高硬度ゴム粘弾性体の極微小変形から大変形までの歪・振動数依存性のモデル化 高硬度ゴム粘弾性体の力学モデルの構築 その1

STRAIN AND FREQUENCY DEPENDENCE OF HIGH-HARDNESS RUBBER IN THE RANGE FROM VERY SMALL UP TO LARGE DISPLACEMENT Mechanical model of high-hardness rubber Part 1

谷 翼*¹, 辻 聖 晃*², 吉 富 信 太*³, 竹 脇 出*⁴, 松 本 達 治*⁵ Tsubasa TANI, Masaaki TSUJI, Shinta YOSHITOMI, Izuru TAKEWAKI and Tatsuji MATSUMOTO

A constitutive model of a high-hardness rubber in the small strain amplitude is constructed based on the stationary and non-stationary random vibration tests. The mechanical properties of the high-hardness rubber depend mainly on the strain amplitude, vibration frequency and temperature. Because the present high-hardness rubber has a smaller dependence on the vibration frequency and temperature compared to the ordinary visco-elastic materials, the dependence on the strain amplitude is considered mainly. The validity of the proposed constitutive model is investigated by the comparison with the results by the test.

Keywords: High-hardness rubber, Vibration control, Visco-elastic damper, Dynamical loading experiment, System identification, Numerical simulation

高硬度ゴム,制振,粘弾性ダンパー,動的載荷実験,システム同定,数値シミュレーション

1.序

粘弾性体を用いたダンパーは,環境振動による微小な変形から大 地震時の大きな変形まで安定した減衰効果を発揮する.このため, 近年では,建築物の居住性と耐震安全性の両者を同時に向上させる ことができる制振デバイスとして,多くの高層建物に適用されるよ うになってきている.

粘弾性体の復元力特性は材料の配合や製造法により様々で,程度 の大小はあるものの,復元力ループの最大変形点における割線勾配 とループが取り囲む面積から算出される等価剛性と等価減衰係数は, 歪,温度および加振振動数に依存している.そのため,粘弾性ダン パーを組み込んだ建築物の風応答や地震応答を精度よく評価するた めには,各粘弾性体に対して上記の各種依存性を十分な精度で表現 できるような適切な力学モデル(構成則)を構築する必要がある.

ダンパーとしての粘弾性体の構成則に関する研究には次のような ものがある.曽田らは,粘弾性ダンパーの力学特性(特に振動数依 存特性)を一般化マックスウェルモデルや一般化フォークトモデル を用いて表現する方法,およびそのパラメターの決定方法を提案し ている^{1,2)}.また,非線形ばねを力学モデル内に並列要素として組み 込むことで,軟化型あるいは硬化型の非線形復元力特性を有する粘 弾性体の振幅依存性を表現できるモデルも提案している³⁾.温度依 存性は,力学パラメターに,温度で定義される関数を乗じることで 考慮している.金子と中村⁴⁾は,経験した最大歪により剛性が決ま るような非線形パネを含む非線形4要素モデルを提案し,ゴムアスフ

*¹ 京都大学工学研究科都市環境工学専攻 大学院生 *² 京都大学工学研究科都市環境工学専攻 准教授・博士(工学) *³ 京都大学工学研究科都市環境工学専攻 助教・博士(工学) *⁴ 京都大学工学研究科都市環境工学専攻 教授・工博 *⁵ SRI ハイプリッド 制振ビジネスチームリーダー 博士(工学)

ァルト系粘弾性体の振動数依存性と振幅依存性を独立に表現可能な モデルを提案している.華ら⁵⁾は,ばねとダッシュポットから構成 されるケルビン - フォークトモデルの各要素の係数を,等価振動数 を定義してその振動状態に応じて変化させる方法を提案している. 来田ら^{6,7)}は,高減衰ゴムを用いた粘弾性ダンパーを対象として,ば ねとダッシュポットからなる4要素モデルに独自の非線形同定手法 を適用して,モデルのパラメターを決定する方法を提案している. 笠井ら^{8,9,10)}は,主としてアクリル系の粘弾性体を対象として,温度 依存性を振動数依存性に置き換える手法と,分数階導関数により振 動数依存性を表現する手法とを用いることで,熱の授受による力学 特性の変化も精度よく表現可能な構成則と、その数値解析アルゴリ ズムを提案している.歪・歪速度に対する依存性は,粘弾性体の剛 性を歪に依存する関数として与えることでモデル化している.また, 風に対する粘弾性ダンパーの特性を評価するための風洞実験手法を 提案している¹²⁾.石川ら¹⁰⁾は,分子間の内部摩擦によって大きな減 衰力を得るタイプ(従って,復元力ループはバイリニア型に近いも のとなる)の粘弾性体の力学モデルとして,修正バイリニア型の復 元力特性を有するばね要素を組み込んだ3要素ばねモデルを提案し, 最小二乗法と遺伝的アルゴリズムを組み合わせたパラメター決定方 法を提示している.石川らは,せん断歪が20%程度の小振幅時のパ ラメタと,200%程度以上の大振幅時とでは,パラメターの値が異な る別のモデルが適切であるとしている.

本研究で取り扱う高硬度ゴムは,天然ゴムをベースとして特殊添

Graduate Student, Dept. of Urban and Environmental Eng., Kyoto Univ. Assoc. Prof., Dept. of Urban and Environmental Eng., Kyoto Univ, Dr. Eng Assis. Prof., Dept. of Urban and Environmental Eng., Kyoto Univ, Dr. Eng Prof., Dept. of Urban and Environmental Eng., Kyoto Univ, Dr. Eng General Manager, Vibration Control System Dept., SRI Hybrid, Dr. Eng 加剤を配合することにより,高硬度・高減衰・少ない温度依存性を 目指して開発され,せん断歪が5%程度までの微小変形時には傾斜し た楕円状の履歴ループを描き,せん断歪が5%程度以上の大変形時に はバイリニア型の履歴ループを描く,強い歪依存型の非線形性を有 する粘弾性体である.これまでに,粘弾性ダンパーに用いられる粘 弾性体に対して極微小ひずみ領域での研究が活発には行われてこな かった理由として,一般的な粘弾性ダンパーに多く使用されている 粘弾性材料は,このような微小ひずみ領域ではひずみ依存性を呈さ ない線形体の特性を有していることが挙げられる.

本研究の目的は,高硬度ゴムの復元力特性を,定常載荷について は極微小変形時から大変形時まで統一的に,かつ,同一パラメター で表現でき,ランダム載荷については想定する歪レベルに応じたパ ラメター変更で対応できる実用的なモデルを構築することにある. 本研究では,高硬度ゴムの力学モデルを,歪および歪速度に関して 非線形の復元力特性を有する3要素の並列モデルで表現することと し,ダンパー供試体の定振幅正弦波およびランダム波入力試験の結 果に適合するように,各要素の力学パラメターを決定する.本研究 において,粘弾性体の振動数依存性を表現するためのモデルとして しばしば用いられる,ダッシュポットとばねの直列要素を含む多要 素モデル^{1,2,3,4,6,7,12)}を用いずに,直列要素を含まない並列モデル³⁾を 用いたのは,予備的に多要素モデルと並列モデルを比較検討した結 果,本研究で取り扱う高硬度ゴムにおいては,並列モデルでも実用 上十分な精度で復元力特性をシミュレートできる力学モデルが構成 できると判断したためである.

尚,本論文で示す実験はすべて環境温度を摂氏23度として実施されたものであり,従って同定された力学パラメターもすべて摂氏23 度に対応するものである.粘弾性体の温度依存性を構成則に組み込 む方法としては,構成則の各パラメターや最終的に得られる復元力 に温度の関数として定義される係数を乗じる方法^{1,3,4,5,7)}や,温度の 影響を載荷振動数の変化に置き換える「シフトファクター」を導入 する方法^{8,9,10)}が用いられることが多い.本論文で取り扱う高硬度ゴ ムの温度依存性と,その構成則への導入方法は別稿で提示する.

2. 高硬度ゴムの動的定常載荷実験

図1 に示す直径 25mm,厚さ 5mm の高硬度ゴムを 2 枚の鋼板の間 に密着させたダンパー供試体に対して,一軸せん断試験機により正 負の強制変形を4 サイクル繰り返し与える.載荷振幅(片側)の範 囲は 0.025mm~5.0mm(せん断歪 0.5%~100%),載荷振動数の範囲 は 0.01Hz~2.0Hz とし,各実験における載荷の時刻歴は,振幅,振 動数が実験中に変化しない正弦波とする.なお,高硬度ゴムは予載 荷の有無により復元力が異なるため,本実験では載荷振動数あるい は載荷振幅を変える毎に試験体を交換した.

図2に,0.01Hz,0.5Hz,2.0Hz 載荷時のせん断応力度-せん断歪 の履歴ループを重ねて示す.この図は,各実験における4サイクル の載荷のうちの第3サイクル目のループを示している.図より,歪 の増大に伴い剛性が低下すること,載荷振動数が大きくなると剛性 および履歴ループの取り囲む面積が大きくなることが観察される. このことから,高硬度ゴムにおける極微小歪領域から大歪領域にわ たる広い範囲での減衰特性を的確に表現するには,粘弾性要素と履 歴要素を適切に組み合わせた復元力モデルを構築する必要があると いえる.



図 3 弾性要素,粘性要素の付加による履歴ループの変化

せん断歪

3.動的定常載荷実験結果に基づく復元力モデルの構築

3-1 定常載荷を対象とした力学モデル構成の方針

せん断歪

前述の実験結果に基づき,高硬度ゴムを(a)弾塑性要素,(b)弾性要素,(c)粘性要素からなる3要素の並列モデルとしてモデル化する.

まず,0.01Hz 載荷を静的載荷とみなし,このとき描く履歴ループ を弾塑性要素によって表現する.次に,載荷振動数の増加に伴う最 大変位点の割線剛性の変化を弾性要素により,面積の変化を粘性要 素により表現する.弾塑性要素に弾性要素,粘性要素が付加される ことによる履歴ループの変化の模式図を図3に示す.尚,以下では τ[N/mm²]はせん断応力度,γは現時刻のせん断歪,γ_{max}は載荷開 始後から現時刻までに経験したせん断歪の絶対値の最大値を表す.

3-2 弹塑性要素

静的載荷時の履歴ループを表現するため,0.01Hz 載荷時の結果に 適合するように骨格曲線,再降伏曲線,除荷勾配 k_uを下記のように 設定した.ここでは,除荷後に再びゴムが降伏を開始する点を決める 曲線を再降伏曲線と呼ぶ. γ_{max} 以上に歪の絶対値が増加する場合に は(1)式の骨格曲線上を移動し,除荷後は γ_{max} により決められるノー マルバイリニア復元力特性を描く.図4 に履歴ルールの概要を示す. 第2分枝勾配直線は(1),(2),(3)式より(4)式のように表現できる.

| 骨格曲線: $\tau = 0.32 \operatorname{sgn}(\gamma) \gamma ^{0.38}$ | (1) |) |
|--|-----|---|
|--|-----|---|

再降伏曲線:
$$\tau = 0.11 \operatorname{sgn}(\gamma) |\gamma|^{0.38}$$
 (2)



第二分枝勾配直線:

$$\tau = \frac{0.32 - 0.11\varepsilon^{0.38}}{(1 - \varepsilon)\gamma_{\max}^{0.62}}\gamma \pm \left(0.32 - \frac{0.32 + 0.11\varepsilon^{0.38}}{1 + \varepsilon}\right)\gamma_{\max}^{0.38}$$
(4)

図5に0.01Hz載荷実験時の履歴ループと弾塑性要素によるシミュ レーション時の履歴ループを併せて示す.図6,7に0.01Hz載荷実 験時の履歴ループと弾塑性要素によるシミュレーション時の履歴ル ープの剛性と切片応力の変化を示す.尚,切片応力とは,歪0での せん断応力である.微小歪時には多少のずれがあるものの,0.01Hz 載荷実験時の履歴ループの特徴が的確に表現できているといえる.

3-3 弾性要素

3-2 で設定した弾塑性要素と、ほぼ静的とみなし得る 0.01Hz 載荷 時以外の実験による履歴ループとの割線剛性の差を、振動数の増加 により付加される剛性とし、弾性要素で表現する.至 0.1,至 1.0 に おいて付加される剛性を図 8 に示す.付加される剛性が振動数依存 性と歪依存性を有していることがわかる.しかしながら,付加され る剛性を振動数に依存するものとしてモデル化する場合,時々刻々 の振動数を計算したり⁵⁾,バネとダッシュポットの直列要素を組み 込む¹⁾など,時刻歴解析を行うことには多くの作業が伴う.



そこで,このダンパーを組込む対象として想定している建物の1 次の固有振動数が 0.3 ~ 1.0Hz 程度であること,その間に付加される 剛性の変化がそれほど顕著でないことから,付加される剛性は振動 数に依存せず一定の値であるとし,その値は 0.25Hz,0.5Hz,1.0Hz の データの平均値とする.また,本研究で取り扱う高硬度ゴムでは, 付加される剛性は経験した最大歪に依存する傾向が見られるため, 付加される剛性は最大せん断歪 γ_{max} により決まるものとする.すな わち,弾性要素の $\tau - \gamma$ 関係は以下のように表現できるとする.

$$\tau = \begin{cases} 0.10\gamma_{\max}^{-0.66}\gamma & (\gamma_{\max} \ge 0.005) \\ 3.30\gamma & (\gamma_{\max} < 0.005) \end{cases}$$
(5)

3-4 粘性要素

3-2 で設定した弾塑性要素と,0.01Hz 載荷時以外の実験による履 歴ループとの切片応力の差を載荷振動数の増加により付加される切 片応力とし,粘性要素で表現する.歪0.1,歪1.0において付加され る切片応力を図9に示す.付加される切片応力も振動数依存性と歪 依存性を有していることがわかる.そこで,粘性要素の振動数依存 性と歪依存性を歪速度依存性として表現することとし,付加される 切片応力と振動数の関係を,付加される切片応力と歪速度の関係に 置き換え,最小二乗法により係数を決定した.すなわち,粘性要素の $\tau - \gamma$ 関係は以下のように表現できる.

$$\tau = 5.2 \times 10^{-2} \operatorname{sgn}(\dot{\gamma}) |\dot{\gamma}|^{0.25}$$
(6)

4. 定常載荷試験のシミュレーション解析

定常載荷を対象として構築した上記の力学モデルの妥当性を検証 するため,作成した3要素モデルを用い,定振幅正弦波定常入力の シミュレーション解析を行った.正弦波を強制変位として与え,各 要素の抵抗力の和をモデル全体に作用する荷重として,実験結果と の比較を行った.



正弦波入力実験に基づき構築した力学モデルに対するシミュレーションと,正弦波入力実験結果との比較を図10に示す.左側には微小変形領域における比較を示し,右側には大変形領域での比較を示す.これらの図は,図2,3と同様に,各実験における4サイクルの載荷のうちの第3サイクル目のループを示している.載荷振動数が0.25Hz~2.0Hz の範囲では,履歴ループの傾き,面積ともによく一致しており,試験結果を十分な精度で表現できているといえる.

5.非定常載荷実験結果に基づく一般化された復元力モデルの構築 5-1 非定常載荷を考慮するためのパラメター導入の方針

本研究で取り扱う高硬度ゴムは,大変形の経験前後で性質が異な る.また,主成分が天然ゴムであるため,同じ配合でも,製造時期 などの違いによりゴムの特性が最大15%程度異なる(同一ロット内 での管理精度は5%).そこで,3節で提示した基本復元力特性で与 えられる各要素の反力に,過去の歪履歴や,製造時の検査によって 定量化された基本特性からの変動量によって定義される係数を乗じ ることで,前述の性質を表現することとする.すなわち,モデルの 全反力を以下のように表現する.

$$\tau = \beta_2 \left(\beta_1 \alpha_1 \tau_1 + \alpha_2 \tau_2 + \alpha_3 \tau_3 \right) \tag{7}$$

ここで, *α_i*:大変形経験後の特性の変化を表現する係数(*i*=1,2,3)

 $\beta_{_{\rm l}}$:初期変形時に見られる反力の増大を表現する係数

 $eta_{\!_2}:$ 材料特性の変動を考慮するための係数

- $au_{_1}:$ 弾塑性要素の定常ルールでの反力
- $au_{_2}:$ 弾性要素の定常ルールでの反力
- $\tau_{_3}:$ 粘性要素の定常ルールでの反力

5-2 大変形経験後の性質の変化を表現する係数 α_i

高硬度ゴムにおいては,大変形を経験した後,反転時の歪が同じ であっても反力の減少が見られる.そこで,過去に経験した最大歪 γ_{max} に対して,変位方向が入れ替わったときの歪 γ_{re} の割合 α を(8) 式のように定義し(図 11),(7)式における α_i (*i*=1,2,3)を(9)式に示 すような α の関数とすることで,大変形経験後の各要素の反力の減 少を表現することとする.

$$\alpha = \frac{|\gamma_{re}|}{\gamma_{max}} \tag{8}$$

 $\alpha_i = A_i \alpha^{Bi} + C_i \tag{9}$

 α_i (*i*=1,2,3)の変化の一例を図 12 に示す. α =1 のとき, α_i =1 となるように A_i, C_i (*i*=1,2,3)を設定することで,定常載荷の場合は常に α_i =1 となり,係数 α_i を導入しても履歴ループの形状は変化しない.

5-3 初期変形時に見られる反力の増大を表現する係数 β,

図13に,高硬度ゴムに定振幅定常載荷を与えたときの,第1サイ クルから第4サイクルまでの履歴ループを連続的に描いたものを示 す.この図に見られるように,高硬度ゴムは載荷1サイクル目の変 形時には2サイクル目以降の変形時の1.2倍程度の反力を示す.こ れは載荷振動数の大小に関わらず観察される.そこで,載荷振動数 に依存しない弾塑性要素の反力に係数 β,を乗じることで,この性質 を表現する.すなわち,

$$\beta_{1} = \begin{cases} 1.2 & (|\gamma_{\max}(i-1)| < |\gamma(i)|) \\ 1.0 & (|\gamma_{\max}(i-1)| \ge |\gamma(i)|) \end{cases}$$
(10)

ここで, γ_{\max} :過去に経験した最大歪 γ :現時刻のせん断歪



5-4 材料特性のばらつきを考慮するための係数 β_2

天然ゴムの材料特性のバラつきに起因して,高硬度ゴムには製造 ロットの違いによる不可避的な特性の変動が生じる(管理精度は 15%).ただし,同一ロット内のバラつきは合成ゴムを主原料とした ときと同等である(管理精度は5%).この変動を反映させるために, 標準的な値のパラメタを用いて計算される反力全体に係数 β2 を乗 じる.係数 β2の値は,出荷前の標準載荷テスト等により決定するも のとする.

6.ランダム波入力試験とそのシミュレーション解析6-1 小振幅歪レベルに対するモデル化

建物に頻繁に作用する小さなレベルの外乱を想定した,ランダム 波入力実験とシミュレーションの比較の一例を示す.高硬度ゴムダ ンパーを組込んでいない弾性10層せん断型質点系モデル(固有周期 1.0秒)に,振幅を調整したEl Centro 1940 NSを入力する.そのと きの第1層の層間変位(入力波1と呼ぶ)および最上層の層間変位 (入力波2と呼ぶ)を地震入力時にダンパーに入力される代表波形 として取り出し,それらを強制変位として高硬度ゴムダンパーに与 えたときの実験とシミュレーションとの比較を行った.実験には図 1 に示した供試体(高硬度ゴムの厚さ 5mm)を用いた.最大変位を 1mm(せん断歪 0.2)に基準化した入力波1と2を図14に示す.入 力波1は1次固有周期である1.0秒に卓越周期のある入力となり, 入力波2は入力波1に比べて高次モードの影響がより多くみられる.

実験結果に基づき,高硬度ゴムに生じる最大せん断歪が0.2 程度のランダム入力に最も適合した値として,大変形経験後の反力の減少を表現するための係数*α*_i(*i*=1,2,3)を以下のように設定した.

$$\alpha_1 = 0.74\alpha^5 + 0.26 \tag{11a}$$

 $\alpha_2 = -2.5\alpha^{0.4} + 3.5 \tag{11b}$

$$\alpha_3 = \alpha^{0.5} \tag{11c}$$

材料特性の変動を表すための係数 β は,実験結果と対応するように ここでは 0.9 とした.尚,上で示した各係数の値は,5 節で提示し た非定常載荷を考慮するための方法の有効性を検証することを目的 として,本節で示した実験結果とシミュレーションが最も合致する ように係数の値をパラメトリックに変動させて決定したものである. より大きな歪領域における各係数の値については次節に示す。また, 各係数の値の合理的な決定方法については,別稿で提示したい.

ダンパー反力- 変位の履歴ループを図 15 に,反力の時刻歴を図 16 に,累積吸収エネルギーを図 17 に示す.図 15 の左側には実験結 果を,右側にはシミュレーション結果を示す.これらの図より,ラ ンダム波を入力した場合においても,材料特性の変動と非定常入力 に起因する基本履歴ループの変化を適切に考慮することにより,実 験結果を良好にシミュレートできるといえる.

図 18 には入力波1に対する時間刻みごとの履歴ループを示す. 左側には実験結果を右側にはシミュレーション結果を示す.図 19 には入力波2に対する同様の図を示す.せん断歪が0.01 程度の小さ な歪レベルから0.2 程度の大きな歪レベルまで,幅広い領域におい て,シミュレーション結果は実験結果を精度よくシミュレートでき ているといえる.









6-2 大振幅歪レベルに対するモデル化

建物に稀に作用する大きなレベルの外乱を想定した,漸減正弦波 入力実験とシミュレーションの比較の一例を示す.実験には図1に 示した供試体(高硬度ゴムの厚さ 5mm)を用い,最大せん断歪が 1.0,振動数が1.0Hzの漸減正弦波を強制変位として与えた.入力波



図 21 漸減載荷時の履歴ループ(左:前半,右:後半)

形を図 20 に示す.本論文で対象とする高硬度ゴムは, 歪が漸増とな る場合には,それまでに経験した最大歪がサイクルごとに更新され るため, $\alpha_1 = \alpha_2 = \alpha_3 = 1.0$ としてモデル化することが可能である。 それに対して,歪が漸減となる場合には,ランダム入力の場合と同 様に α_1 から α_3 を適切に設定する必要がある。しかも,小振幅歪領 域と大振幅歪領域で特性が異なるため,6.1 節とは異なるパラメタ ーを設定する必要がある。

実験結果に基づき,高硬度ゴムに生じる最大せん断歪が 1.0 程度 の漸減歪入力に最も適合した値として,大変形経験後の反力の減少 を表現するための係数 α_i (*i*=1,2,3)は以下のように設定できる.

| 28 | a |) |
|----|----|-----|
| | 2; | 2a) |

| $\alpha_2 = -3\alpha^{0.8} + 4$ | (12b) |
|---------------------------------|-------|
| | (-) |

 $\alpha_3 = 0.85\alpha^{0.35} + 0.15 \tag{12c}$

尚,材料特性の変動を表すための係数 β_2 は,実験結果と対応するようにここでは 1.2 とした.

時間刻みごとの履歴ループを図 21 に示す 実験とシミュレーショ ンは,ほぼ全領域で精度よく表現できているといえる。今後,この ような大振幅歪の領域でも,6.1 節と同様のランダム波に対するシ ミュレーションと実験の比較を行い,(12)式のパラメターの妥当性 をさらに詳細に検討する必要がある。また,(11),(12)式の適用歪領 域についてもさらなる検討が必要である。

7.まとめ

本研究では,天然ゴムに特殊添加剤を付与して製造された高硬度 ゴムが有する歪依存性と振動数依存性を,せん断歪が0.5%程度の極 微小な変形域から,せん断歪が100%程度の大変形域まで良好な精 度で表現できる力学モデルを構築した.本論文の成果は以下のとお りである.

 高硬度ゴムの復元力特性にみられる顕著な歪依存性と,他の代表 的な粘弾性材料に比べるとやや程度が小さい振動数依存性を,軟 化型の復元力特性を有する静的弾塑性バネ要素,非線形粘性要素, および過去に経験した最大歪により剛性が決まる動的弾性要素 からなる3要素の並列モデルで表現する方法を提案した.本モデ ルは,モデル化の簡明さと精度を両立させた力学モデルである. 力学モデルにおけるパラメターは,高硬度ゴムを粘弾性体として 用いたダンパーに対する定常振幅正弦波入力試験(載荷振動数: 0.01Hz~2.0Hz,載荷歪振幅:0.5%~100%)の結果に適合するよ うに決定した.

- 2) 高硬度ゴムにおいて、歪振幅が漸減する場合にみられる復元力の 低下を適切に表現できる方法を提案した.すなわち、1)で力学パ ラメターを決定した3要素の復元力に、過去に経験した最大の歪 と直近に経験した歪の反転値の比で定義される関数を乗じるこ とにより、精度よくシミュレートできることを示した。
- 3) 高硬度ゴムダンパーを多層建物内に組み込む場合を想定したランダム波入力試験を実施し,構築した力学モデルにより十分な精度でシミュレートできることを示した.
- 4)本研究で構築した力学モデルは、高硬度ゴムの復元力特性を、せん断歪が 0.5%程度の極微小変形領域から、せん断歪が 100%程度の大変形領域まで、定常載荷については統一的かつ同ーパラメターで表現可能であり、ランダム載荷についてはパラメター変更でかなり精度よく表現できることを明らかにした。

尚,本研究で用いた弾塑性バネ要素は軟化型の復元力特性を有す るため,せん断歪が 300%を超えるような高硬度ゴムが硬化型の復 元力特性を示す極大変形領域に対してはそのままでは適用できない. しかしながら,文献 3)で用いられているような蝶ネクタイ状の復元 力特性を有する弾塑性バネ要素を,本研究で構築した3要素並列モ デルにさらに並列的に加えることで,硬化型の復元力特性を表現す ることが可能であることは十分予想できる.このような極大変形領 域に対する適用性については,今後の課題としたい.

謝辞

本研究の一部は,京都大学と(株)SRIハイブリッドとの共同研究に よる.実験に際し,田中克往氏ならびに田中和宏氏(SRIハイブリ ッド)より多大な尽力をいただいた.ここに記して謝意を表す.

参考文献

- 1) 曽田五月也,和田純一,平田裕一,山中久幸:繰返加力実験に もとづく粘弾性ダンパーの力学モデルの構築,日本建築学会構 造系論文報告集 No.457, pp.29-36, 1994.3
- 2) 曽田五月也,高橋雄司:ランダム加力による粘弾性ダンパーの 振動数依存性の定量化,日本建築学会構造系論文集,No.498, pp.43-49,1997.8
- 3) 曽田五月也,柿本和茂,関谷英一:軟化型・硬化型非線形粘弾 性ダンパーの力学モデル,日本建築学会構造系論文集,No.551, pp.45-52,2002.1
- 金子美香,中村 豊:振幅および振動数依存性を有する粘弾性 ダンパーの力学モデルの提案,構造工学論文集,Vol.44B, pp263-270,1998.
- 5) 黄 一華,加藤敬史,和田 章,岩田 衛,竹内 徹,大熊 潔: 振動数と温度に依存する粘弾性ダンパーの動的力学モデル,: 日本建築学会構造系論文集 No.516, pp.91-98, 1999.2
- 6) 来田義弘,中村 豊,竹脇 出,上谷宏二:高減衰ゴムダンパ ーの力学モデルの構築とその適正配置に関する検討,構造工学

論文集, Vol.46B, pp.279-288, 2000.

- 7) 来田義弘,中村 豊,竹脇 出,上谷宏二:非線形システム同 定法による高減衰ゴムダンパー力学モデルの構築,日本建築学 会構造系論文集, No.531, pp.63-70, 2000.
- 8) 笠井和彦,寺本道彦,大熊 潔,所 健:粘弾性体の温度・振動数・振幅依存を考慮した構成則(その1 線形領域における 温度・振動数依存のモデル化),日本建築学会構造系論文集, No.543, pp.77-86, 2001.5
- 9) 笠井和彦,所 健:粘弾性体の温度・振動数・振幅依存を考慮した構成則,(その2 温度上昇および歪・歪速度がもたらす 非線形性のモデル化),日本建築学会構造系論文集,No.561, pp.55-63,2002.11
- 10) 笠井和彦,大木洋司,雨宮健吾,木村勝彦:イソプチレン・ス チレン系のブロック共重合体からなる粘弾性材料の構成則(その1 小歪領域における温度・振動数依存のモデル化),日本建築学会構造系論文集,No.569,pp.47-54,2003.7
- 11) 佐藤大樹, 笠井和彦,田村哲郎:高層建物の制振を対象とした 風洞実験装置の開発および風応答に関する基礎的研究 一粘 性・粘弾性ダンパーを有する高層建築物の一様流中における風 洞実験一,日本建築学会構造系論文集, No.609, pp.65-73, 2006.11
- 石川理都子,諏訪 仁,関松太郎:非線形粘弾性ダンパーのモ デル化に関する検討,日本建築学会構造系論文集,No.544, pp.47-52,2001.6