T2R2東京工業大学リサーチリポジトリ Tokyo Tech Research Repository

論文 / 著書情報 Article / Book Information

論題(和文)	│ │下部構造の変位低減に着目した中間層免震構造の多目的地震応答制御 │		
Title(English)	Multipurpose Passive Control of Mid-story Isolation Buildings Designed to Mitigate Seismic Response in Substructure		
著者(和文)	金子健作		
Authors(English)	Kensaku Kaneko		
出典(和文)	日本建築学会構造系論文集, Vol. 80, No. 718, pp. 1869-1879		
Citation(English)	Journal of Structural and Construction Engineering (Transactions of AIJ), Vol. 80, No. 718, pp. 1869-1879		
発行日 / Pub. date	2015, 12		
Rights	日本建築学会		
Relation	is version of: https://www.jstage.jst.go.jp/article/aijs/80/718/80_1869/_article/-char/ja/		
Note	本文データは学協会の許諾に基づきJ-STAGEから複製したものである		

下部構造の変位低減に着目した中間層免震構造の多目的地震応答制御 MULTIPURPOSE PASSIVE CONTROL OF MID-STORY ISOLATION BUILDINGS DESIGNED TO MITIGATE SEISMIC RESPONSE IN SUBSTRUCTURE

金子健作 Kensaku KANEKO

This paper describes the passive control method of mid-story isolation buildings designed to mitigate seismic response in the substructure. An equivalent two degree of freedom system consisting of both the substructure and the super structure is introduced. Optimal parameters of the isolation are formulated for the building subjected to white noise ground motions. The equivalent frequency and the damping factor of the equivalent single degree of freedom (SDOF) system are defined based on the random vibration theory. The practical estimation methods of maximum responses are proposed with the combination of the SDOF model and the response spectrum method. Finally, performance curve diagrams are presented.

Keywords: Mid-story isolation, Tuned mass damper, Dynamic absorber, Vibration control, Performance curve, Seismic retrofit 中間層免震, 同調質量ダンパー, 動吸収器, 制振, 性能曲線, 耐震改修

1. はじめに

中間層免震建築物における地震応答制御の基本概念は、下部構造 の固有周期と免震周期を隔絶して、すなわち同調させないことによ り、免震層より上階の上部構造の応答低減を図ることである。この とき、下部構造は耐震構造として設計される。これとは逆に、免震 層を含む上部構造を一種の同調質量ダンパー(以下、TMDと称す) と見做し、これと下部構造の振動を同調させて、下部構造の応答を 積極的に低減させる考え方がある^(例えば 1), 2)。この種の免震建築物は、 パッシブ制振構造に分類されるべきものである。TMD は、地震動に 対する応答のような過渡応答に対して制振効果が小さいことが知ら れるが、制振対象に対するTMD の質量比を大きくすることにより、 この弱点をある程度は克服することができる³⁾。

実際の設計例では、屋上庭園を TMD として利用した設計事例⁴⁾ や TMD を既存超高層建物の屋上に追設した長周期地震動対策事例 ⁵⁾がある。また、辻ら⁶は、耐震性の不足する既存不適格建築物に対 して、増築層の付加質量効果による制振改修法を提案している。そ の他にも応用的な設計例^{7),8)}などがある。また、中間層免震建築物 では、同調現象を積極的に意図しなくても、上部構造と下部構造の 連成効果が生じる場合がある⁹⁾。このように、同調質量効果による 制振は応用例も広く魅力的であるが、その制振設計法については、 +分に確立されていないのが現状である。例えば、パッシブ制振構 造 設計・施工マニュアル¹⁰⁾では、TMD を対象外としている。

Den Hartog¹¹)により広まった TMD に関する古典理論は、多くの研 究者により体系化されている。これらは、制振対象の構造物を1質 点系とし、これと TMD とを併せた2質点系を基本として、TMDの の最適剛性および最適減衰定数を議論している。背戸ら¹²)は、機械 構造物などに対して、TMDと接続する主系の位置の振動モードの振 幅を1としたときのモード質量およびモード剛性を用いて、2 質点 系に置換できることを示している。一方、建物に TMD を用いた検 討では、その多くが、等価1 質点系に上部構造を直接に接続してい る^{1),6)}。これは、下部構造のモード座標系と上部構造の物理座標系 を不適切に混在しているが、一般的な中間層免震建築物における等 価2 質点系においても同様の考えを踏襲しており^{13),14),15}、慣習的な 方法となっている。さらに、適切に等価2 質点系に縮約しても、同 調する非比例減衰系では、古典的モードによる SRSS 法の応答予測 は、精度の面で不十分であると考えられる¹⁶⁾。複素固有モードを用 いた CQC 法を適用した例⁶もあるが、実務で用いるには煩雑である。

以上より、本論文では、TMD の最適設計理論に基づいて、中間層 免震建築物における下部構造の変位応答の低減効果に着目した免震 層の設計法を定式化する。まず、下部構造と上部構造から成る中間 層免震建築物を等価2質点系に縮約する方法を示す。これに対して、 下部構造の2乗平均変位応答を最大限低減(最適同調)する免震層 の最適剛性および最適減衰定数を理論的に誘導し、従来の慣用的な 方法の問題点を指摘する。さらに、最適同調条件でない状態の上部 構造と下部構造の多様な諸元の組み合わせに対して、振動性状を包 括的かつ簡便に評価する手法を示す。これは、ランダム振動理論に より、等価2質点系をさらに等価1質点系に置換するものである。 最後に、制振構造の設計に良く用いられる性能曲線を提示し、上部 構造に生じる加速度と下部構造の変位低減に対する多目的な制振性 能を総合的に判断した設計が可能となることを示す。

東京工業大学大学院総合理工学研究科人間環境システム専攻 助教・博士(工学) Assist. Prof., Dept. of Built Environment, Interdisciplinary Graduate School of Science and Technology, Tokyo Institute of Technology, Dr.Eng.

2. 中間層免震建築物の等価2質点系への縮約方法

2.1 定式化

TMD の理論を適用するためには、多質点系で表された全体構造を 2 質点系に縮約する必要があり、その手法を理論的に誘導する。

対象とする建物(下部構造)は中低層に限定し、免震層は水平剛 性k。および粘性係数c。を有するVoigtモデルで表されるものとする。 免震層上部の上部構造は剛体であるものと仮定し、その質量 m。の みを考慮する(図1)。下部構造については、1次の振動モードが支 配的であるとし、この振動モードによる地震時の最大応答変位を最 小化するような免震層の水平剛性および減衰定数を見出すことを目 的とする。

はじめに、下部構造の自由度の縮約を考える。上部構造と下部構 造から成る全体構造の振動方程式は、以下のように表される。

$$M\ddot{u} + C\dot{u} + Ku = -Mr\ddot{u}_{a} \tag{1}$$

ここに、M,C,K はそれぞれ全体構造の質量マトリクス、減衰マト リクスおよび剛性マトリクスである。 μは変位ベクトル、 μはすべ ての成分を1とした地震影響ベクトル、ü。は地動加速度である。

仮想的に免震層の剛性を零とした場合の2つの固有ベクトルで全 体構造の変位ベクトル uを展開する。ひとつの固有ベクトル ø は、 下部構造が無変形のまま上部構造が変位する振動モードとなる。も う一方の固有ベクトル Ø, は、上部構造が静止状態のまま、下部構造 のみが変形する振動モードである。 M_f, K_fをそれぞれ下部構造の 質量マトリクスおよび剛性マトリクス、ω_fを上部構造がない場合 の固有円振動数として、次の主系の固有値問題を考える。

> $\left(-\omega_{f}^{2}\boldsymbol{M}_{f}+\boldsymbol{K}_{f}\right)\hat{\boldsymbol{\phi}}_{f}=\boldsymbol{0}$ (2)

式(2)の固有ベクトル $\hat{\phi}_f$ を用いて、uを次のように展開する。 $\boldsymbol{u} = \beta_f \boldsymbol{\phi}_f q_f + \beta_a \boldsymbol{\phi}_a u_a, \quad \boldsymbol{\phi}_f^T = \left\langle \boldsymbol{\theta}^T \quad \hat{\boldsymbol{\phi}}_f^T \right\rangle, \quad \boldsymbol{\phi}_a^T = \left\langle \hat{\boldsymbol{\phi}}_a^T \quad \boldsymbol{\theta}^T \right\rangle \quad (3a-c)$

ここに、q₁,u_aはそれぞれ下部構造の一般化変位および免震層上部 の(物理的な)変位である。 β_f, β_a はそれぞれ ϕ_f, ϕ_a に対応する刺 激係数である。式(3a)を式(1)に代入した式に $\beta_t \phi_t^T$ および $\beta_a \phi_a^T$ を左 乗し、固有ベクトルの直交性を考慮すれば、次式が得られる。

$$\begin{bmatrix} \beta_{a}^{2} \boldsymbol{\phi}_{a}^{T} \boldsymbol{M} \boldsymbol{\phi}_{a} & 0 \\ 0 & \beta_{f}^{2} \boldsymbol{\phi}_{f}^{T} \boldsymbol{M} \boldsymbol{\phi}_{f} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{u}_{a} \\ \ddot{q}_{f} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \beta_{a}^{2} \boldsymbol{\phi}_{a}^{T} \boldsymbol{C} \boldsymbol{\phi}_{a} & \beta_{a} \beta_{f} \boldsymbol{\phi}_{a}^{T} \boldsymbol{C} \boldsymbol{\phi}_{f} \\ \beta_{f} \beta_{a} \boldsymbol{\phi}_{f}^{T} \boldsymbol{C} \boldsymbol{\phi}_{a} & \beta_{f}^{2} \boldsymbol{\phi}_{f}^{T} \boldsymbol{C} \boldsymbol{\phi}_{f} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{u}_{a} \\ \dot{q}_{f} \end{bmatrix} \\ + \begin{bmatrix} \beta_{a}^{2} \boldsymbol{\phi}_{a}^{T} \boldsymbol{K} \boldsymbol{\phi}_{a} & \beta_{a} \beta_{f} \boldsymbol{\phi}_{a}^{T} \boldsymbol{K} \boldsymbol{\phi}_{f} \\ \beta_{f} \beta_{a} \boldsymbol{\phi}_{f}^{T} \boldsymbol{K} \boldsymbol{\phi}_{a} & \beta_{f}^{2} \boldsymbol{\phi}_{f}^{T} \boldsymbol{K} \boldsymbol{\phi}_{f} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_{a} \\ q_{f} \end{bmatrix} = - \begin{bmatrix} \beta_{a}^{2} \\ \beta_{f}^{2} \end{bmatrix} \ddot{u}_{g}$$
(4)

ここで、振動モードの正規化条件等を用いれば、以下が成り立つ。

$$\boldsymbol{\phi}_{f}^{T}\boldsymbol{M}\boldsymbol{\phi}_{f} = 1, \quad \boldsymbol{\phi}_{f}^{T}\boldsymbol{K}\boldsymbol{\phi}_{f} = \omega_{f}^{2}, \quad \boldsymbol{\phi}_{a}^{T}\boldsymbol{M}\boldsymbol{\phi}_{a} = 1, \quad \boldsymbol{\phi}_{a}^{T}\boldsymbol{K}\boldsymbol{\phi}_{a} = \omega_{a}^{2}$$
$$M_{f}^{eff} = \beta_{f}^{2}, \quad m_{a} = \beta_{a}^{2} \qquad (5a-f)$$

ここに、 M^{eff} は下部構造の 1 次モードの有効質量である。さらに、 下部構造の減衰を剛性比例型減衰とすれば、以下の関係が成立する。

$$\boldsymbol{\phi}_{f}^{T} \boldsymbol{C} \boldsymbol{\phi}_{f} = 2h_{f} \omega_{f} , \quad \boldsymbol{\phi}_{a}^{T} \boldsymbol{C} \boldsymbol{\phi}_{f} = 0 , \quad \boldsymbol{\phi}_{a}^{T} \boldsymbol{C} \boldsymbol{\phi}_{a} = c_{a}$$
(6a-c)

ここに、h_eは下部構造の減衰定数である。式(5)および式(6)を式(4) に代入すれば、式(4)は以下のように書き改められる。

$$\begin{bmatrix} m_{a} & 0\\ 0 & M_{f}^{eff} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{u}_{a}\\ \ddot{q}_{f} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} c_{a} & -c_{a}\psi\\ -c_{a}\psi & C_{f} + c_{a}\psi^{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{u}_{a}\\ \dot{q}_{f} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} k_{a} & -k_{a}\psi\\ -k_{a}\psi & K_{f} + k_{a}\psi^{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_{a}\\ q_{f} \end{bmatrix}$$
$$= -\begin{bmatrix} m_{a} & 0\\ 0 & M_{f}^{eff} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1\\ 1 \end{bmatrix} \ddot{u}_{g}$$
(7)
ここで、以下の定数を定義した。

ここに、 K_f および C_f は、等価1質点系に縮約した下部構造の剛性

 $K_{f} = M_{f}^{e\!f\!f} \omega_{f}^{2} , \quad C_{f} = 2M_{f}^{e\!f\!f} h_{f} \omega_{f}$

および粘性減衰係数である。また、 ψ は下部構造の刺激関数 $\beta_{t}\phi_{t}$ の 頂部の値である(図1)。ところで、式(3)の変換により得られた振動 方程式は、Betti-Maxwellの相反定理が成立しない。したがって、式 (7)の2質点系の質量のみに着目して、既往のTMDの種々の最適同 調条件を援用することは不適切である。そこで、一般化変位(代表 変位) q_fを用いる代わりに、上部構造と接続する下部構造の頂部変 位 u_fを用いることとし、モード座標系から物理座標系への座標変換 $u_c = \psi q_c$ (9)

(8a, b)

を導入して、式(7)を以下のように書き改める。

$$\begin{bmatrix} \overline{m}_{a} & 0\\ 0 & M_{f}^{eff} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{u}_{a}\\ \ddot{u}_{f} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \overline{c}_{a} & -\overline{c}_{a}\\ -\overline{c}_{a} & C_{f} + \overline{c}_{a} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{u}_{a}\\ \dot{u}_{f} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \overline{k}_{a} & -\overline{k}_{a}\\ -\overline{k}_{a} & K_{f} + \overline{k}_{a} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_{a}\\ u_{f} \end{bmatrix}$$

$$= -\begin{bmatrix} \overline{m}_{a} & 0\\ 0 & M_{f}^{eff}\\ \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1\\ \psi \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{u}_{g} \end{bmatrix}$$
(10)

ここで、以下で定義される一般化質量 \overline{m}_a 、一般化粘性係数 \overline{c}_a およ び一般化剛性 \overline{k}_a を導入した。

 $\overline{m}_a = \psi^2 m_a$, $\overline{c}_a = \psi^2 c_a$, $\overline{k}_a = \psi^2 k_a$ (11a-c) 式(7)と異なり、式(10)は、右辺の地震影響ベクトル以外は、一般 的な2質点系の振動方程式となっている。以降では、中間層免震建 築物を含めた大質量 TMD を有する建築物全般を対象とすることを 意識して、断りのない限り、下部構造を主系、免震層を含めた上部 構造を副系と便宜的に称すこととする。

以上の議論から、副系の最適設計の基準となる質量比は、副系の 一般化質量m。に対する主系の有効質量M^{eff}の比で定義されるべき である。

$$\overline{\mu} = \overline{m}_a / M_f^{eff} \tag{12}$$

従来良く用いられる質量比 $\mu = m_a / M_f^{eff}$ との関係は、

$$\overline{\mu} = \overline{m}_a / M_f^{eff} = \psi^2 \mu \tag{13}$$

であり、 $\overline{\mu} > \mu$ となる。 ψ は一様せん断棒で4/ π =1.27となり、振 動モードが逆三角形になる場合に 1.5 となる。通常は、これらの間 にψは存在すると考えられる。ゆえに、式(13)から、見かけ上の質 量比 μ は実際の質量比 μ に比べて約2倍となる。したがって、適切 に免震層を設計すれば、実際の質量比よりも大きな同調質量効果が 期待できる。なお、ψは固有値解析により精算されるべきであるが、 簡便的には 1.5 として、対応する有効質量 M^{.eff} を 0.8M, として近似 することもできる。式(12)は、背戸ら¹²⁾の考え方である、副系の実 質量に対する主系の一般化質量の比(副系との接続位置の振動モー



(a) 対象建物および多質点系モデル (b) 混合座標系 (c) 物理座標系 図1 下部構造の変位自由度の縮約

ドの振幅を1として得られる値)を質量比に採用すべきであるという既往の知見に整合するものである。ただし、式(10)では、等価2 質点系の地震影響ベクトルの成分がすべて1ではないため、見かけ 上は、多入力動問題における副系の最適設計となる。したがって、 この問題に対する新たな最適同調条件を3章で述べる。

2.2 数值計算例

2.2.1 伝達関数

多質点系と等価2質点系の伝達関数を比較することにより、前節 の定式化の妥当性を確認する。

まず、式(10)の2質点系の振動方程式をマトリクス表示する。

$$M_2 \ddot{\boldsymbol{u}}_2 + \boldsymbol{C}_2 \dot{\boldsymbol{u}}_2 + \boldsymbol{K}_2 \boldsymbol{u}_2 = -M_2 \boldsymbol{r}_2 \ddot{\boldsymbol{u}}_g$$
$$\boldsymbol{r}_2^T = \langle 1 \quad \psi \rangle , \quad \boldsymbol{u}_2^T = \langle \boldsymbol{u}_a \quad \boldsymbol{u}_f \rangle$$

 $\mathbf{r}_2^T = \langle \mathbf{1} \ \psi \rangle, \ \mathbf{u}_2^T = \langle u_a \ u_f \rangle$ (14a-c) 記号の定義は式(1)で定義した全体系に対するものと同様であり、下 付き文字を用いて、系が2質点系であることを区別する。副系の相 対変位 $d(=u_a - u_f)$ を導入し、地動入力 $u_g = e^{i\omega t}$ に対する複素応答を

 $\boldsymbol{u}_{2} = \boldsymbol{U}_{2} e^{i\omega t} = \left\langle \boldsymbol{U}_{a} \quad \boldsymbol{U}_{f} \right\rangle^{T} e^{i\omega t} , \quad \boldsymbol{d} = \boldsymbol{U}_{d} e^{i\omega t} , \quad \boldsymbol{i} = \sqrt{-1}$ (15a-c) $\vec{\nabla} \vec{x} \not\in \vec{x}$,

 $\overline{K}_2 U_2 = -M_2 r_2 e^{i\alpha t}$, $\overline{K}_2 = -\omega^2 M_2 + i\omega C_2 + K_2$ (16a, b) が得られる。複素応答および変位伝達関数 $h_2 = \langle H_a \ H_f \rangle^T$ は、以下 のように表される。

$$\boldsymbol{U}_2 = \boldsymbol{h}_2 e^{i\omega t}$$
, $\boldsymbol{h}_2 = -\overline{\boldsymbol{K}}_2^{-1} \boldsymbol{M}_2 \boldsymbol{r}_2$, (17a, b)

式(17a)と元の多質点系の伝達関数を比較する。例題とする多質点 系は、各階質量が同一かつ層剛性が上層にいくにつれて直線的に変 化するものとし、下部構造の最上層の層剛性を最下層の τ(= 0.3) 倍 としたせん断型質点系である。副系の剛性および減衰定数は、Den Hartog および Broch により求められた次式¹¹⁾を用いる。

$$\frac{\omega_a}{\omega_f} = \frac{1}{1+\mu}, \quad h_a = \sqrt{\frac{3\mu}{8(1+\mu)^3}}$$
 (18a, b)

後述するように、式(18)は地動入力に対する最適同調条件とはな らないが、例題の参考用として用いている。図2および図3にそれ ぞれ主系および副系の伝達関数を示す。両図の左段は、式(10)にお いて ψ =1で評価したものであり、従来の手法^{13),14),15}に対応する。 もう一つは、 ψ を固有値解析から得られる ψ とした場合(以下、動 的縮約法)である。縦軸は U_f, U_d の静的時の値 U_f^a, U_d^a で無次元化 している。 ψ =1では、多質点系に比べて等価2質点系は、副系と主 系の連成系の1次を低めに過少評価し、2次を過大評価している。 一方、動的縮約法では、両者は良く一致している。

2.2.2 時刻歴地震応答解析

表1の建物に対して、時刻歴応答解析により等価2質点系の妥当 性を示す。表1の水準の組み合わせは、完全実施要因計画とする(計 24,888 ケース)。入力地震動を日本建築センター模擬波(BCJ-L2)とし たきの結果を図4に示す。質量比が大きくなるにつれ、誤差は拡大 する傾向にある。しかし、応答予測の誤差の2σ (σ:標準偏差) 対して、u_fが約10%、d が約5%である。

3. 地動入力問題における最適同調比および最適減衰定数

3.1 最適同調条件の定義

2 質点系の妥当性が周波数領域および時間領域で検証されたので、 この2質点系を基に最適同調条件について述べる。 副系の固有円振動数 ω_aは、式(11)から、

$$v_a = \sqrt{k_a / m_a} = \sqrt{\overline{k_a} / \overline{m_a}} \tag{19}$$

で表されるように、副系の剛性と質量の代わりに一般化剛性と一般 化質量を用いても不変であるから、同調比 γ を次式で定義する。 $\gamma = \omega_a / \omega_f$ (20)

もし、最適同調比 γ^* および最適減衰定数 h_a^* が得られれば、副系の 最適剛性 k_a^* および最適粘性係数 c_a^* は、以下のように求められる。 $k_a^* = \frac{1}{\psi^2} \overline{m}_a (\gamma^* \omega_f)^2 = m_a (\gamma^* \omega_f)^2, \ c_a^* = \frac{1}{\psi^2} 2 \overline{m}_a h_a \omega_a = 2 m_a h_a^* \omega_a$ (21a, b)

以降、その他の諸量についても最適時の値を()*で示す。式(20)



表1 主系(下部構造)と副系(上部構造・免震層)のパラメータ

	因子	記号	水準	備考
主系	層数	N^{*_2}	3, 5, 10, 15, 20	主系の高さ: <i>H</i> = N∆H ^{*1}
	係数	α	0.02, 0.03, 0.04	1 次固有周期: T _f = αH
	層剛性比	τ	0.3, 0.5, 1	最上層の層剛性/最下層の 層剛性
	減衰定数	h_f	0.02, 0.03, 0.05 0.1, 0.2	Rayleigh 減衰(下部構造1 次,2次)で設定(多質点系)
副系	質量比	μ	0.05, 0.1~0.5 (0.1 増分)	下部構造の1次の有効質量 ^{*3} に対する値
	同調比	γ	0.1, 0.2, 0.5, 0.7, 0.8 0.9, 1.0 ^{*4}	非同調型の一般的な中間 層免震建物も想定した値
	減衰定数	h_a	0.1~0.4 (0.1 増分)	_

^{*1}標準階高 *AH* を 3.5m として軒高を計算し、1 次固有周期を評価する。 ^{*2}上部構造を含めた階数((1+2µ)N で算定)が 20 を超える場合は除外する。 ^{*3} ψ および下部構造の1 次の有効質量は固有値解析により精算する。

^{*4} $1/(1+\mu)$ を超える場合は除外する。



図4 等価2質点系による多質点系の最大応答予測

で定義した同調比に対して、最適同調条件を誘導する。最適化問題 を解くためには、外力と目的関数を定義する必要がある。この組み 合わせには種々のものが提案されており、代表的なものとしては、 下記 a), b)および c)の組み合わせが挙げられる¹⁷⁾。

a) 主系に対する強制外力あるいは基礎部への地動入力

b) 調和応答、自由振動あるいはランダム応答

c) 最大応答変位あるいは最大加速度応答の低減

質量比 μ が数%程度であれば、上記a)~c)の組み合わせによる最 適解(γ^* および h_a^*)の差異は少ない³⁾。したがって、定点理論によ り H^{∞} ノルムを最小化する式(18)が便宜的に用いられることが多い。 しかし、質量比 μ が大きくなると、問題に応じた最適同調条件を用 いなければ、望む解からの誤差が大きくなる。

本論文では、ホワイトノイズ地動により生じる主系の2乗平均変 位応答を最小化する最適同調比 γ^* および最適減衰定数 h^* を求める 最適化問題を定義する。なお、 $\psi=1$ の場合には、厳密解^{ID}が得ら れており、これを $\psi \neq 1$ の場合に拡張するものである。

3.2 基本式

目的関数である主系の2乗平均変位応答を誘導する。外乱である ホワイトノイズのスペクトル密度を S_0 として、式(17b)の変位伝達 関数 H_t から、主系の2乗平均変位応答は、以下のように表される。

$$E[u_{f}^{2}] = \int_{-\infty}^{\infty} \left| H_{f}(\omega) \right|^{2} S_{0} d\omega \qquad (22)$$

ここに、 E[·] は期待値の演算子である。伝達関数 H_f が形式的に

$$H_{f}(\omega) = \frac{-i\omega^{3}B_{3} - \omega^{2}B_{2} + i\omega B_{1} + B_{0}}{\omega^{4}A_{4} - i\omega^{3}A_{3} - \omega^{2}A_{2} + i\omega A_{1} + A_{0}}$$
(23)

で表されれば、式(22)は、留数定理により次式で広義積分される¹⁸⁾。

$$\int_{-\infty}^{\infty} \left| H_{f}(\omega) \right|^{2} d\omega = \pi \frac{\left| \left(B_{0}^{-7} / A_{0} \right) \left(A_{2}A_{3} - A_{1}A_{4} \right) + A_{3} \left(B_{1}^{-2} - 2B_{0}B_{2} \right) \right|}{A_{1} \left(A_{2}A_{3} - A_{1}A_{4} \right) - A_{0}A_{3}^{-2}} \quad (24)$$

ここで、式(24)のそれぞれの係数は、式(17b)から、

$$A_0 = \omega_f^2 \omega_a^2, \quad A_1 = 2\omega_f \omega_a \left(h_a \omega_f + h_f \omega_a \right)$$
(25a, b)

$$A_{3} = \omega_{f}^{2} + (1 + \overline{\mu})\omega_{a}^{2} + 4h_{f}h_{a}\omega_{f}\omega_{a}, \quad A_{4} = 1$$
(25c, d)

 $B_0 = -(\overline{\mu} + \psi)\omega_a^2$, $B_1 = -2h_a(\overline{\mu} + \psi)\omega_a$, $B_2 = -\psi$, $B_3 = 0$ (25e-h) として表されるから、式(25)を式(24)に代入して、2 乗平均変位応答 に対する次式の停留条件

 $\partial E[u_{f}^{2}]/\partial \gamma = 0$, $\partial E[u_{f}^{2}]/\partial h_{a} = 0$ (26a, b) を連立して求解することにより、最適同調比 γ^{*} および最適減衰定数 h_{a}^{*} が求められる。

3.3 主系の減衰が最適設計に及ぼす影響

主系の減衰が数%程度であれば、主系の減衰が y* および h_a に与 える影響が小さいことが知られている³⁾。しかし、本問題は見かけ 上は多入力問題であり、この知見が適用できるかは不明である。本 節では、主系の減衰が最適同調条件に及ぼす影響を検討する。

主系の減衰を考慮した最適同調条件の厳密解を得るのは困難であ るから、式(26)の代わりに、以下の最適化問題を数値的に解く。

$$\underset{\gamma \in 0}{\text{minimize}} \quad E[u_f(\gamma, h_a)^2] \tag{27}$$

式(17)を逐次 2 次計画法により解いた結果を図 5 に示す。本問題 でも $h_f \leq 0.05$ では、 h_f が γ^* および h_a^* に及ぼす影響は小さい。以上 から、既往の知見と同様に、副系の最適設計を誘導する際には主系 の減衰を無視しても差し支えない。

3.4 主系の減衰が無視できる場合の最適同調条件

 $h_f = 0$ とすれば、式(26)から γ^* および h_a^* は以下のように導かれる。

$$\gamma^* = \frac{\sqrt{\psi + \overline{\mu}(\psi - \overline{\mu})/2}}{(1 + \overline{\mu})\sqrt{\overline{\mu} + \psi}}, \quad h_a^* = \frac{1}{2}\sqrt{\frac{\overline{\mu}(\overline{\mu}^2 - 4\psi - 3\psi\overline{\mu})}{2(1 + \overline{\mu})(\overline{\mu}^2 - 2\psi - \psi\overline{\mu})}} \quad (28a, b)$$

図 6 に示すように、 γ^* は式(10)右辺の地震影響ベクトルの ψ による影響が若干存在するが、 h_a^* は ψ にはほとんど影響がない。 $\psi = 1$ のとき、式(28)は次式¹⁷⁾に一致する。

$$\gamma^* \approx \frac{\sqrt{1 - \overline{\mu}/2}}{1 + \overline{\mu}}, \quad h_a^* \approx \frac{1}{2} \sqrt{\frac{\overline{\mu}(1 - \overline{\mu}/4)}{(1 + \overline{\mu})(1 - \overline{\mu}/2)}}$$
(29a, b)

したがって、最適同調条件には、式(28)の代わりに式(29)を近似的に 用いることができる。これをより具体的に示したものが図7である。 $\gamma < \gamma^*$ では、主系の2乗平均変位の低減率は、 $\psi = 1$ や1.5でもほと んど差異がない。 $\gamma \ge \gamma^*$ では若干差があるものの、やはり小さい。

図8は、質量比 μ に対して、副系の最適値の変化を示したもので ある。従来の手法による値と大きくことなり、より小さな同調比 γ^* 、 かつより大きな減衰定数 h_i^* を用いるべきであることが解る。



4. 地震動に対する最適同調条件の推定

3 章で誘導した最適同調条件は、ホワイトノイズ地動入力による 定常応答時の主系の2乗平均変位応答の最小化により誘導されたも のである。しかし、実際に工学的に興味があるのは、地震動入力に よる非定常時の最大応答の最小化である。

本章では、応答スペクトルに適合する模擬地震動を用いた時刻歴 地震応答解析により、この最適同調条件を数値的に推定する。

4.1 入力地震動

入力地震動は、目標の応答スペクトルに適合する、一様乱数を位 相角として正弦波合成法により作成した模擬地震動とする。目標ス ペクトルは、建築基準法告示 1461 号で定義された解放工学的基盤 上で定義された加速度応答スペクトルから、第二種地盤を想定した 地盤の増幅係数 G_s (告示の簡便法から算出)を乗じて、目標応答ス ペクトルとする。図9に地震動の応答スペクトルの一例を示す。基 準となる減衰定数 $h_0 = 0.05$ に対する目標応答スペクトルに笠井ら ¹⁹の応答低減効果係数 D_h を乗じた値を参考に示している。

$$D_{h} = \sqrt{(1 + \alpha h_{0})/(1 + \alpha h)}, \quad \alpha = 75$$
 (30a, b)

主系の固有周期 T_f は、(副系がない状態で) 0.5 秒 (ケース 1) お よび 2 秒 (ケース 2) の 2 種とする。前者は中層建物の 1 次固有周 期を想定しており、加速度一定領域に属する。後者は、速度応答一 定領域に属し、ホワイトノイズ入力の仮定に近い結果を期待して設 定したものである。どちらも主系の減衰定数 h_f は 0.03 とする。式 (10)の等価 2 質点系に対して、直接積分法に基づく時刻歴地震応答 解析により主系の応答低減率を求める。

4.2 応答低減効果の定義および最適同調条件の推定

ここで、2つの応答低減率を定義する。

$$R_{od} = \frac{(\prod 系付き連成系の主系の2乗平均変位)}{(\prod 系なしの主系の2乗平均変位)}$$
(31a)
$$R_{d} = \frac{(\prod 系付き連成系の主系の最大変位)}{(\prod 系なしの主系の最大変位)}$$
(31b)

式(31a)の $R_{\alpha d}$ は、式(27)の最適化問題の目的関数に対応し、 R_d は 耐震設計上で興味ある値である。50の異なる位相角の入力波を生成 し、複数の入力波に対する R_d , $R_{\alpha d}$ の標本平均を用いて、これらを 最小化する γ , h_a を求める。2乗平均応答は、地震動の加速度パワー の累積値の比が 0.05から 0.95となる区間の応答を採用する。

図 10 に応答低減率 R_a の解空間の等値線図の一例を示す。これから理解されるように、解空間は単峰性の特性を有する。そこで、比較的粗い計算間隔で多項式による応答曲面モデル(RSM)を最小二乗法により同定し、これに対して逐次 2 次計画法により最適同調比 $\gamma_{(1)}^{(1)}$ および最適減衰定数 $h_{a(1)}^{*}$ の第 1 候補を算定する。さらに、最適値の精度を高めるため、 $\gamma_{(1)}^{*}, h_{a(1)}^{*}$ の近傍について応答計算を再度おこない応答曲面を更新する Efficient Global Optimization (EGO)²⁰⁾を用いる。

図11に最適同調比と最適減衰定数の推定結果を示す。ホワイトノ イズ入力に近いケース2の場合には、最適同調条件は、式(28)の評 価式とほぼ一致している。ケース1の場合には、若干誤差は大きい 傾向にあるものの、概ね一致している。

5. 応答スペクトル法を用いた等価1質点系による最大応答評価

本章では、2.1 節で提案した等価 2 質点系をさらに等価 1 質点系 (Voigt モデル) に置換する方法を提案する (図 12)。ランダム振動



論に基づいて、主系の変位伝達関数の2乗の面積が等しくなるよう (図 13)、等価1質点系を定義する。これにより、複素固有値解析 や CQC 法を利用^のすることなく、系の最大応答予測が可能となる。 最適同調時以外の予測も可能であれば、多様な要求性能に対して柔 軟に設計できるようになるため、最適同調時以外も含めた一般的な 形で等価1質点系を誘導する。

5.1 等価1質点系の諸元

5.1.1 等価固有円振動数

等価1 質点系の固有円振動数は、主系単独の固有円振動数 $\omega_f を$ 用いる場合と副系の付加による連成系による等価固有円振動数 ω^{eq} を用いる場合の2種類が想定される。それぞれに対応する等価減衰定数が定義できる(図12)。はじめに、 ω^{eq} の定義について述べる。

ランダム振動理論に基づいて、主系の等価期待振動数 v₀₊

$$v_{f^{0+}} = \frac{1}{2\pi} \frac{\sigma_j}{\sigma_f}, \quad \sigma_f = \sqrt{E[u_f^2]}, \quad \sigma_j = \sqrt{E[\dot{u}_f^2]} \quad (32a-c)$$

を導入する¹⁸⁾。 v_{f0+} は単位時間に零軸を正勾配で横断する回数(ゼ ロクロス点数の半分)である。 $E[\dot{u}_{f}^{2}]$ は式(10)に対応する速度伝達 関数から算出する。これらを用いて、等価1質点系の等価固有円振 動数 ω^{eq} を次のように等値する。

$$\omega^{eq} = 2\pi v_{0+} \tag{33}$$

式(32)を具体的に計算すると、次式を得る。

$$=\omega_{f}/\Gamma \tag{34}$$

ここで、 $\Gamma = \Gamma_0$ として、影響の小さい主系の減衰を無視すると、

meq

$$\Gamma_{0} = \sqrt{\frac{D}{(1+\overline{\mu})\overline{\psi}^{2}\gamma^{4} + \left\{(2h_{a}\overline{\psi})^{2} - 2\psi\overline{\psi}\overline{\psi}\gamma^{2} + \psi^{2}}, \quad \overline{\psi} = \overline{\mu} + \psi \quad (35a, b)$$
$$D = (1+\overline{\mu})^{2}\overline{\psi}^{2}\gamma^{4} + \left[(1+\overline{\mu})(2h_{a}\overline{\psi})^{2} + \overline{\psi}\overline{\psi}\overline{\psi}^{2} - (2+\overline{\mu})\psi\right]\gamma^{2} + \psi^{2} \quad (35c)$$

が得られる。式(35)は入力のスペクトル密度が一定であるものとし て誘導しているため、主系の固有周期が加速度応答一定領域に属す る場合には、半経験的な次式の等価固有円振動数 *ω^{eq}*を提案する。

$$\Gamma = \begin{cases}
\Gamma_0^2 & \text{for } \omega_f \in \text{m速度応答} - \text{定領域} \\
\Gamma_0 & \text{for } \omega_f \in \text{速度応答} - \text{定領域}
\end{cases}$$
(36)

最適同調時には、式(28)を式(35)に代入すると、以下のようになる。

$$\Gamma^{*} = \Gamma_{0}^{*}, \quad \Gamma_{0}^{*} = \sqrt{\frac{\overline{\psi}(4\psi + 3\overline{\mu}\psi - \overline{\mu}^{2})}{2\psi\{\overline{\mu} + (2 + \overline{\mu})\psi\}}} \quad \text{for} \quad h_{f} \le 0.05 \quad (37)$$

5.1.2 等価減衰定数

式(34)で定義した等価固有円振動数 ω^{eq} に対応する等価減衰定数 を誘導する。

まず、 ω_f に対応する等価減衰定数 h_f^{eq} は、次式で定義できる²²⁾。

$$h_f^{eq} = h_f + \Delta h_f^{eq}$$
, $\Delta h_f^{eq} = \psi^2 \frac{\pi S_0}{2\omega_f^{-3} E[u_f^{-2}]} - h_f$ (38a, b)

h^{eq}は固有周期の伸長による応答変位の増加を減衰効果に含めた、見かけ上の減衰定数と解釈できる。同様に、実際に等価1質点系で使用する、*w^{eq}*に対応する等価減衰定数*h^{eq}*を以下で定義する。

$$h^{eq} = h_f + \Delta h^{eq}$$
, $\Delta h^{eq} = \psi^2 \frac{\pi S_0}{2\omega^{eq^3} E[u_f^2]} - h_f$ (39a, b)

定義の異なる2つの等価付加減衰定数*Δh^{eq} と Δh^{fq}*の間には、式(38b) と式(39b)から次の関係がある。

$$\Delta h^{eq} = \Gamma^3 \left(\Delta h_f^{eq} + h_f \right) - h_f \tag{40}$$

 $\Gamma > 1$ であるから、 $\Delta h^{eq} > \Delta h^{eq}_f$ あるいは $h^{eq} > h^{eq}_f$ である。式(38b)に 式(22)を代入して整理すると、

$$\Delta h_f^{eq} = h_a \gamma \overline{\mu} \psi^2 / D \tag{41}$$

が得られ、等価付加減衰定数の一般的な表現が得られる。図 14 に 種々の同調比および減衰に対する等価付加減衰定数の変化を示して ある。最適同調時の値は、式(41)に式(28)を代入すれば、次式となる。

$$\Delta h_{f}^{eq^{*}} = \frac{\overline{\mu}\psi^{2}}{2\overline{\psi}^{2}} \sqrt{\frac{\overline{\psi}}{\psi(2+\overline{\mu})-\overline{\mu}^{2}}} \frac{\sqrt{(1+\overline{\mu})(\overline{\mu}^{2}-(2+\overline{\mu})\psi)}}{\sqrt{\overline{\mu}^{3}-\overline{\mu}(4+3\overline{\mu})\psi}}$$
(42)

式(42)は煩雑であるため、これを簡便化する。式(42)の逆関数を µ で Taylor 展開して、この逆を取ると最終的に次式が得られる。

$$\Delta h_f^{eq^*} = \frac{1}{4/\sqrt{\mu} + \sqrt{\mu}(12 - \psi)/(2\psi)}$$
(43)

式(43)の分母の第 1 項の逆数は、阿部らの摂動解 ²¹⁾に一致する。式 (43)の提案式と式(42)の厳密解を図 15(a)に比較してある。図 15(a)や 式(43)の表現から明らかなように、見かけ上の等価付加減衰定数 Δh_f^{ov*} には上限値が存在し、TMD であれば、その制振性能を決定づ ける。この上限値は式(43)の μ に関する微係数を零とすることによ り求められる。これをさらに、 ψ について Taylor 展開した式は、

 $\max(\Delta h_f^{eq^*}) \approx 0.10 + 0.06(\psi - 1)$ (44)

となり、max($\Delta h_{f}^{eq^{*}}$) は ψ の増加に伴い直線的に増加する(図 15(b))。 しかし、その変化は大きくなく、概ね質量比 0.2 ($\overline{\mu}$ =0.4) で 0.15 程度である。これは、質量比 0.2 で主系の応答低減効果が概ね頭打 ちになる知見²²⁾に一致するものである。

5.1.3 ARX モデルによる妥当性検証

式(37)および式(40)の妥当性を検証するために、パラメトリックモ デルの一種である ARX (Auto-Regressive eXogenous)モデル²³⁾を用い る。地動を入力項、地動による等価 2 質点系の応答を出力項として、 次数を 2 として意図的に underfitting させて、ARX モデルのパラメ ータを推定する。これから求まる伝達関数の極から、等価 1 質点系 の等価固有円振動数および等価減衰定数を算出する。

主系の固有周期は、 $T_f = 0.3, 0.5s$ (加速度応答一定領域) および $T_f = 2s$ (速度応答一定領域) の計 3 種とする。主系の減衰定数は、 $h_f = 0.02, 0.03, 0.05$ の 3 種とする。副系の諸元は、与えられた質量比 μに対して、最適同調を与える式(28)により求める。

図16に示すとおり、予測式はARX モデルで同定した結果と良く 一致している。図17は、推定した等価固有円振動数と等価減衰定数 を有する1質点系ともとの等価2質点系の主系の時刻歴変位を比較 した一例である。等価1質点系に適切な諸元を設定すれば、主系の 変位振幅を良く再現できることが理解される。

5.2 最大応答の比の期待値

5.1 節で示した等価 1 質点系の諸元を用いれば、応答スペクトル 法により主系の最大応答が直接求まる。本節では、ランダム振動理 論により、主系と副系の最大応答の比を定式化し、副系を含む系全 体の最大応答が逐次求まるような手法を示す。



5.2.1 副系(免震層)の最大変位

主系と副系の最大変位の比 χ(以下、変位比)を次式で定義する。

$$\chi = \frac{(副系の最大層間変位)}{(主系の最大頂部変位)}$$
(45)

主系の最大変位 *u*_f および副系の最大層間変位(免震層の層間変位) *d* のそれぞれを2乗平均変位で代用して、変位比を定める²¹⁾。

$$\chi = \sqrt{E[d^2]/E[u_f^2]} \tag{46}$$

式(46)は、*dとu_f*のピークファクター(最大値/2乗平均値)が互いに等しいと仮定して定義したものである。ピークファクターは応答のパワースペクトル密度関数の形状に依存する。*dとu_fのパワ*ースペクトル密度関数は相似とならないため、式(46)は最大応答比の近似である。そのため、5.5節で式(46)の妥当性を検証する。

E[*d*²]は、免震層の層間変位伝達関数を用いて、周波数領域から 算定する。減衰定数の高次項を無視すれば、次式を得る。

$$\chi \approx \sqrt{\frac{C_1 h_f + C_2 h_a}{C_3 h_f + C_4 h_a}} \tag{47}$$

ここに、

$$C_1 = 1 + \gamma^4 (\psi - 1)^2 + \gamma^2 (\overline{\mu} - 2 + 2\psi)$$
(48a)

$$C_2 = \gamma (\overline{\mu} + \gamma^2 \overline{\mu}^2 + 2\gamma^2 \overline{\mu} \psi + \gamma^2 \psi^2)$$
(48b)

$$C_3 = \gamma^4 \overline{\mu} \Big(\overline{\mu} + \gamma^2 \overline{\mu}^2 + 2\gamma^2 \overline{\mu} \psi + \gamma^2 \psi^2 \Big), \quad C_4 = \gamma^3 D \quad (48c, d)$$

である。図 18(a)に ψ = 1.5 のときの変位比 χ を示すように、質量比 が小さい場合には、副系の剛性(免震層の水平剛性)を増加させて も、同調効果により、副系の変位が逆に増加する場合もあることを 示している。このことは、後述する性能曲線においても触れる。

5.2.2 副系(上部構造)の最大絶対加速度

主系に対する副系の絶対加速度の比 χ_a (以下、絶対加速度比)を 次式で定義する。

$$\chi_a = \frac{(副系の最大絶対加速度)}{(主系の最大代表加速度)}$$
(49)

分母には、主系頂部の絶対加速度ではなく、ベースシア係数と関連のある代表加速度を選択した。このとき、5.2.1 項と同様に、χ_aは、

$$\chi_a = \sqrt{E[\ddot{x}_a^2]/E[\ddot{x}_f^2]}, \quad x_f = q_f + u_g, \quad x_a = u_a + u_g$$
 (50a-c)

と定義できる。ここで、 \ddot{x}_f は主系の代表加速度であり、 \ddot{x}_a は副系 の絶対加速度である。その2乗平均値は、式(7)の振動方程式に対応 する絶対加速度伝達関数から求めれば良い。 χ_a は、根号中の減衰定 数の高次項を無視すれば、以下のように誘導される。

$$\chi_a \approx \sqrt{\frac{D_1 h_f + D_2 h_a}{D_3 h_f + D_4 h_a}} \tag{51}$$

ここに、

$$D_{1} = \gamma + \gamma^{3} (2\psi + \mu\psi^{2} - 2) + \gamma^{5} (\psi - 1)^{2}$$
(52a)
$$D_{2} = \gamma^{2} \psi^{2} \left\{ \mu + \gamma^{2} (1 + \mu\psi)^{2} \right\}, \quad D_{3} = \gamma^{3} \mu\psi^{2} \left\{ 1 + \gamma^{2} \mu (\psi - 1)^{2} \right\}$$
(52b, c)
$$D_{4} = 1 + \gamma^{2} \left\{ -2 + \mu (\psi - 2)\psi + \gamma^{2} (1 + \mu\psi)^{2} \right\}$$
(52d)

である。 *µ* ではなく *µ* を用いているのは、式(10)の代わりに式(7) の伝達関数から各応答量の 2 乗平均変位を導出しているためである。 5.3 最適同調時の最大応答比

3.3 東週回調時の取入心谷丘

TMD の設計では、まず最適同調時の TMD の最大応答を把握したいことが多いと思われるため、これらの評価式を誘導しておく。

式(47)に式(28)を代入して求められる最適同調時の閉解は煩雑で あり実用的ではない。そこで、 χ^* の簡易な表現を考える。図 19(a) に ψ =1.5のときの χ *を示す。地震応答低減に期待するような質量 比 μ が 0.05~0.1以上であれば、主系の減衰が χ に与える影響は大 きくない。そこで、 h_f =0として、式(47)を μ =0の周りで Laurent 展開した次式を提案する。

 $\chi^* \approx 1/\sqrt{2\mu} + 0.83\sqrt{\mu} + 0.32\mu^{3/2} + 0.12\mu^{5/2}$ for $\psi = 1.5$ (53) 絶対加速度比 χ_a も、主系の減衰が与える影響は大きくなく (図 20(a))、地震影響ベクトルが与える影響も小さい。以上から、式(51) を $\mu = 0$ の周りで Laurent 展開し、さらに高次の項のみが係数に ψ を 含むことから、展開式の第1項のみを採用した次式を提案する。

$$\chi_a^* \approx 1/\sqrt{2\mu} \tag{54}$$

図 19(b)および図 20(b)に示すとおり、式(53)および式(54)の評価式 は、簡便ながらも精度の高いものとなっている。

5.4 副系の等価固有円振動数

基礎免震と異なり、同調化した中間層免震の免震層の層間変位応 答には、下部構造の固有振動数に起因した高次振動数成分も含まれ る。これにより、免震層減衰材の繰返し変形による疲労がより厳し くなることも考えられる。免震層の累積変形の概算に資することを 目的として、副系(免震層)の統計的固有円振動数を誘導する。

5.1.1 項と同様に、副系の等価固有円振動数を等価期待振動数 v_{d0+}

$$v_{d0+} = \frac{1}{2\pi} \frac{\sigma_{\dot{d}}}{\sigma_d}, \quad \sigma_d = \sqrt{E[d^2]}, \quad \sigma_{\dot{d}} = \sqrt{E[\dot{d}^2]} \quad (55a-c)$$

から、 $\omega_d^{eq} = 2\pi v_{d0+}$ として求める。ここで、

$$\omega_d^{eq} = \omega_a \,/\, \Gamma_d \tag{56}$$

を定義すれば、Γ_dは、減衰定数に関する高次項を零として、以下



のように誘導される。

$$\begin{split} \Gamma_{d0} \approx \sqrt{\frac{F_{1}h_{f} + F_{2}h_{a}}{F_{3}h_{f} + F_{4}h_{a}}} , \quad \Gamma_{d} = \begin{cases} \Gamma_{d0}^{-1/2} & \text{for } \omega_{a} \in \text{m速度応答} - \text{定領域} \\ \Gamma_{d0} & \text{for } \omega_{a} \in \text{速度応答} - \text{定領域} \end{cases} \end{split}$$
(57a, b)

Γと同様、式(57b)で経験的に補正している。各定数は以下となる。 $F_{1} = (\psi - 1)^{2} \gamma^{4} + \left\{ 2(\psi - 1) + \overline{\mu} \right\} \gamma^{2} + 1, \quad F_{2} = \gamma \left\{ \overline{\mu} + \gamma^{2} (\overline{\mu} + \psi)^{2} \right\}$ (58a, b) $F_3 = 1 + \gamma^2 \left\{ 2 + \gamma^2 (1 + \overline{\mu})(\psi - 1) \right\} (\psi - 1), \quad F_4 = \gamma (\overline{\mu} + \psi^2)$ (58c, d)

5.5 妥当性検証

0.2

0.1

1

0.8

0.6

0.4

0.2

10

0

0

時刻歴地震応答解析結果を比較することにより、妥当性を検証す る。2.2 節で等価2 質点系が多質点系を良く模擬できることが確認 されたので、地震応答解析モデルには等価2質点系を用いる。

ここでは、応答の絶対値を考察するのではなく、式(31)の変位応 答低減率 R_{ad}, R_d および加速度応答低減率(ベースシア低減率)を

$$R_{\alpha a} = \frac{(i) \stackrel{(i)}{\longrightarrow} (i) \stackrel{(i)}{\longrightarrow}$$

で定義し、この無次元応答値に着目する。表2に示す非同調から最

適同調状態を包括する中間層免震建物を対象とし、水準の組み合わ せは、完全実施要因計画とする。

Gauss 型のホワイトノイズ(継続時間 120 秒)の入力による結果 を図 21 に示し、地震動(4.1 節の告示波)入力による結果を図 22 に示す。振動数や減衰定数は、等価2質点系による時刻歴応答から ARX モデルにより推定する。その等価1質点系の諸元を用いて、別

表2 主系(下部構造)と副系(上部構造・免震層)のパラメータ

\geq	因子	記号	水準	備考	
主系	固有周期	T_{f}	0.3, 0.5 1.2(s)*	加速度応答一定領域:0.3,0.5s 速度応答一定領域:1.2s	
		-	1, 2(8)	还及心合一足限或 . 1,28	
	減衰定数	h_f	0.02, 0.03	岡州時の初期演喜な相会した	
			0.05	弾性時の初期減衰を忠正した。	
	刺激関数	Ψ	1.5	逆三角形振動モード	
副系	質量比	μ	0.1, 0.2, 0.5	同調効果による応答制御法の	
				長所が少ない場合は除外した。	
	同調比	γ / γ [*]	0.1~1.0	左記に加えて、免震層の固有周	
			(0.1 増分)	期の範囲を1~4sとする。	
	減衰定数	h _a	0.2, 0.25	免震層の一般的な減衰定数の	
			03035	範囲に限定した。	

*ホワイトノイズ入力の場合は、主系の固有周期は1秒のみとする。





途、時刻歴応答解析をおこない、縦軸(予測)にある変位および加 速度の低減率を算出している。ホワイトノイズ入力では、概ね誤差 10%以内で予測できている。一方、地震動入力では、誤差が大きく なる傾向にあるが、それでも誤差は概ね 20%以内であり、工学的に 許容できるものと考えられる。

6. 性能曲線を用いた中間層免震建築物等の多目的設計法

6.1 応答指定型設計

5章では、最適同調時あるいは非同調時に関わらず、等価1質点 系の諸元を誘導した。応答スペクトル法を用いて、この等価1質点 系から主系の最大応答、副系の最大変位および絶対加速度が評価可 能である。最適同調時には、各種の評価式は簡便であり応答予測も 簡易であるが、副系の最大応答が過大となることもある。

一方、非同調時の各種の評価式は、最適同調時よりも直感的には 理解し難く、一般的に目標性能が基礎免震よりも多いため(主系変 位、副系変位および副系加速度)、これら多数の目標性能や制約条件 を満足する解が直感的に得られれば、工学的に有益である。

そこで、本章では、従来の免震・制振建物に対応する性能曲線¹⁰ を示し、応答指定型設計法を確立する。

6.2 性能曲線

主系の変位応答低減率 R_d と副系の加速度指標 R_{a2}

の関係を性能曲線として示す。性能曲線は、地震動の目標スペクト ルと主系の固有周期 T_f との関係により、

(加速度応答一定領域) $R_d = D_h \Gamma^2$, $R_{a2} = \chi_a D_h$ (61a, b) (速度応答一定領域) $R_d = D_h \Gamma$, $R_{a2} = \chi_a D_h / \Gamma$ (61c, d) が成立することから求められる。また、 (別系の是土屋門亦伝)

$$\frac{(副示の取入層間変位)}{(副系なしの主系の最大代表変位)} = \chi R_d$$
(62)

が成立するので、これと R_{a2} の関係も併せて示す。図 23 と図 24 に 性能曲線の一例を示す。例えば、質量比 μ が 0.1 の場合、同調比 γ を 最適値 γ^* (= 0.8) から 0.6 に、減衰定数 $h_a & h_a^*$ (= 0.22) から 0.3 に変更 すれば、 R_d の損失は 5%以内で、上部構造の絶対加速度と免震変形 を約 20%抑制できる。 μ が 0.5 などでは、同調比の変化に伴う上部 構造の加速度変化が緩やかであるから、まず免震層の一般的な周期 を鑑みて最初の非同調状態を定め、徐々に免震層の剛性を上げて上 部構造の加速度上昇を照査しながら、下部構造の副次的な応答低減 効果を狙えば良い。性能曲線から、これら試行が容易に可能となる。





7.まとめ

本論文では、中間層免震建築物において、上部構造を剛体、下部 構造を弾性および免震層を Voigt モデルとして、下部構造の地震応 答低減効果を期待した同調制御法を解析的に検討した。

得られた結論を以下に要約する。

- 1)上部構造が仮想的にない場合の下部構造の振動モードを用いて、 中間層免震建築物を等価2質点系に縮約する方法を提案した。この等価質点系に基づき、従来の中間層免震建築物の2質点系への 縮約方法の不適切さを指摘した。多質点系モデルと伝達関数および時刻歴地震応答解析の結果を比較することにより、提案した等 価2質点系の妥当性を確認した。
- 2)免震層の最適設計を考慮するうえで有効な質量比は、下部構造に 対する上部構造の実際の質量比ではなく、これに下部構造頂部の 刺激関数の2乗で重みづけした値であるべきことを示した。その 結果、見かけ上の質量比が大きくなることから、免震層に必要な 剛性はより小さくなり、減衰定数は大きくなることを指摘した。
- 3) 地震応答の低減にも慣習的に用いられる、Den Hartogの定点理論による免震層の最適化は、質量比が大きい場合には不適切であることを指摘した。これを踏まえて、地動をホワイトノイズと仮定して、下部構造の2乗平均変位を最小化する免震層の最適剛性および最適減衰定数の閉解を理論的に誘導した。
- 4) ランダム振動理論により、等価2質点系の等価期待振動数および 等価減衰定数を導入し、等価2質点系を等価1質点系に置換する 方法を示した。同様の理論により、免震層の最大層間変位や上部 構造の最大絶対加速度を評価する方法を提案した。さらに、最適 同調時には、下部構造の減衰定数が無視できることを確認した上 で、これら応答量の簡易な評価式を提案した。
- 5) 応答スペクトルに適合する模擬地震動を用いた時刻歴地震応答 解析により、等価1質点系の諸元や下部および上部構造の最大応 答を概ね20%以内の誤差で予測できることを確認した。
- 6)加速度応答一定領域では、質量比が0.2以上になると、最適同調 条件時の変位の応答低減効果が概ね頭打ちになることを確認した。これを等価減衰定数の上限の存在により理論的に説明した。
- 7)免震層の図表的設計に資する性能曲線を提案した。これにより、 上部構造の絶対加速度の低減効果と下部構造の変位低減効果の 両者に注目しながら、耐震設計可能となることを示した。

謝辞

(有)金箱構造設計事務所の金箱温春氏には、中間層免震建築物 の構造設計に対する実務の立場からの貴重なご意見を、UAo(株) の伊藤麻里氏、樽見優希氏および森本剛氏には、同調型の中間層免 震建築物やTMDを用いた耐震改修の可能性について、建築計画の 上から様々なご意見を頂きました。ここに感謝の意を示します。

参考文献

- 向井洋一,馬場丈雄:高層建築物に対する同調質量型中間層免震システムの適用性に関する研究,日本建築学会近畿支部報告集,pp.85-88,2006
- Y. Ishimaru, Seismic response control by mode(s)-isolation method Part I: Control method and its verification experiments, Proc. of the 10th world conference on earthquake engineering, Vol.4, pp.2421-2424, 1992

- 3) J. J. Connor : Introduction to Structural Motion Control, Prentice Hall, 2002
- 4) 石塚馨,加藤隆,近藤豊史,早野裕次郎,城戸隆宏,山下大:屋上緑化を 利用した制振構造,その1 建物概要と設計概要,日本建築学会大会学術 講演梗概集,B-2,pp.451-452,2001.7
- 5) 栗野治彦, 狩野直樹, 矢口友貴: ストローク制御機能を有する超高層ビル 用大地震対応 TMD の開発,日本建築学会大会学術講演梗概集, B-2, pp.749-750, 2014.9
- 5) 辻聖晃,西村智賢:既存建物上部への増築を利用した耐震補強システムのための増築層剛性設計法,日本建築学会構造系論文集,No.611, pp.47-54,2007.1
- 7) 建築画法, No.355, Vol.49, pp.60-63, 2013.7
- 8) 竹内徹, 大島康昌, 中田安洋, 佐伯英一郎: 既存建物付加型免震構法の応 答特性, 日本建築学会技術報告集, No.25, pp.153-158, 2007.6
- 9) 村上勝英,北村春幸,小崎均,山梨知彦:中間階に免震層を持つ建物の設計、日本建築学会技術報告集,No.7, pp.51-56, 1999.2
- 10) 日本免震構造協会:パッシブ制振構造 設計・施工マニュアル 第3版 -2013年版-,2013
- J. P. Den Hartog : Mechanical Vibration, Dover Publications, Inc. New York, 1985
- 12) 背戸一登, 岩波孝一, 滝田好宏: 動吸振器による多自由度系の制振:第1
 報 動吸振器の設計理論, 日本機械学会論文集 C 編, pp.1962-1969, 1984
- 13)村上勝英,北村春幸,松島豊:2質点系中間層免震構造モデルの地震応答 予測,日本建築学会構造系論文集,No.549,pp.51-68,2001.11
- 14) 小林正人,洪忠憙:中間層免震構造の地震応答予測と耐震性能,日本建築 学会構造系論文集,No.558, pp.109-116, 2002.8
- 15) 小林正人, 洪忠憙:中間層免震構造の地震応答予測と動的設計法の合理 化, 日本建築学会構造系論文集, No.592, pp.51-57, 2005.6
- 16) 下田智博, 笠井和彦, Takeru Igusa, 大木洋司:非比例減衰系の応答予測精度に関する一考察, 日本建築学会大会学術講演梗概集, B-2, pp.311-312, 2005.9
- 17) G. Warburton : Optimum absorber parameters for various combinations of response and excitation parameters, Earthquake Engineering & Structural Dynamics, Vol.10, pp.381-401, 1982
- S. H. Crandall : Random Vibration in Mechanical Systems, Academic Press, 1963
- 19) 笠井和彦,伊藤浩資,渡辺厚:等価線形化手法による一質点弾塑性構造の 最大応答予測法,日本建築学会構造系論文集,No.571, pp.53-62, 2003.9
- D. Jones, M. Schonlau and W. J. Welch : Efficient global optimization of expensive black-box functions, Journal of Global Optimization, pp.435-492, 1998
- 阿部雅人,藤野陽三:摂動解による同調質量ダンパー(TMD)-構造物系の 動特性の理解と制振評価,土木学会論文集,No.446, pp.157-166, 1992.4
- 22) 辻聖晃,西村智賢: 増築層免震システムによる既存建築物の耐震性能向 上,日本建築学会学術講演梗概集,B-2,pp.503-504,2003.9
- 23) 斎藤知生:モード解析型多入力多出力 ARX モデルを用いた高層建物のシ ステム同定,日本建築学会構造系論文集,No.508, pp.47-54, 1998.6
- 24) H. C. Tsai and G. C. Lin : Optimum tuned-mass dampers for minimizing steady-state response of support-excited and damped systems, Earthquake Engineering & Structural Dynamics, Vol.22, pp.957-973, 1993.11

付録1 主系の減衰を考慮する場合の最適同調条件

Tsai らの回帰式²⁴⁾を参考にして、主系の減衰がある場合の最適同調条件を 参考に示す。まず、最適同調比を以下のように形式的に表す。

$$\gamma^* = \gamma_0 + \gamma_1 , \quad \gamma_1 = a_1 h_f + a_2 h_f^2$$
 (A1a, b)

 $a_{1} = a_{11}\overline{\mu}^{1/2} + a_{12}\overline{\mu} + a_{13}\overline{\mu}^{3/2}, \quad a_{2} = a_{21}\overline{\mu}^{1/2} + a_{22}\overline{\mu} + a_{23}\overline{\mu}^{3/2}$ (A1c, d) $\psi = 1.5 \ \varepsilon \ \cup \ \overline{\mu} \in [0, 0.9], \quad h_{f} \in [0, 0.25]$ の範囲で得られた数値解に対して、最 小二乗法により回帰係数を同定した結果を次式に示す。

$$\gamma_{1} = \left(-2.02\overline{\mu}^{1/2} + 1.23\overline{\mu} + 0.01\overline{\mu}^{3/2}\right)h_{f} + \left(-8.84\overline{\mu}^{1/2} + 19.2\overline{\mu} - 12.6\overline{\mu}^{3/2}\right)h_{f}^{2}$$

$$\gamma_{2} = \sqrt{\psi + \overline{\mu}(\psi - \overline{\mu})/2} \quad \text{for } 0 \le h_{*} \le 0.25, \quad \psi = 1.5, \quad (A2a)$$

$$\gamma_0 = \frac{\varphi_0}{(1+\overline{\mu})\sqrt{\overline{\mu}+\psi}} \quad \text{for } 0 \le h_f \le 0.25 \text{ , } \psi = 1.5 \quad (A2a, b)$$

図 5(a)に示すとおり、式(A2)の提案式は精度が良い。

MULTIPURPOSE PASSIVE CONTROL OF MID-STORY ISOLATION BUILDINGS DESIGNED TO MITIGATE SEISMIC RESPONSE IN SUBSTRUCTURE

Kensaku KANEKO

Assist. Prof., Dept. of Built Environment, Interdisciplinary Graduate School of Science and Technology, Tokyo Institute of Technology, Dr.Eng.

Mid-isolation buildings designed to mitigate seismic response in a substructure is discussed. Similar systems such as a heavy tuned mass damper (TMD) attached to the rooftop of buildings is also involved in our subject. The objective of this paper is to find both optimal tuning ratios and viscous damping factors of the mid-isolation minimizing seismic peak response of the substructure to ground motions induced by earthquakes. Evaluation methods of the peak responses in both the super structure and the substructure are presented based on the response spectrum method. It is applicable to the wide range of the tuning ratios from the optimal condition to isolated-conditions.

Applicability of the classical Den Hartog's expression for the tuning ratio is reviewed. For this purpose, the equivalent 2DOF system is formulated from the stick model of the building with the aid of the dynamic reduction approach. Optimal parameters minimizing the mean square response in the substructure to the white-noise ground motion are derived in terms of the equivalent mass ratio. The optimal parameters are compared with one estimated by a number of numerical analyses. The response surface is generated by the peak responses of the various systems with various tuning ratios and damping ratios. The optimal parameters on the response surface are estimated by using the sequential quadratic programming method. The result shows good agreement with the optimal points predicted by the proposed method for systems with various mass ratios.

Next, evaluation methods of the peak response are formulated. The two dominant frequencies of the system are statistically replaced by an equivalent frequency based on the random vibration theory. The equivalent damping is also derived in the similar manner. The two parameters consisting of the mass ratio and the effective mass of the substructure define a SDOF model. The model theoretically shows that there exists the upper limit of the performance mitigating the seismic response. In order to verify the parameters of the SDOF model, the time history responses of the 2DOF model are intentionally under-fitted by the ARX model with insufficient number of AR parameters. The estimated SDOF parameters correspond to the parameters obtained by the proposed SDOF model. Two types of the peak response ratios are defined. One is the ratio of the peak isolation displacement to the peak displacement in the substructure. Another is the ratio of the peak acceleration of the superstructure to the peak acceleration of the substructure. The ratios are rigorously represented by the tuning ratio, the damping factor, and the mass ratio. The estimated response ratios have accuracy within twenty percent errors in comparison with results by time history analyses.

Finally, performance curve diagrams are presented in combination with the equivalent SDOF parameters and the proposed equation for the response ratios. The performance curves are utilized to realize multipurpose passive controls including reduction of seismic response both the substructure and the superstructure by graphical interpretation.

(2015年5月9日原稿受理, 2015年8月24日採用決定)