G.A. (2018): Feasibility and effective of exoskeleton structures for seismic protection. Procedia Struct Integrity, Vol.9, pp.303-310.
- Reggio, A., Restuccia, L., Martelli, L., Ferro, G.A. (2019): Seismic performance of exoskeleton structures, Eng. Structures, Vol.198, 11 pages, ID109459.
- Tubaldi, E. (2015): Dynamic behavior of adjacent buildings by linear viscous/viscoelastic dampers, Struct. Cont. and Health Monitoring, Vol.22, Issue 8, pp.1086-1102.
- Xu, Y.L., He Q., Ko J.M. (1999): Dynamic response of damper-connected adjacent buildings under earthquake excitation, Eng. Structures, Vol.21, Issue 2, pp.135-148.
- Zhang, W.S., Xu, Y.L. (1999): Dynamic characteristics and seismic response of adjacent buildings linked by discrete damper. Earthquake Eng. & Struct. Dyn., Vol.27, Issue 7, pp.1163-1185.
- Zhu, H.P., Ge, D.D., Huang. X. (2011): Optimum connecting dampers to reduce the seismic responses of parallel structures, J. Sound and Vibration, Vol.330, Issue 9, pp.1931-1949.
- Zhu, H.P., Iemura H. (2000): A study of response control on the passive coupling element between parallel structures, Struct. Eng. and Mechanics, Vol. 9, Issue 4, pp.383-396.

```
(論文受理日: 2023年7月11日)
```