# RC 構造欠陥検出のための局部振動実験のシミュレーション

Simulation of local vibration experiment for defect detection of RC structures

〇北見工業大学	学生会員 李 昕	·宇	北見工業大学	正会員	山崎	智之
北見工業大学	正会員 シェリフ ベ	、スキロウン	北見工業大学	正会員	三上	修一
北見工業大学	フェロー 大島	俊之				

### 1. はじめ

日本において、戦後の国土復興とその後の高度経済成 長期に、非常に多くの社会基盤施設を作ってきた。これ らの多くの社会基盤施設は建設後数十年を経過しており、 今後性能限界を超えた構造物が増加すると予想される。 しかし、現在の財政状況等から考えると性能限界を超え ているすべての構造物を造り換えることは困難である。 そのため構造物を長寿命化する適切な維持・補修が必要 であり、損傷度の把握、健全度の判定方法の確立が必要 である。現在一般的に行われている目視点検によってす べての構造物の損傷度判定をすることは非常に困難であ る。構造物の性能評価方法の一つとして、構造物の振動 計測結果を基に構造物の設計、施工、維持管理に関する 有用な情報得るための振動モニタリングが挙げられる。

本研究は積層圧電アクチュエータを用いた局部振動実 験を行い、その計測結果を用いた RC 構造部材の損傷度判 定を行うことを目的としている。本論文では上記目的の ため、数値シミュレーションを行い、実験結果との比較 を通して RC 構造部材の損傷の有無、損傷の位置を特定す る解析を行った。また、実験手法を確立するためシミュ レーションを通して加振方法などの検討を行う。

#### 2. 損傷検出解析の理論説明

関数*G<sub>i</sub>(f)*は周波数 f におけるチャンネル数 i で測定 された加速度応答波形をスペクトル解析した時のパワー スペクトルの大きさを示す。そして、健全状態と損傷状 態のパワースペクトルの差(絶対値)で損傷による変化の 大きさを定義する。

 $D_i(f) = \left| G_i(f) - G_i^*(f) \right|$ 

 $G_i(f)$ は健全状態、 $G_i^*(f)$ は損傷状態における構造物の パワースペクトルの大きさを表す。パワースペクトルが それぞれの測定位置で $f_i$ から $f_m$ までの周波数で計算さ れるとき、損傷による変化を表わすマトリクス[D]は以下 のように定式化することができる。



nは測定点の数(チャンネル数)を表し、mはスペクト ル解析における周波数の数を表す。マトリクス[D]におけ る列の要素は同じ周波数における異なった測定チャンネ ルのパワースペクトルを表す。各チャンネルのパワース ペクトルの合計 Total\_Change (TC) は、損傷の有無や大き さを表わす指標となる。以上のことより、マトリクス[D] の合計から損傷を数値化できる。しかし、パワースペク トルの合計 (TC) は局部的損傷としては小さい値であるた め、損傷位置を決定するために統計的意思決定手順を使 用した。この手順は、それぞれの周波数で最大のパワー スペクトル (マトリクス[D]の各々の列の最大値)を選択 して、他のチャンネルのパワースペクトルを全て取り除 く(0とする)。例えば、マトリクス[D]では $D_3(f_1)$ が最初 の列の最大値であるならば $M_3(f_1)=D_3(f_1)$ とし、この列の 他の要素は0とする。同様に、マトリクス[D]の他の列に 適用し、各々の周波数における最大パワースペクトルを 選択してマトリクス[M]を次式のように定義する。

次に、マトリクス[C]はマトリクス[M]において損傷を 受けた場所を1、損傷を受けてない場所を0とする。例 えば、マトリクス[C]として上記の表現で示せば $M_3(f_1)$ 、  $M_2(f_2) ・ ・ の位置(チャンネル)に対応して1の値を置$ いた。マトリクス[M]の行から最大パワースペクトルの合計が計算できる。



 ${SM}$ は各チャンネルのパワースペクトルの最大変化の 合計を示し、 ${SC}$ はマトリクス[C]の行の合計を示す。損 傷による変化 Damage\_Indicator (DI) は次式に示される ように ${SM}$ と ${SC}$ のスカラ積として定義される。

	$\int SM(1) \times SC(1)$		
	$SM(2) \times SC(2)$		
Damaga Indicator(DI) -	•	L	
Dumage_Indicator(DI) = {	•		
	•		
	$\left\lfloor SM(n) \times SC(n) \right\rfloor$		

#### 3. 実際のRC構造部材で行った実験

#### (1)実験概要

加振方法:積層圧電アクチュエータを用いて 200Hz から 800Hz までの加振周波数帯を分割して、周波数が直線的 に連続で変化する sin 波により加振(スイープ加振)により振動実 験を行った。

実験を行った RC部材は図1 に示すような角柱の柱で、損傷は次 に示す3 段階の損傷とした(損傷位置は柱下部)。damage1:高さ 12 cm まで、幅 42 cm、および深さ 10 cm のコンクリートブ ロックを取り外す。damage2:高さ 24 cm まで、幅 42 cm、 および深さ 10 cm のコンクリートブロックを取り外す。 damage3:高さ 48 cm まで、幅 42 cm、および深さ 10 cm のコンクリ ートブロックを取り外す。アクチュエータと加速度計の設置位置 を図1 に示す。



図1 柱部材の概要と主な寸法および damage 3 の写真

#### (2)実験データの解析結果

一例として、加振周波数 200-300Hz における、CH6 の健全状 態と各損傷状態(damage1-3)のパワースペクトル比較を図2に 示す。また、パワースペクトルの Total\_Change(TC)損傷検出 解析による各チャンネルにおける健全状態と各損傷状態の パワースペクトルの変化の合計(TC)を図3に示す。

スイーブ波局部振動加振により、損傷が大きくなるにつれて構造物の卓越振動数は減少していることがわかった。また、Total\_Change (TC)損傷検出解析により、損傷が大きくなるにつれて TC (パワースペクトルの差の変化が大きくなっていることがわかった。Ch3 と Ch4 の TC は大きいので、Ch3 と Ch4 の 近くに損傷があるという判断になるが、実際の損傷位置(Ch1 と Ch2)と一致していない。

以上より、スイープ波局部振動加振により構造物の振動特性、 及び各波形の形状の変化を捉えることで RC 構造物の損 傷の有無を判断できると考えられるが、損傷の位置を正 確に把握するためには検討が更なる必要である。



図 3 損傷 1-3 の Total\_Change (健全状態とのパワースペクトルの差)

#### 4. 数値シミュレーションの概要

損傷の位置を正確に把握するために、加振方法などを 検討する。局部振動実験のシミュレーションを行った。 (1) 解析モデル

汎用構造解析プログラムであるMARCを用いて実験のRC 柱をモデル化したモデルと損傷モデルを図4に示す。柱の 材料定数を表1に示す。損傷の大きさは実験と同様に設定 した。

الانطى الماريا با

₹1	材料定数
材料	鉄筋コンクリート
要素分割	$4 \times 4 \times 20 = 320$
幾何特性	ソリッド
ヤング率	2.5×10 <sup>10</sup>
(N/m^2)	
密度	250
(Kg/m^3)	
ポアッソン比	0.2







### (2) 動的応答解析

1) input: (アクチュエータによる入力加振のモデル化)

入力f= sin(2π×w×t)/abs(sin(2π×w×t))+1の方形波にて振 動させる。加振周波数wは健全状態の固有振動数(200Hz 付近)を使う。

ー例として、加振周波数wを206Hzにしたときの入力波 形f= sin(2π×206×t)/abs(sin(2π×206×t))+1のグラフを図5に 示す。入力時間1秒、時間ステップ=0.0005秒 初期荷重P=100N、入力位置を図1に示す。

### 2) output :

データ収録時間1秒、解析時間ステップ=0.0005秒。計 算結果の出力位置を図1に示す。

3) 計算方法: Newmark β法

表2 固有振動数

	ダメージ番号					
modeナンバー	UN	D1	D2	D3		
1	63.1573	58.1536	57.7936	57.9155		
2	63.1573	61.2027	60.6967	60.4071		
3	125.409	119.922	116.433	113.389		
4	151.688	144.893	145.126	142.729		
5	151.688	148.185	147.565	147.765		
6	206.108	199.953	197.65	194.49		
7	251.667	239.86	237.088	244.775		
8	261.473	255.404	253.765	249.853		
9	261.473	257.55	257.224	257.982		
10	379.634	361.732	364.962	375.517		



図5 動的解析の入力波形(加振周波数206Hz)

4) 動的応答解析結果

図6に加振周波数は206Hzで計算したCh1の各状態の加 速度応答波形のパワースペクトルを示す。

加振周波数206Hzの場合のDamage\_Indicator解析によ り得られた健全状態と損傷1の各チャンネルにおけるパ ワースペクトル大きさ変化の合計(DI)を図7に示す。

加振周波数206Hzの場合のTotal\_Change解析により得られた各チャンネルにおける健全状態と各損傷状態のパワースペクトル変化の合計(TC)を図8に示す。

## 平成19年度 土木学会北海道支部 論文報告集 第64号



(Ch1,加振周波数206Hz)



図8 Total\_Change(TC) (加振周波数206Hz)

## 5. 考察

局部振動実験の数値シミュレーションを通して、各損 傷によるパワースペクトルの卓越振動数は変化していな いが、スペクトルの大きさが変化していることがわかっ た。また、損傷検出解析により損傷位置近くにある Ch1 に おけるパワースペクトルの変化が一番多くみられた。このこと から Ch1 の近くに損傷があると考えられる。今回のシミュレー ションによる加振方法では損傷有無の判定と損傷位置の特定が 可能であることが確認された。

実験結果とシミュレーション結果を比較すると、両者とも損 傷有無の判定は可能であった。しかし、損傷位置の判定では実 験結果からは明確な判定はできず、シミュレーションの結果で は損傷位置を特定できる結果が得られた。これにより、実験デ ータを検証し、より良い実験方法を確立することができると考 えられる。

今後、実構造物により近いシミュレーションモデルを作成し、 効果のある加振方法や計測位置の検証を行う予定である。また、 小さな損傷の検出に対して検討し、供試体を用いて本実験を行 っていきたいと思う。

## 参考文献

1) Oshima T., Yamazaki T., Onishi K. and Mikami S., Study on damage evaluation of joint in steel member by using local vibration excitation, (In Japanese), *Journal of Applied Mechanics JSCE*, Vol.5, pp. 837–846, 2002.

, 2002.