FEM 弾性多層解析における解析領域の検討

渡辺規明1,松井邦人2,菊田征勇3,西澤辰男4

¹学生会員 東京電機大学大学院理工学研究科建設工学専攻 (〒350-03 埼玉県比企郡嶋山町石坂)
²正会員 東京電機大学理工学部建設工学科 (〒350-03 埼玉県比企郡嶋山町石坂)
³正会員 国士舘大学工学部土木工学科 (〒154 東京都世田谷区世田谷 4-28-1)
⁴正会員 石川工業高等専門学校 (〒929-03 石川県河北郡津幡町字北中条)

舗装の構造解析を行うときFEMが用いられる. 半無限体を有限な解析領域で解析しているので、舗装構造の解析 領域の違いが解析結果に影響を与える可能性がある. 本研究では、衝撃的な荷重が作用する動的解析を行い、路床の 弾性係数、荷重の作用時間を考慮して、解析領域と舗装表面の応答との関係を調べている.

静的逆解析では、動的な荷重の最大値を静的な荷重に置き換えて、表面たわみの最大値を用いて材料の特性を求めることが行われている.本研究では、動的荷重の作用時間あるいは荷重パターンが最大たわみに与える影響も考察している.

Key Words: FEM, domain of analysis, dynamic analysis, loading time, loading pattern, impulse-type loading

1. はじめに

舗装の構造解析を行うとき、しばしば、表層・基層およ び路盤の厚さが有限で水平に無限に広がる平行な層とし、 路床を半無限体としてモデル化している.舗装表面に静 的な荷重が作用し、各層が線形弾性の場合、BISAR や CHEVRON のようなコードを用いて解析することがで きる.しかし、舗装の端部に載荷されるとき、各層を構成 する材料に非線形性があるとき、あるいは動的な荷重が 作用するとき、等ではそのようなコードでは構造解析が できないが、FEM を用いるとこのような問題も容易に解 析することができる.

舗装構造は半無限領域であるのに対し, FEM の解析領 域は有限であるので, 舗装構造の解析領域の違いが解析 結果に影響を与える可能性がある. このため, FEM の解 析領域と応答との関係を十分に検討しておくことが重要 である.本研究では、衝撃的な荷重が作用する場合に, 舗装 表面の応答と解析領域との関係を調べている.

静的 FEM 解析では、表面たわみに影響を及ぼさない ためには、路床の弾性係数が小さいほど深さ方向の解析 領域を大きくする必要があるが、動的解析でも同じこと がいえるのか検討に値する.本研究では特に、舗装構造 の4層モデルに着目し、路床の弾性係数、荷重の作用時 間を考慮して、解析領域と舗装表面の応答との関係から 適正な解析領域を調べている. また,構造物の維持管理をより合理的に行う上で,非 破壊試験による構造評価が重要である.現在 FWD 試験 機を用いた構造評価手法を確立する努力がなされている ^{1), 2)}.計算効率上 FWD 試験機による表面たわみは,静的 データとして逆解析が行われている.本研究は適正な解 析領域において,衝撃荷重の作用時間あるいは荷重波形 と舗装の表面たわみとの関係も調べている.

2. 解析領域に関する検討

(1) 深さ方向の解析領域の選択

解析対象とする舗装構造は、等方・等質体であり、図-1に示すように地表面に平行な4層からなっていて、層 と層との間は十分に粗で、滑動しないものとしている. 作用荷重が軸対称であるとすると、FEM の軸対称要素を 用いて解析することができる.地表面より第3層までは、 層厚は一定である.第4層は、地表面から最下端まで 2.00, 3.00, 4.00, 5.00, 10.00 および 20.00 mと6種類の層 厚を考えて、解析領域の深さがたわみに及ぼす影響を検 討している.また、弾性係数 Ei、ポアソン比 v_i 、密度 ρ_i (*i*=1,…,4) は図-1に示すとおりであるが、第4層の 弾性係数は、路床の弾性係数の範囲を考慮して、E4=49.0, 98.1,および 197.1Mpa の3種類を考えている.減衰係数 C4 は、弾性係数と関連しており、C4= α E4 として与えら れる.ここに、 α =30 μ m・s である.解析領域が深さ



5 10 15 Z方向の解析領域(m) 20

図-3 解析たわみ

(mg 0.08 0.06 0120 0.04

0.02

0

0

0.2 (uu) 0.15

0.1 0.05

0

0

5

10

Z方向の解析領域(m)

15

表-1	解析たわみ	(Z方向の解析領域)
-----	-------	------------

20

								(unit: mm)
			Z方向の解析領域 (m)					
センサー位置	Tp (ms)	E4 (MPa)	2	3	4	5	10	20
		49	0.1895	0.1969	0.19807	0.19818	0.19813	0.19777
	25	98.1	0.16377	0.17111	0.17283	0.17319	0.17315	0.17282
D0		196.1	0.13849	0.1447	0.1464	0.14694	0.14716	0.14692
	[49	0.22691	0.25468	0.26356	0.26656	0.26782	0.26746
1	50	98.1	0.18187	0.20207	0.20855	0.21126	0.21361	0.21331
<u> </u>	<u> </u>	196.1	0.14531	0.15802	0.1623	0.16415	0.1669	0.16684
	[]	49	0.051003	0.070108	0.076464	0.078256	0.078698	0.078504
1	25	98.1	0.030021	0.043815	0.049175	0.051636	0.053502	0.053425
D150		196.1	0.01478	0.023477	0.026869	0.028623	0.031014	0.031059
		49	0.065573	0.096116	0.10826	0.11436	0.11959	0.11954
	50	98.1	0.03237	0.051748	0.05906	0.063093	0.069335	0.06954
		196.1	0.013681	0.023722	0.027809	0.029919	0.03491	0.035684



図-4 解析たわみ

			R方向の解析領域 (m)						
センサー位置	Tp (ms)	E4 (MPa)	2	3	4	5	10	20	
		49	0.18335	0.20728	0.20261	0.19818	0.19923	0.19917	
	25	98.1	0.16032	0.17649	0.17557	0.17319	0.17388	0.17385	
D0		196.1	0.13698	0.14612	0.14759	0.14694	0.14746	0.14745	
		49	0.22459	0.24822	0.27233	0.26656	0.26347	0.26396	
	50	98.1	0.18127	0.19608	0.21072	0.21126	0.21163	0.21177	
		196.1	0.14527	0.15317	0.16111	0.16415	0.16677	0.16686	
		49	0.075411	0.055242	0.076688	0.078256	0.074526	0.074929	
	25	98.1	0.04436	0.035328	0.048679	0.051636	0.050806	0.050952	
D150		196.1	0.020594	0.018821	0.025865	0.028623	0.030394	0.030457	
		49	0.10959	0.06751	0.095782	0.11436	0.11567	0.11479	
	50	98.1	0.049545	0.037228	0.052342	0.063093	0.069276	0.06916	
		196.1	0.018874	0.017547	0.024412	0.029919	0.036614	0.036903	

10.00m の場合の要素分割を図-2に示す. 半径方向の解 析範囲は5.00m で, FWD のセンサー位置を考慮した9要 素に分割し, 境界条件を底面では Z 方向を固定, 側面で は R 方向固定としている. 作用荷重は, 半径 0.15m の範 囲に等分布して作用し,その大きさは f(t)=49.0sin²(π t/Tp) kN である. ここに Tp は荷重作用時間で, FWD 試 験機の作用時間の上限と下限を取り, Tp=25.0 および 50.0ms として, 2種類の荷重作用時間を考慮している.

図-3, 表-1に表面たわみ D_0 および D_{150} の解析結果を 示す. これらから,表面たわみは第4層の弾性係数が大 きくなると小さくなり,荷重作用時間が長くなると大き くなることが分かる. 深さ方向 (Z 方向)の解析領域につ いて言えば, 2m, 3m, 4m と深くなるにつれてたわみが増 えていくが, D_0 において $T_p=25$ ms では 4m 位から,それ 以外では 5m 位からほぼ一定のたわみとなっている. ま た, D_0 は解析領域によるたわみの差は少ないことから, 解析領域の影響が小さいことがわかる. しかし, D_{150} では, たわみの変動量が大きく、解析領域の影響を受けやすい.

(unit mm)

解析領域はなるべく浅くて、表面たわみに影響が現れ ない程度の深さが望ましい.荷重作用時間が短ければ解 析領域は浅くても良く、弾性係数が大きくなれば解析領 域は深く取る必要があり、 D_0 は D_{150} に比べて解析領域は 浅くても良いことが分かる.従って、FWD 試験における たわみ測定の精度が1 μ m程度であることを考慮すると、 深さ方向の解析領域として 5.00m を取れば,条件の如何 に係わらず十分である.

(2) 半径方向の解析領域の選択

次に、深さ方向の解析領域は 5.00m として、半径方向 の解析領域について調べてみた.対象とした半径方向の 解析領域は、対称軸から半径 2.00, 3.00, 4.00, 5.00 10.00 および 20.00m の6種類である.また、弾性係数、ポアソ ン比および密度は深さ方向の解析領域選択の場合と同じ である.計算結果を図-4、表-2に示す.



図-5 荷重波形

弾性係数が大きくなるにしたがって、たわみは小さく なる. また、半径 2.00m で弾性係数が E4=49.0MPa の場 合を除けば、荷重作用時間が長くなるにしたがってたわ みは増えている.

半径方向の解析領域について言えば、載荷時間および 弾性係数に関わらず、 D_0 は解析領域が大きくなるにつれ て大きくなる. D_{150} では解析半径 3m でたわみは減少す るが、その後大きくなる. 解析半径 10m と 20m ではほぼ 同じ値となっている. また、 D_0 は解析領域の影響をあま り受けないが、 D_{150} は解析領域の影響を受けやすく、たわ みは変動しやすい. 2.(1)と同様のことを考慮すると、半径 方向の解析領域は 5m で十分である.

3. 荷重作用時間および荷重波形が応答に及ぼす影響

FEM 解析に必要な領域が深さ5.0m, 半径5.0m と定まったので、この領域で、荷重作用時間や載荷荷重の波形が表面たわみに与える影響を調べた。

(1) 荷重作用時間が応答に及ぼす影響

荷重が作用している時間内でたわみに影響を及ぼすも のとして,最大荷重に至る時間が重視されている.ここ では,最大荷重到達後,荷重が無くなるまでの荷重作用 時間 Tp2 がたわみに与える影響を調べた.

図-5(a)に荷重の作用時間を示す.最大荷重到達後の 荷重の作用時間 T_{p2} としては, T_{p1} , $2T_{p1}$, $4T_{p1}$ を考慮してい る.計算結果を図-6に示す.このとき T_{p1} =12.5m である. 各センサー位置での最大たわみは, T_{p2} が長くなるにした がって大きくなっている.

(2)作用荷重の波形がたわみに及ぼす影響

次に、図-5 (b)、(c)および(d)に示すように、荷重作用 時間、最大荷重は同じであるが、形状および最大荷重と なる時間が異なる三角形荷重、台形荷重および長方形荷 重がたわみに及ぼす影響を調べた.三角形荷重において、 Taは最大荷重位置までの時間で、Ta=0、10、20、30、40 およ び 50ms である.台形荷重において、Ta は最大荷重位置ま での時間で、Ta=0、10 20 30 および 40ms である.また、Tb は台形荷重の大きさ一定部分の時間である.

三角形荷重の波形に対する各センサー位置での応答を 図-7 に示す. 図中の〇印は, 各センサー位置での最大た わみである. Doおよび D20 など荷重点に近い点

では Ta=50ms で最大になっているが, センサー位置が中 心から離れるに従って, たわみが最大となる Ta は短くな っている.

-4-







図-9 最大荷重たわみ (三角形荷重、荷重波形面積一定)



図-10 荷重波形面積とたわみ

次に、台形荷重に対する各センサー位置での応答を図 -8に示す。図中〇印は各センサー位置での最大たわみで ある。中心に近いセンサーでは $T_a=30ms$ の台形荷重でた わみは最大になり、中心から離れたセンサーでは $T_a=20ms$ でたわみは最大になっていて、最大変位を与え る荷重波形が二分されている。この図には長方形荷重に よるたわみもプロットされているが、どの台形荷重より

も大きなたわみが生じている.

したがってこれらの荷重波形では、最大変位は必ずし も最大荷重の大きさによらないことがわかる.

(3) 作用荷重の最大荷重がたわみに及ぼす影響

図-5(e)に示す荷重は、波形面積(=荷重×作用時間)は 一定であり、最大荷重位置、荷重作用時間は異なってい る. この荷重によるたわみを図-9に示す. この図から波 形面積が同じ場合、最大荷重が大きい方がたわみが大き いことがわかる.

(4) 作用荷重の波形面積がたわみに及ぼす影響

図-5に示す作用荷重を波形面積で分類してたわみを プロットしてみると、図-10に示すようになる.波形面積 の一番大きい長方形荷重によるたわみが最大である.台 形荷重と三角形荷重については、波形面積の大きな台形 荷重によるたわみの方が、三角形荷重によるたわみより もおおむね大きいが、それぞれの荷重が最大となるまで の時間により、その関係が成立しないことが分かる.

4.. 結論

FEM 解析で大きな影響を与える舗装構造の解析領域 について検討している.深さ方向の解析領域として6種 類,第4層の弾性係数は3種類,荷重載荷時間は2種類 を組み合わせて解析を行い,適切な解析領域について検 討した.半径方向についても,同様に検討した.また,最 大荷重到達後の荷重作用時間によるたわみへの影響,形 状および最大荷重到達時間が異なる三角形荷重,台形荷 重および長方形荷重がたわみに及ぼす影響を調べた.さ らに,波形面積は一定であるが,最大荷重位置および荷 重作用時間も異なっている三角形荷重,あるいは波形の 形状が異なる荷重の波形面積が,たわみに与える影響も 調べている.この結果として次のようなことが明らかに

なった.

1)軸対称要素を用いて解析するとき, FWD 試験における測定たわみの精度を考慮すると,荷重作用時間が25から50msの範囲では,深さ方向および半径方向とも5.00mとすれば十分である.

2) たわみには最大荷重到達後の荷重作用時間も影響を 及ぼし、荷重作用時間が長くなるとたわみは大きくなる.

3)荷重波形面積および最大荷重が一定の三角形荷重の 場合,最大荷重到達時間が遅いほど荷重点近くのたわみ は大きくなる.

4)荷重波形面積および最大荷重が一定の台形荷重の場合、中心に近い点と遠い点ではたわみの大きくなる荷重 波形は異なる。

5)荷重波形面積が一定で最大荷重および荷重作用時間 が変動する三角形荷重の場合,最大荷重が大きいほどた わみは大きくなる.

6)荷重作用時間および最大荷重が一定の三角形荷重,台 形荷重および長方形荷重の場合,荷重波形面積が大きい方 がたわみが大きいことが多いが,最大荷重到達時間によ っては異なることがある.

最後に, FWD 試験機で測定した最大荷重と応答の最大 値を用いて静的に逆解析をするのは,計算効率を考慮す ると大変望ましい.しかし, FWD 試験機の荷重波形が一 定していないと,それに従って応答も違ってくる.した がって,静的逆解析からパラメータを推定するのは難し いと思われる.そのため,FWD 試験機の荷重波形を統一 することが望ましい.

参考文献

FWD 研究会: FWD に関する研究, FWD 研究会発行, 1993.8.
FWD 研究会: FWD に関する研究(その2), FWD 研究会発行, 1995.12.

DOMAIN OF ANALYSIS OF ELASTIC MULTILAYER SYSTEM MODELED BY FEM

Noriaki WATANABE, Kunihito MATSUI, Yukio KIKUTA, and Tatsuo NISHIZAWA

Analysis of pavement structure is modeled by FEM. Results of analysis may be affected by the size of domain of analysis because FEM analysis is conducted in a limited domain instead of half-space domain . This paper investigates the proper size of analysis of FEM analysis. Backcalculating pavement layer moduli from FWD tests is based on a static analysis of impulse-type pavement response. This paper also investigates how factors such as loading time and loading pattern affect surface deflections.