反発硬さ試験の新しい展開*

New Development of Rebound Hardness Test

松田 健次** (Kenji MATSUDA)

Key Words : rebound hardness, material testing, impact, restitution coefficient, vickers indenter

1. はじめに

材料を正しく使用するためには、その機械的性質 を把握することが不可欠である。引張試験は、代表 的な材料試験法であり、得られる応力 – ひずみ線図 から、降伏応力、引張強さ、ヤング率等、設計に使 用される重要な事項を把握することができる.一方、 硬さ試験も古くから行われている試験法である。そ の特徴は,試料を特別な形状に加工する必要が無く、 ある程度平滑な面があれば容易に結果が得られるこ とであり、セラミックスのような加工が困難なもの や、表面被覆材や微小領域のように引張試験が困難 なもの、あるいは製品や設備のように引張試験が困難 なもの、あるいは製品や設備のように引張試験が実 施できないものの機械的特性を評価できる手法とし ても期待されている.

ごで、上記では一口に「硬さ試験」と記載したが、 これまでに数多くの硬さ試験法が考案されており、それらの大部分は、下記の3つに大別されている^{1),2)}.

① 押込み硬さ試験:試料どうしを押し付けたり,

- 一 剛体に近い圧子を試料に押し込むときの変形に 対する抵抗の大きさで硬さを表す。例:ビッ カース硬さ、ブリネル硬さ
- ② 引っかき硬さ試験:試料相互で、あるいは試料
 を剛体に近い圧子で引っかいたときの傷のつき
 方で硬さを比較する方法、例:モース硬さ
- ③ 動的(反発)硬さ試験:試料に対して剛体に近い 圧子(ハンマ)を衝撃的に押し込むときの変形に 対する抵抗の大きさ、あるいは圧子(ハンマ)の 反発挙動により硬さを表す方法。例:ショア硬

* 原稿受付 2019年9月1日

- ** 非会員,九州工業大学大学院工学研究院
- (〒804-8550 北九州市戸畑区仙水町1-1)

さ. リーブ硬さ

本稿では、反発硬さ試験に注目し、その特徴と今 後の新しい分野への展開の可能性を、主としてビッ カース硬さとの比較の観点から期待も込めて記載し た.

反発硬さ試験におけるハンマ反発挙動の把握

広く普及している指示形(D形)ショア硬さ試験で は、試験片をセットした後につまみを回すと、高さ $h_0 = 19$ mmからハンマが自由落下し、試験片に衝 突後の跳ね上がり高さhを指示部で捉えて、HS = $140(h/h_0)$ で定義されるショア硬さHSが表示され る、ハンマは装置内に収められ、そのままでは外部 からその挙動を観測できないため、図1に示すよう



Vol. 54, No. 12 (2019年12月)



に、試験機に付属の指示部を除去し、レーザドップ ラー振動系のレーザをハンマ上端部に当てることに よりハンマの速度変化を調べた³⁾. 図2にその測定 例を示す. 同図には、下記で説明する解析の結果も 示している. 衝突後のハンマは衝突時に生じた弾性 変形によりかなり振動しており、解析結果はハンマ 振動も含めて測定結果をよく再現できていること が分かる. なお、最小二乗法により得られた衝突 後の波形の平均線から求めた衝突直後の速度 v_2 と、 衝突直前の速度 v_1 を用いて、ショア硬さはHS = 140(v_2/v_1)²で見積もられる.

図3~6は、さらに反発挙動を詳しく検討するために、有限要素法を用いて、ビッカース硬さの大きく異なる3つの金属、すなわち、7:3黄銅(HV \Rightarrow 60)、S55C炭素鋼(HV \Rightarrow 210)およびマルエージング鋼(HV \Rightarrow 700)を試験片とした場合の結果を比較したものである³⁾. 図3は、ハンマ変位の経時変化である. 試験片の種類によってハンマの跳ね上がり高さが異なるが、同図の時間スケールで示すと、試験片に衝突している時間は一瞬である.

図4に、衝突荷重の経時変化に示す.ここで、図 中の Ft_1 , Ft_2 , $Ft_{1,2}$ はそれぞれ、接触してから最大 荷重点に達するまでの力積、最大荷重点から完全除 荷に達するまで力積、およびその両者の合計の値 (= $Ft_1 + Ft_2$)を示している.最大衝突荷重は、試験 片の硬さが増加するに従い増加し、HV \Rightarrow 700のマ ルエージング鋼を試験片とした場合には、600N程 度に達する.なお、最大荷重点ではハンマ速度は0 であるため、いずれの試験片の場合も Ft_1 はほぼ一 致しており、その値は衝突直前のハンマ運動量(= 22.9×10⁻³ Ns(ハンマ質量の実測値37.5gを用いて







算出))に近い値となっている.また,試験片硬度が 低下するほど負荷・除荷曲線の非対称性が強くなり,除荷過程で得られる力積*Ft*2が小さくなってい ることが分かる.

図5は、圧子先端の押し込み変位と衝突荷重の関係である。図中の U_1 、 U_2 、 ΔU はそれぞれ、負荷過程で試験片の変形に費やされるエネルギー、除荷過程での弾性回復エネルギー、および試験片の変形によって失われたエネルギー(= $U_1 - U_2$)を示している。試験片硬度が低下するほど ΔU が増加し、多くのエネルギーが塑性変形に費やされていることが分かる。ここで注目いただきたいのが、 U_1 である。最大荷重点ではハンマ速度は0すなわち運動エネル

設計工学

Vol. 54, No. 12 (2019年12月)





ギーは0である(衝突時にもハンマは振動している が、反発後の振動エネルギーの大きさは反発後のハ ンマが有する全エネルギーの0.5%未満であり、実 用上無視できる程度に小さいことが明らかになって いる3)ので、衝突前のハンマが有したエネルギー (⇒7.0mJ)が全て試験片の変形に費やされるのであ れば、いずれの試験片においても、 $U_1 = 7.0 \text{mJ}$ と なるはずである.しかし、 $U_1 < 7.0 \text{mJ}$ であり、そ の差は試験片硬度が大きくなるに従い増加してい る。この原因は、衝突前にハンマが有していたエネ ルギーの一部が、ひずみエネルギーとしてハンマに 蓄えられているためである. 図5から分かるように、 $(7.0 \text{mJ} - U_1)$ の値は U_2 に近い値となっている. す なわち、ショア硬さ試験における反発後のハンマが 有するエネルギーの半分程度は試験片の弾性回復エ ネルギーから供給され、残りは衝突時にハンマ自身 が蓄えたひずみエネルギーから供給されていること になる. Taborはその著書に、ハンマの反発は圧子 と圧痕の弾性回復によって生じると記述している4) が、細長い形状をしたショア硬さ試験用ハンマにお いては、ハンマの弾性回復の影響が極めて大きいこ とが分かる.もしハンマが剛体であると仮定して解 析を行うと、得られるショア硬さは測定値の半分程 度にまで小さくなることが明らかになっている³⁾.

ショア硬さ試験のように,試験中ハンマが試験機 から独立して運動している場合には,普遍的な物理 法則に基づいて現象を理解することができることも 特徴の1つだと言える.

3. ハンマ振動の材料評価への応用

図2に示したように、反発後のハンマはその固有 振動数で自由振動している.この振動を定量化する ために、図2の速度波形を時間で微分することによ り加速度波形に変換し(図6(a))、衝突直後から約 4msec間の加速度波形に対して高速フーリエ変換 (FFT)を実施することにより、図6(b)に示すよう な振幅スペクトルを求めた⁵⁾.ハンマの固有振動数 (一次は約26kHz)のところに明確なピークが存在 する.

図7に、基本振動数における加速度振幅A_{H1}と ショア硬さHSの関係を示す.同図には、前章で用 いた3種の材料に加え、レール頭頂部より切り出し







図7 加速度振幅A_mとショア硬さHSとの関係 (実験と解析結果との比較)

Vol. 54, No. 12 (2019年12月)

設計工学

たパーライト鋼(HV ≒ 265)と、それとほぼ同じ硬 さを有するベイナイト鋼(HV ≒ 276)の結果もプロ ットしている.実験値と解析値には若干の差が認め られるものの、全体的傾向はよく一致しており、い ずれも全体的には反発係数が増加するにしたがい振 幅も増加している.ただし、硬さがほぼ等しいベイ ナイト鋼とパーライト鋼を比較すると、ベイナイト 鋼の方がパーライト鋼よりも2倍程度大きい.すな わち、反発後のハンマ振動の大きさは、試験片の硬 さのみには依存してないことが分かる.

図8⁵⁾に,引張試験より得られたベイナイト鋼と パーライト鋼の応力 – ひずみ線図と,有限要素解析 によって得られた衝突荷重の経時変化を示す.ベイ ナイト鋼の降伏応力は,パーライト鋼よりも30% 程度大きいのに対し,降伏以後の加工硬化の程度は かなり小さい.硬さのほぼ等しい両材料の力積*Ft*_{1,2} の差は小さい(ベイナイト鋼の方が約0.6%大きい) が,上記のような応力 – ひずみ線図の形態の相違に より,ベイナイト鋼の方が最大衝突荷重は約2%大 きく,衝突時間は約2%小さくなる.

図9⁵⁾に、両者の衝突荷重の振幅スペクトルを示 す、衝突荷重の山の形態に上記のような変化が生じ ると、フーリエ変換の性質⁶⁾により、ベイナイト鋼 の振幅スペクトルは周波数軸方向に約2%拡大され る.このとき、同図に示すように周波数変化に対す る振幅の感度が高い領域にハンマの固有振動数(有 限要素解析結果では一次は26.4kHz)が存在すると、 衝突荷重に含まれるハンマの固有振動数と一致する 振動成分の振幅(*A_{Fl}*)に大きな相違が生じる、衝突 後の各振動モードの固有振動数におけるハンマ加速



図8 引張試験より得られたパーライト鋼とベイナ イト鋼の応力 – ひずみ線図と、有限要素解析 によって得られた衝突荷重の経時変化 〔文献5)〕



図9 パーライト鋼とベイナイト鋼の衝突荷重の振幅スペクトル(解析結果) 「文献5)から転載]

度の振動振幅は、その振動数に一致する衝突荷重の 振動振幅に比例するため、ハンマ振動にも顕著な相 異が生じることになる.この現象は、測定物の「硬さ」 以外の力学的特性の識別に応用できるものと期待さ れ、めっきと下地材との付着強度の評価を試みた例 も報告されている⁷⁾.

4. 新しい反発硬さ試験法の提案

4.1 押込み硬さ試験法と比較した場合の既存 の反発硬さ試験法の特徴と課題

表1は、押込み硬さ試験と反発硬さ試験のそれ ぞれの代表として、ビッカース硬さ試験機とショ ア硬さ試験機の諸元を比較したものである. ここ で、ビッカース硬さ試験機の各項目の値は、ウエイ ト方式を用いた一般的と思われる市販の試験機の カタログ⁸⁾から引用した.一方,ショア硬さ試験機 は、2章で示した解析結果³⁾を利用した.ショア硬 さ試験における圧子接近速度はビッカース硬さ試験 より4桁程度大きい.また.ビッカース硬さ試験で は、試験荷重での保持時間が、日本工業規格(JIS Z 2244:2009)では10~15秒と規定されているが、シ ョア硬さ試験の場合、圧子が試験片に接触している 時間(衝突時間)は試料の硬さが増加するに従い低 下し、2章で示した3試料においては104秒のオー ダーであり、ビッカース硬さ試験のJIS規定時間よ り5桁程度小さい. すなわち, ビッカース硬さ試験 では、 圧子の負荷開始から除荷の終了まで、 上記保 持時間+負荷・除荷時間を要するのに対し、ショア 硬さ試験では、ハンマが自由落下を開始してから反 発後に最大高さに到達するまでに要する時間は0.1 秒程度である. 押込み硬さ試験と比較して, 反発硬

Vol. 54, No. 12 (2019年12月)

設計工学

さ試験は原理上,試験時間を著しく短くすることが できるという利点を有している.

なお、シュア硬さ試験機では、ハンマは装置内部 に収められ装置本体で試験片を押さえる構造となっ ているが、ハンマのみが試験片に接触するような構 造にすれば、試験機本体が耐えられないような厳し い環境下にある物体も比較的容易に測定できる可能 性があり、衝突時間が短いことにより、ハンマのダ メージが低減することも期待できる、例えば、小さ なセラミックス球を比較的高速で発射し、高・低温 の金属の反発係数を測定した例も報告されている⁹⁾.

一方.表1から既存の反発試験法では限界がある ことも見えてくる、ショア硬さ試験における最大衝 突荷重は試験片の硬さが増加するに従い増加する が、その値は、ビッカース硬さ試験の最大試験荷重 (=490.3 N)をも凌駕する. すなわち、ショア硬さ 試験においては、最大試験荷重でビッカース硬さ試 験を実施する場合のように、比較的広い範囲の平均 的な試料の特性が測定値に表れていることになる. より小さい領域や表面被覆材の特性を評価するに は、ハンマ質量あるいは衝突速度を低減して、ビッ カース硬さ試験のように試験荷重(衝突荷重)を低下 させる必要があると考えられる.ただし、ショア硬 さもリーブ硬さも、所定のハンマを所定の高さから あるいは所定の速度で測定物に衝突させた場合の反 発高さあるいは反発速度を尺度として「硬さ」が定義 されているため、この条件からはずれた場合には新 たに「硬さ」の算出方法を定義する必要がある。ここ で、各試験法で独自に定めた「硬さ」の物理的意味が 曖昧であると、異なる試験法で測定された硬さ値を 比較することは困難になる.

項目	ビッカース硬さ試 験機(ウエイト式) ⁸⁾	ショア硬さ試験機 (D形=指示形)
試験荷重 (衝突荷重) <i>F</i> ,N	9.807~490.3 固定:8段階	約200~600 (試料に依存)
圧子接近速度 v ₁ , mm/s	0.060, 0.12	610 (落下高さ <i>h</i> ₀ =19mm)
保持時間 (衝突時間) sec	5~999 (JIS :10~15)	約(1~2)×10 ⁻⁴ (試料に依存)
測定対象	くぼみの対角線 長さ <i>d</i> (mm)	反発高さ <i>h</i> (mm)
硬さの定義	$HV = 0.1891 \frac{F}{d^2}$	$HS = 140 \frac{h}{h_0}$

表1 ビッカース硬さ試験機とショア硬さ試験機の 諸元の比較

設計工学

4.2 反発係数を用いた評価

動きが拘束された試料にハンマを正面衝突させた 場合,反発係数eは次式で定義できる.

$$e = -\frac{v_2}{v_1} = \left| \frac{v_2}{v_1} \right|$$
(1)

ここで、v₁はハンマの衝突直前の速度、v₂は衝突直 後の速度である.反発係数は衝突の運動を解く際に 用いられる数値であり、この値がハンマ衝突による 試料の変形挙動によってのみに決まるのであれば、 反発係数は試料の機械的特性を評価できる有力な因 子になると期待できる.

著者が身近にある高校の教科書や物理の辞典・参 考書を調査したところ,反発係数は材質によって決 まり,速さには無関係であると説明されているもの が意外にも多い.しかし,球体が衝突した場合の反 発係数は,衝突速度の低下とともに増加し¹⁰⁾,極 めて低速度においては1に近づく^{11),12)}ことが古く から知られている.この結果は、ショア硬さ試験や リーブ硬さ試験のように,先端が球状を呈したハン マを使用すると,衝突条件(例えば衝突速度)の異な る結果を直接比較することや,低衝突速度による評 価が理論的に困難であることを示唆している.

異なる観点からも,球状圧子ハンマを用いる場合 には留意が必要である.衝突荷重が低下すると,測 定精度に及ぼす圧子先端近傍の加工精度の影響が大 きくなるが,ダイヤモンドはその結晶構造のために, 精確な球面に加工することが困難である.一方,超 硬合金のような高硬度金属やセラミックスを用いて 圧子を製作すると,圧子と同等以上の硬さを有する 試料の測定が困難になる.

4.3 尖端圧子ハンマの提案

著者らは、球状圧子を用いることによって生じる 上記の問題点を一挙に解決する手法として、ビッカ ース圧子のような角錐ダイヤモンド圧子を先端に付 与したハンマの使用を提案している.図10は、市 販のショア硬さ試験用ハンマ(ハンマA)と、これと ほぼ同じ形状・寸法を有するステンレス鋼製の軸の 先端にマイクロビッカース硬度計用の圧子を取り付 けたハンマ(ハンマB)を、種々の高さから自由落下 させてベイナイト鋼表面に衝突させた場合の反発係 数である^{13),14)}.ハンマAの場合、これまでに報告 されていた通り落下高さの低下とともに反発係数は 増加しているが、1に近づく前に増加の程度が急減 している.おそらく理想的な球面形状からのずれに



図10 反発係数の落下高さ依存性に及ぼす圧子形 状の影響(試験片:ベイナイト鋼) [文献13),14)]

よりこのような結果になったものと考えている.一 方,ハンマBの挙動はハンマAの真逆であり,落下 高さの増加とともに反発係数は増加する.ハンマB がこのような落下高さ依存性を示す主要因は,図5 に示したように,衝突時にハンマに多くのひずみエ ネルギーが蓄えられるが,ハンマ軸部に蓄えられる ひずみエネルギーの落下高さ依存性が,試験片の変 形に費やされるひずみエネルギーのそれよりも大き いためだと考えられている¹³⁾.そこで,剛性の高 い軸を用いれば,落下高さによらず一定の反発係数 が得られる反発硬さ試験が実現できると期待され, 高剛性の軸を有するハンマを用いて検証が行われて いる^{14),15}

なお、反発硬さ試験はその特徴から、特に現場で の評価手段として強い支持を得ているが、ビッカー ス圧子ハンマを使用することによりさらに現場での 試験の利便性が上がる可能性も明らかになってき た.現場にある設備、機械、部品は、潤滑油や防錆 油で覆われていることも少なくないと思われるが、 これが測定値に影響を及ぼすのであれば、測定前に 試験面を清浄にし、場合によっては試験後に再びそ れらを塗布する必要がある.性状の異なる2種類の 潤滑油を金属表面に塗布してハンマを衝突させた実 験では、球状圧子を付与したハンマの場合、潤滑油 性状や衝突速度によって潤滑油の無い場合とは異な る結果が得られるのに対し、ビッカース圧子を付与 したハンマでは、潤滑油を塗布しても反発係数に顕 著な変化は認められなかった¹⁶.

5. おわりに

反発硬さ試験は、衝突現象を利用した学問上も興

味深い手法である.反発硬さ試験では,「時間」の因 子が加わるため押込み硬さ試験より検討すべき事 項が増加する.例えば,試験片の固定方法が測定値 に影響を及ぼすメカニズムについても検討されてい る¹⁷⁾.反発硬さ試験はばらつきが大きいとの声も 耳にしたことがあるが,硬さ試験時に生じている現 象を正しく把握し,それを支配している普遍的な物 理法則が理解できれば,これまで実験のばらつきと 見なされ注目されていなかったデータから,新たな 情報も得られるものと期待される.本稿が何らかの 参考になれば幸いである.

参考文献

- 1) Tabor, D.: The Hardness of Metals, Oxford Clarendon Press, (1951), 1.
- 山本健太郎,飯塚幸三:計量管理技術双書(7) 硬さ,コロナ社,(1974),11.
- 松田健次・兼田楨宏:有限要素法によるショア 硬さの解析,日本機械学会論文集(A編),66, 652 (2000),2113.
- 4) 文献1)の118ページ.
- 5) 松田健次,藤榮淳:ショア硬さ試験におけるハ ンマ振動の解析,日本機械学会論文集(A編), 70,700 (2004),1741.
- たとえば、佐藤幸男:図解メカトロニクス入門 シリーズ信号処理入門(改訂2版)、オーム社、 (2000)、126.
- 7) 松田健次,池田雅美,都留豊:反発硬さ試験に よる表面被覆材のはく離評価,日本トライボ ロジー学会トライボロジー会議予稿集,東京, 2003-5 (2003), 287.
- 株式会社ミットヨ:硬さ試験機総合HM/HV/ MZT/HR/HHシリーズ, Catalog No.17001 (11), (2018), 16.
- 9) Yamamoto, T., Yamamoto, M. and Watanabe, M.: Trial of Low-Temperature and High-Temperature Hardness Testing Using the Small-Ball Rebound Test eNM3A10, Journal of Physics: Conference Series 1065 (2018), 062002.
- 10) Hodgkinson, E.: On the Collision of Imperfectly Elastic Bodies. Report Britt. Assoc., (1834), 534.
- 11) Andrews, J. P.: Experiments on impact. Proc Phys Soc, 43, (1931), 8.
- 12) Goldsmith, W.: Impact, Arnold, London,

Vol. 54, No. 12 (2019年12月)

設計工学

(1960), 257.

- 13) 松田健次,本山秀明:反発硬さに及ぼす圧子形状の影響,日本トライボロジー学会トライボロジー会議予稿集,東京,2007-5 (2007),83.
- 14) 松田健次,吉川毅:尖端圧子ハンマを用いた反 発硬さ試験,日本トライボロジー学会トライ ボロジー会議予稿集,福井,2010-9 (2010), 197.
- 15) 松田健次,橋口武尊,末松正典:尖端圧子ハン マを用いた反発硬さ試験 - 反発係数に及ぼす 衝突荷重低減の影響-,日本トライボロジー学 会トライボロジー会議2014 春 東京 予稿集, (2014),139.
- 16) 松田健次,林田信吾:球体および尖端圧子ハン マによる潤滑面の反発係数の測定,第43回石 油・石油化学討論会予稿集,(2013),158.

 17) 松田健次, 浦川大地, 藤原宏太:ビッカース圧 子を付与したハンマによるガラスの反発硬さ試 験の試料固定法, 材料試験技術, 61, 2 (2016), 79.



1990年3月 九州大学大学院工学研 究科博士後期課程修了.1990年4月 九州工業大学工学部講師.現在,九 州工業大学大学院工学研究院教授. 硬さ試験,接触問題の他,トライボ ロジーに関する研究に従事.趣味は, 鉄道模型.