

現代의 主力戰車

(3) 機動性

Fred Schreier

(II) 操縱 및 變速

戰車의 機動性評價는 두가지 基準, 即 작전상 機動性과 전술적 機動性으로 評價하게 된다

戰車의 작전상 機動性이라함은 步兵機甲師團 裝甲部隊의 機動性을 말하는 것으로 이해되며 이 裝甲部隊의 활동은 陸軍의 一線水準에서의 作戰의企劃 實施 및 成功에 대하되決定的인 영향을 준다

師團 또는 軍團級 水準에서의 機動性은 署所에는 核武器와 地域效果武器로부터의 威脅을 최소화시키기 위하여 分散하였던 裝甲隊形을 성공적인 作戰遂行을 위하여 必要時には 適時適切한 局部的인 數的 優勢를 달성토록 迅速히 集結시킬 수 있는 能力を 말한다

奇襲要因과 주도적 攻擊의 成功은 대부분 이러한 作戰上 機動性에 달려 있으며, 이와 같은 機動性은 一線後方에서의 移動, 後方地域으로부터 戰鬪地域까지의 移動, 展開 및 敵陣으로의 깊숙한 侵透 등을 위하여 必要한 時間に 따라 第1次도 영향을 받는다 戰車의 作戰上 機動性에 중대한 영향을 주는 變數는 다음과 같다

- 巡航速度
- 活動範圍
- 道路 및 鐵路運送 可能性
- 戰車의 重量 및 規模
- 機械的 磨耗의 정도

作戰上 機動性이라는 면에서는 副次的인 重要性을 가지나, 戰術的 機動性이란 면에서는 직접적인 영향력을 가지고 있는 要因들이 많은데, 그중 일부는 特定條件下에서는 作戰上 機動性에決定的인 영향력을發揮할 수 있다

例를 들면, 水深이 깊거나, 潛水된 狀態로 渡河

할 수 있는 能力은 평상시에 作戰上 移動時 사용되던 橋梁이 갑작이 破壞되었을 때와 같은 경우에는 무엇보다도 重要性을 가지게 된다

戰術的 機動性이란 戰車가 어떠한 氣候 地形 및 日光條件下(夜間)에서도 戰場에서의 機動能率과 障碍物을 克服할 수 있는 能力を 말한다 局所의 인 戰鬪隊形과 신속성있는 指揮統制形態를 신속하고 時宜適切하게 射擊隊形으로 轉換시킬 수 있도록 保障하여야 하는 이 能力은 다음에 揭記하는 여러가지 變數들을 서로 調和있게 結合시키고, 均衡있게 혼합시킴으로써 成就할 수 있으며, 이러한 變數들은 速度, 機動性, 田野橫斷性能 및 實用性 등을 基準으로 하였다

○ 速度

- 엔진動力
- 動力傳達構成部品
- 톱니바퀴(齒車의 齒數比)
- 기어轉換의 容易性
- 加速
- 平均速度
- 最大前進 및 後進速度
- 크리이프速度(creep speed)
- 射擊臺의 安定性

○ 機動性

- 操縱기어比(steering gear ratio)
- 旋回半徑 旋回速度
- 變速의 所要時間
- 前進動作에서 後進動作으로 바꾸는 時間
- 停止 및 連續的인 制動能力

○ 田野橫斷性能

- 正常的인 地面壓力
- 地上障礙物 通過能力

- 傾斜面 上昇能力
- 垂直障礙物 通過能力
- 參考의 通過能力
- 傾斜角
- 渡河能力
- 潛水渡河能力
- 軌道그림 型態

○ 實用性

- 運用範圍 및 燃料消費量
- 모든 氣候條件 및 NBC 狀況下에서의 機動可能性
- 修理 및 整備의 程度

위와 같은 變數에 관한 性能特性을 評價하므로서 特定類型의 戰車가 가지고 있는 機動性的 정도를 어느 정도 豫測할 수 있다

그러나 이러한 資料는 經驗이 보여주는 바와 같이 너무 광범위한 解釋을 許容하기 때문에 戰術的機動性을 評價하기 위하여는 主要對戰車武器(各種砲 및 誘導彈)에 대한 戰車의 機敏特性(agility characteristics)을 基準으로 하고, 이러한 機敏特性은 유사한 武器에 의한 命中率로서 定하는 것이 더욱正確할 것이다

前述한 戰車의 機敏特性은 戰車의 機動性에 관하여 定하는 要件에는 거의 영향을 주지 아니하거나 結論의正確性이 立證된 것에 限에서만 영향을 주어야 한다. 왜냐하면, 오늘날의 戰車는 장래의 戰場에서 賦課할 광범위한 條件下에서도 그 戰闘任務를 遂行할 수 있으려면 더 높은 機動性要件을 충足시켜야 하기 때문이다

그러나 戰車는 어느 程度까지 機動的이어야 하며 더 높은 機動性을 얻기 위하여는 支出하는 費用對效果面에서 檢討되어야 한다. 이제까지 作戰上 機動性이라는 面에서 가장 중요한 要件은 道路上에서의 高巡航速度이었다

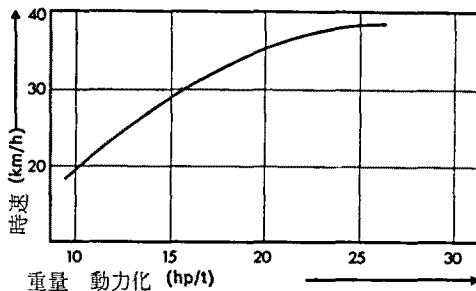
그러나 實際로 얻을 수 있는 巡航速度는 第1次의으로 交通量과 道路狀態에 달려있으며, 어느정도까지는 戰車隊列의 指揮者에게 달려있다고 말할 수 있다. 戰時와 平時의 상황은 戰車隊列에 대하여 동일한 問題(交通量이 봄비는 道路와 필요한 speed로 前進할 수 있는 기회가極히 적은)를 提起한다. 것도 사실이다.

動力 重量比, 最高速度, 軌道의 類型 등은 이에 관련하여서는 副次的인 중요성만을 가진다. 例를

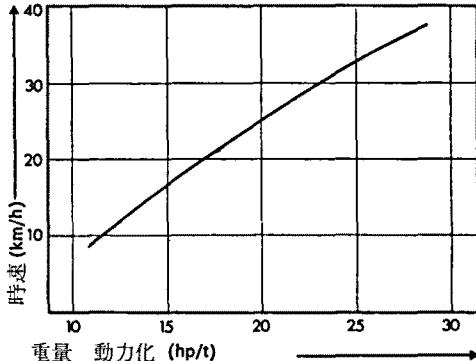
들면 鋼鐵軌道를 가진 戰車는 實際 노 어려한 道路上에서도 고무를 뱜 軌道가 달린 戰車에 比하여 그 性能이 떨어진다. 反面에 動力 重量比가 더 높으면 齒車比와 함께 長距離 上昇傾斜면에서의 속도와 어느정도 까지는 長距離 下降傾斜면에서의 속도를 낼 때에 實質的으로 유리할 뿐이다

正常的인 道路上에서의 戰車大隊의 實際的인 平均速度(表 1 參照)를 생각하여 보면 動力 重量比는 큰 役割을 하지 아니한다는 사실을 認定하여야 한다. 長距離 上昇傾斜면에 있어서는 狀況이 약간 다르다(表 2 參照)

〈표 1〉 正常道路上에서 戰車編隊의 평균속도



〈표 2〉 緩傾斜路上에서 戰車編隊의 평균속도



그러나 여기에서도 약간 否定的인 傾向이 있음을 알 수 있다

다음으로 더욱 중요한 戰術的 機動性에 관한 要件의 바탕이 되는 考察事項은 무엇이며 더 높은 機動性을 正常化시키는 것은 무엇인가?

主要要件들조차도 명백히 提示하기가 困難한 것 같다. 高度의 機動性을 필요로 하는 목적이 敵의砲擊으로부터의 命中率을減少시키기 위한 것이라고假定한다면, 평균 田野橫斷速度의 增加要件은 가장重要한 것이 아닌 것처럼 보인다

現在 개발중인 對戰車砲와 誘導彈 및 先導距離計算器(lead computers)가 장비된 戰車 등은 일정한 速度로 平均射距離에서 다소 直線으로 이동하는 標的에 대한 더 높은 命中率을 保證하여 준다

그러므로 平均 田野橫斷速度가 現재 戰車의 경우 보다 몇倍 증가되더라도 크게 利益을 것은 없다

速度와 方向을 동시에 바꿀 수 있는 能力 다시 말하면 매우 良好한 加速 및 減速能力과 개선된 操縱(換向)등은 매우 繁要하다

西獨陸軍에 쥐역중인 戰車와 試驗用戰車를 가지고 실시한 試驗에 의하면 위와 같은 목표를 達成하기 위하여는 動力 重量比가 30 hp/ton이어야 함을 알수 있다

그러나 이보다 더 높은 動力 重量比는 더 높은 速度에서 이용할 수 있는 경우에는 그만큼 더 利益이 된다

停止狀態에서 近距離를 가속하는데 있어서는 動力 重量比가 별로 重要하지 아니하다 掩護物로부터 순간적으로 跳躍하는 것은 現재의 各種戰車에 있어서는 全般적으로 不良하다 처음 몇미터에 대한 加速은 모든 戰車變速에 共通의인 커다란 重量慣性(massinertia)에 의하여 制限을 받기 때문에 더 높은 動力 重量比로 인하여 앞으로 몇년내에는 實質的인 改善이 있으리라고 期待할 수 없다 이려한 關係는 表 5에 표시되어 있다

田野橫斷條件에 있어서의 더 높은 動力 重量比의 영향은 이러한 條件下에서는 懸垂裝置가 중요한 役割을 하고, 地形條件이 끊임없이 變動되기 때문에 이를 確定하기가 어렵다

平坦하지만 障碍物이 있는 地形에서는 動力 重量比가 더 큰 戰車가 우월하지만, 速度의 差異는 일반적으로 생각하고 있는 것보다 크지 않다

訓練場에서는 各類型別 戰車 사이의 速力差異는 너무 錄기 때문에 運轉者の 操縱技術만이 决定的要因이 된다는 것이 계속적으로 立證되고 있다

特定要件들은 다음과 같은 事項을 나타내는 試驗에 根據를 두어야 한다

- 戰闘중에豫想되는 地形의 形態 및 條件
- 移動중 敵의 射擊을 받을 수 있는 範圍와 그 영향

中部유럽地域의 보편적인 特性에 관하여 西獨에서는 여러가지 地形上에서의 作戰時間과 이에 相應하는 公稱地面壓力에 관한 100分比를 다음과 같

이 分類하고 있다

— 道路 및 鋪裝된 地面에서는 40%, 地面壓力 5kp/cm^2 (70 psi)

— 平坦한 地形과 1 m 깊이의 河川에서는 30 % 地面壓力 $2.5\sim 5\text{kp/cm}^2$ (35~70 psi)

— 平均地形, 모든 類型의 河川에서는 20% 地面壓力 $1.2\sim 2.5\text{kp/cm}^2$ (17~35 psi)

— 困難한 地形 모든 類型의 河川에서는 10% 地面壓力 $0.5\sim 1.2\text{Kp/cm}^2$ (7~17 psi)

移動中 敵의 射擊下에서의 作戰時間比는 10~20 %로概算하고 있다

위에 揭記된 變數들로부터 생각할 수 있는 요건의 대부분은 本來 動力裝置와 運轉기어에 관한 것이다 推進시스템 例컨대 엔진動力傳達構成部品, 變速裝置, 操縱기어 브레이크 및 最終驅動등은 兩側軌道에 작용하는 抵抗(戰車質量의 $\pm 1,000 \text{ kp/ton}$)度을 가능한限 계속적으로 克服할 수 있도록 하여야 한다

이것은 더 큰 機動性에 기여할 수 있는 推進시스템의 다른 構成部品에도 상당한 潛在力이 있기 때문에 더 큰 엔진出力を 要하게 된다 이것은 특히 懸垂裝置部門에서 運轉기어(running gear)의 改良이 가능한 때에만 價値가 있을 것이다

왜냐하면, 機動性을 증가시키는데 所要되는 費用은 戰闘狀況下에서 效率의으로 作戰에 臨할 수 있는 乘務員의 能력을 維持하거나 향상시키는 경우에만 그 正當性을 立證할 수 있기 때문이다

다음에서는 現在의 일부 類型戰車들이 어떠한 方法으로, 어떠한 技術的手段에 의하여 그 個別의 自動推進性能을 달성하는가에 관하여 간단히 檢討하는 한편 장래에 實現될 수 있는 可能性을 몇 가지 提示하고자 한다

디젤엔진은 現在 戰車用動力裝置로서는 가장 좋은 것이라는 主張을 立證하는 여러가지 經濟的 利點들이 있음에도 불구하고 두가지 주요한 缺點이 있는 바 그 하나는 그 動力出力은 엔진이 어떤 最低速度에 達하였을 때에만 戰車를 驅動시키는데 이용될 수 있다는 點이고, 다른 하나는 그 最高엔진 speed領域에서만 最高出力を 발휘한다는 點이다

그러므로 이 短點들은 推進시스템의 다른 構成部品에 의하여 補整되어야 한다 첫 번째 缺點은 動力裝置와 動力出力軸 사이에 slip(滑動출력치의 形態로, 또는 油壓的으로)를 사용하므로서 通常의 으

로 대처하고, 두번째 缺點은 일반적으로 엔진과 可變轉動驅動輪(sprocket) 사이에 速度比를 만듬으로서 다시 말하면, 여의가지 減速段階로 되어 있는 기어들을 사용하므로서 對處되고 있다

클러치 및 變換器

戰車를 출발시키고, 엔진의 回轉速度를 路上速度에 일치시키는 문제에 대한 古典的인 解決策은 摩擦클러치와 平齒車變速機(spur gearbox)임은 勿論이다

그러나 이 方法의 短點도 잘 알려져 있다 周圍空氣에 의하여 冷却되는 乾板클러치는 심한 클러치作動에 의하여 높은 熱이 생기는데에 热分散問題를 제기할뿐 아니라, 클러치磨耗에 따라 抵抗力(마찰계수)을 弱化시키게 된다

油類冷却클러치는 高溫에도 잘 견디고, 깊은 河川의 渡河 또는 潛水渡河에 있어서도 아무런 문제를 提起하지 아니하지만 그 短點은 設計原則에 있는바, 달성할 수 있는 摩擦係數는 기름의 영향으로 인하여 乾板클러치의 경우보다 더 적은 60~70%에 不過하다

클러치板의 磨耗와 不均等한 클러치板面에 관련된 이 두가지 클러치시스템에 共通된 問題點(이것은 捏力의 範圍가 190~460mhp이고, 클러치板 直徑에 대한 設計上의 제한이 있기 때문에 戰車에 二重클러치 또는 多板클러치를 사용하지 않을 수 없게 한다)도 여기에서 言及하여야 한다

높은 速度調節바퀴(fly wheel)의 回轉偶力은 클러치에 있어서 典型的인 것으로서 이것은 클러치의 役割(기어를 바꾸기 위하여 動力傳達을 中斷시키는)을 더욱 곤난하게 하고 기어同時調整(齒合裝置(gear synchronizing mechanism)에 의하여 加速 및 減速段階에서 수행되는 作業을 더 증가시키기 때문에, 이러한 偶力(moments)은 오늘날 戰場에서 널리 通用되는 驅動條件으로서는 더 이상 만족스러운 것이라고 생각할 수 없다

英國의 Centurion 戰車의 경우와 같은 結合 卽 발로 操作하는 三重乾板클러치와 手動式 非同時調整(齒合)變速裝置의 결합은 製作上의 見地로 볼 때 가장 經濟的인 解決策으로 볼 수 있지만 그 사용이 너무 運轉者의 適性에 依存되기 때문에 만족스러운 것이 못된다

遠心摩擦클러치(centrifugal friction clutch)는 그

操作을 크게 簡素化할 수 있으며, 이것을 合體시키면 간단히 加速페달을 밟아서 容易하게 始動을 걸수 있을뿐 아니라, 클러치의 過熱, 缺陷있는 클러치베어링(clutch thrust bearings) 壓板(pressure plates)의 热龜裂 또는 壓板의 切損, 기어의 破損, 同時調整(齒合)裝置의 早期磨耗, 엔진損傷 등도 대체로 避할 수 있다

例를 들면 AMX 30은 이러한 類型의 二重클러치板을 裝置하였는데 이 클러치는 Gravina GHB 200시스템에 의하여 電氣的으로 조정된다

連動順序는 순전히 엔진回轉數에 따르는데 이回轉數는 처음에는 약 670 rpm에서 시작하여, 全動力を 전달할 때에도 약 1 250 rpm으로 끝난다

그러나 이러한 클러치에도 缺點이 있는 바, 傾斜面을 올라갈 때에는 運轉兵이 그 事實을 알지 못한 채 너무 멀리 미끄러져 내리는 경우가 많다 중대한 障碍地點(例컨대, 戰車가 地面에 얼어붙었거나 구덩이에 빠진 때)에서 運轉兵이 갑작스러운 高捻力を 適用, 戰車를 떼어내기 위하여 加速을 시킬 수 없다(그러나, AMX 30은 발로 操作하는 在來式 Ferodo클러치를 任意로 부착할 수 있게 되어 있다)

Chieftain과 Vickers戰車도 遠心클러치를 裝置하고 있는데, 이러한 클러치는 戰車가 最低엔진 速度範圍안에서 천천히 움직이고 있을 때, 때때로 操縱桿을 잡아당김으로써 멈춰서게 할수 있지만 電氣的으로는 調整이 되지 아니한다

소련은 T-55型戰車의 기어복스에 設備한 鋼鐵製 多板클러치로서 만족하고 있는데 반하여, 日本의 STB-1原型에는 標準“濕式”클러치(Standard “Wet” Clutch)를 合體시켰다

스위스에서 또다른 類型의 動力傳達裝置를 사용하고 있는데, Pz 61/68 시리즈에서는 기어복스에서 나온 動力은 엔진의 始動이나 停止, 低엔진 速度에서의 變速 등에 관련된 衝擊을 減衰시키기 위하여 엔진의 Fly Wheel에 連結된 스플라인軸(splined shaft)에 달려있는 鋼鐵스프링齒狀클러치(steel spring toothed clutch)를 通過한다

操縱밸브라고 알려져 있는 運轉室에 裝置된 클러치페달은 이 클러치에는 作動하지 아니하고 기어복스 안에 있는 變速기어에 作動한다

이 클러치페달은 第1次로는 前進 및 停止(미끄러짐이 없이)에 사용되고, 第2次으로는 操縱,

即停車중이거나, 戰車를 레일트럭에 실을때 등에 사용된다

그러나 戰車를 움직이게 하는 操作을 容易하게 하는 것 이외에 오늘날은 運轉節次를大幅簡素化시는 것이 戰場에서 필요한 끊임없는 變速을 위하여 필요하다

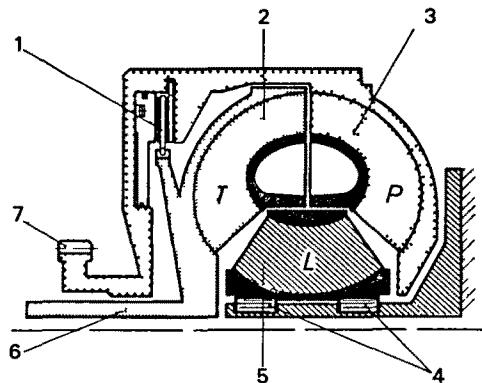
예를 들면, 디젤엔진은 가솔린엔진에比하여 使用速度가 약 1,200rpm에서 2,600rpm까지 매우 制限되어 있기 때문에, 運轉兵은 엔진速度를 運轉條件에 符合시키기 위하여 기어복스를 더욱 빈번히 사용하여 變速하여야 한다 最近에도 捏力變換器가 이 問題에 대한 解決策을 提示하는데 여기에는 다음과 같은 長點이 있다

- 負荷條件에 따라 엔진의 rpm와 捏力を 自動合致시킨다
- rpm의 差異는 대부분 捏力(torque)으로 變換된다
- 완전한 機械的 分離로 인하여 操作上의 磨損이 없으며, 油類에 의하여 動力捻力이 전달된다
- 在來式 變速裝置에 比하여 振動이 크게 減少된다
- 良好한 設計로 인하여 施設부피가 작다

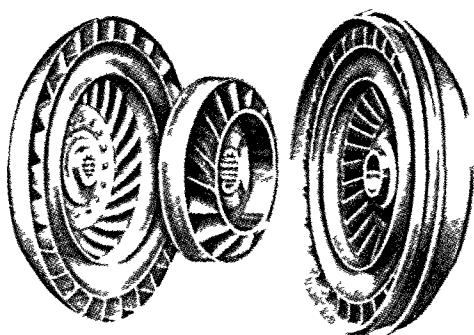
스웨덴은 1940년에 벌써 捏力(torque)變換器의 原理를 Strv 40에 적용하였으며, M26에 捏力變換器를 合體시킨 이래, M46에서 MBT 70(XM 803)에 이르는 모든 美國製 戰車에는 變換器가 장치되었다 스웨덴製 Strv 103B에는 K60 디젤엔진의 動力을 傳達하기 위하여 變換器를 사용하고 있으며 西獨에서는 Leopard에 처음으로 이를 채택하였다

變換器는 엔진速度가 전달속도보다 클 때(出發의 경우) 2~3倍 더 많은 捏力を 傳達하기 때문에, 變換器에 의하여 생기는 捏力增幅으로 인하여 遊休速度와 最低엔지 使用速度 사이에 존재하는 유용한 捏力의 갭을 메꿀 수 있다

그러나 變換器의 弱點은 入力과 出力回轉數 사이의 확정된 比率로서 그 最大效率(약 85~90%)을 달성할 수 있게만 設計할 수 있다는 事實에 있다 이러한 速度比를 넘거나 그 이하에서는 效率이 크게 떨어지며, 變速軸이停止되어 있거나, 入力 및 出力速度가 동일한 때에는 效率이 가장 낮다(그러나 Trilok型 變換器는 이 경우에 流體를 러치로서 그도의 效率性을 보여준다)



(1) bypass clutch (2) turbine wheel (3) impeller
(4) freewheel (5) stator (6) output shaft (7) input shaft



<그림 1> Leopard 戰車의 TWK 425-25 捏力變換器

入力과 出力回轉數가 동일한 때, 다시 말하면 높은 道路上速度에 있어서는 傳達過程에서 일어나는 막대한 效率損失을 避하기 위하여 變換器를迂迴하여야 한다는 사실은 오래동안 實現을 보지 못하였다

最新型인 M60 시리즈중의 일부에도迂迴클러치가 없는 變換器들이 合體되어 있다. 이것은 자연히(特히 신속한 長距離移動에 있어서는)燃料消費量을 더 많게 하며, 戰車의 작전상 機動性에否定的인 영향을 준다

美國側資料에 의하면 이러한迂迴클러치를 사용하는 때에는 燃料를 5~13% 節約할 수 있다고 한다

迂迴클러치가 달린 變換器를 사용한 최초의 戰車 “Leopard”는 다음에 揭記하는 數字가 指示하는 바와같이 잘 設計된 變換器를 合體시킨 것이 얼

마나 便益을 제공할 수 있는가를 명백히 보여주고 있다

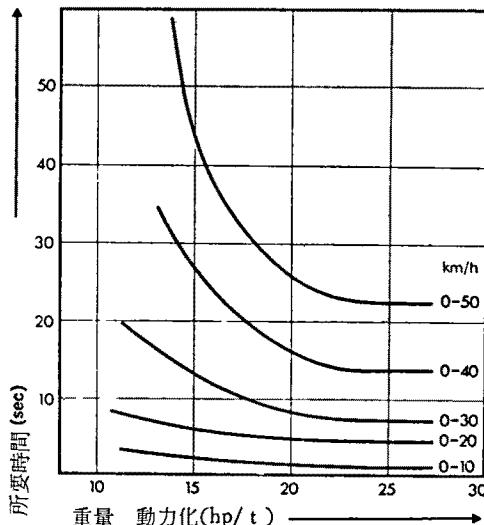
Leopard는 始動扭力이 높은 것이 特徵이며, 다음과 같은 加速時間은 保證하여 준다

— 0~20m에 대하여 4.1秒

— 0~50m에 " 7.3秒

— 0~100m에 " 11.7秒

〈표 3〉 戰車加速度 平均所要時



捻力變換器를 合體시키면 엔진과 軌道驅動輪 사이에 다음과 같은 最大比를 許容할 수 있다

— 第1次기어에서는 19.2對 53.8

— 第2次기어에서는 10.8對 30.2

— 第3次기어에서는 6.9對 19.3

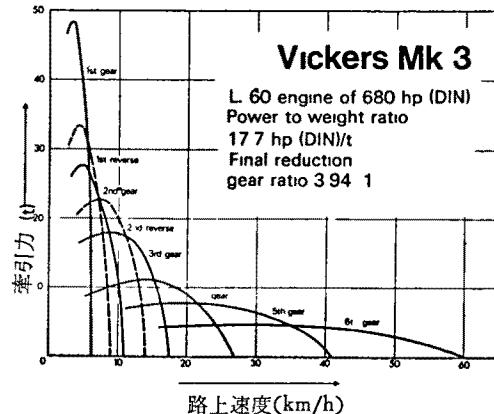
變換器를 作動시키면, 牽引力은 증가하지만 最高速度는 약간 低下되며 이에 따라 다음과 같이 傾斜面上昇能力에 대하여는 有利한 영향을 준다

例를 들면 第3次기어에 있어서 變換器가 없을 때의 牵引力은 5.4ton이고, 最大傾斜度는 10%인데 比하여 變換器가 있을 때에는 牵引力이 14ton이나 되고 最大傾斜度도 34%로 증가된다

捻力變換器를 장치하는 費用은 자연히 더 높다 그러나, 捻力變換器가 提供하는 性能, 運轉兵業務의 간소화, 轉動에 관련된 모든 構成部品들의 最大應力이 크게 감소된다는 事實, 實際的으로 磨耗가 전혀 없다는 事實 및 穢動壽命이 더 길다는 點을 참작하여 볼 때 變換器의 설치는 조금도 非經濟의인 것이 아니다

이러한 捻力變換器는 모든 驅動條件下에서 사용할 수 있는 性能을 最大限으로 사용할 수 있게는 하지 못하더라도 기어를 1~3個 除去하여 기어比를 減少시킴으로써 轉動裝置의 規模를 더 적게 할 수 있게 한다

〈표 4〉 Vickers Mk 3 戰車의 路上速度對牽引力



變速機(Gearboxes)

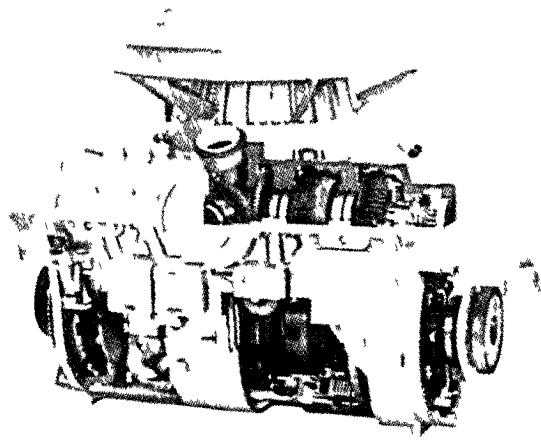
Centurion은 非同時調整(齒合) 手動式 5段기어 乾板클러치 變速機를 가지고 있는데 反하여 T-54/55, T-62 및 AMX 30은 이와 비슷하나, 逆回轉기어(reverse gears)가 1個(Centurion에는 2個) 달린 半同時調整式 變速機를 가지고 있으며, Chieftain과 Vickers는 2個의 逆回轉기어가 달린 발로 操作하는 電氣油壓式 6기어 Merritt Wilson TN 12回轉圓變速機(electro hydraulic 6-gear Merritt Wilson TN12 epicyclic gearbox)를 가지고 있다

스위스 Lokomotiv Maschinenfabrik (SLM)社가 開發한 스위스製 Pz 61/68型戰車의 變速機도 動力持續變速裝置(power sustained gearchange transmission)와 2個 및 6個(Pz 68)의 逆回轉기어가 달린 電氣油壓式 6기어 轉動裝置이다

M48과 M60시리즈는 第2次世界大戰 이후 開發된 모든 美國 戰車에 있어서와 마찬가지로 아직도 油壓式 捻力變換器가 달린 動力持續變速 기어복스를 가지고 있다

이러한 類型의 기어복스, 특히 2기어裝置인 CD-850시리즈(M48 A2에 있어서는 CD-850-5, M60에 있어서는 CD-850-6, M60A1 및 M60 A1E1 CD-850-6A)를 가지고 西獨에서 얻은 경験을 바탕으로, Zahnradfabrik Friedrichshafen(ZF)社가

Leopard 用으로 4 HP 250 電氣油壓式 轉動裝置를
開發하였는데, 이것은 動力持續用 變速器가 달린
4기어周轉圓型 장치이다



〈그림 2〉 Leopard 1 戰車의 4HP-250 Gearbox

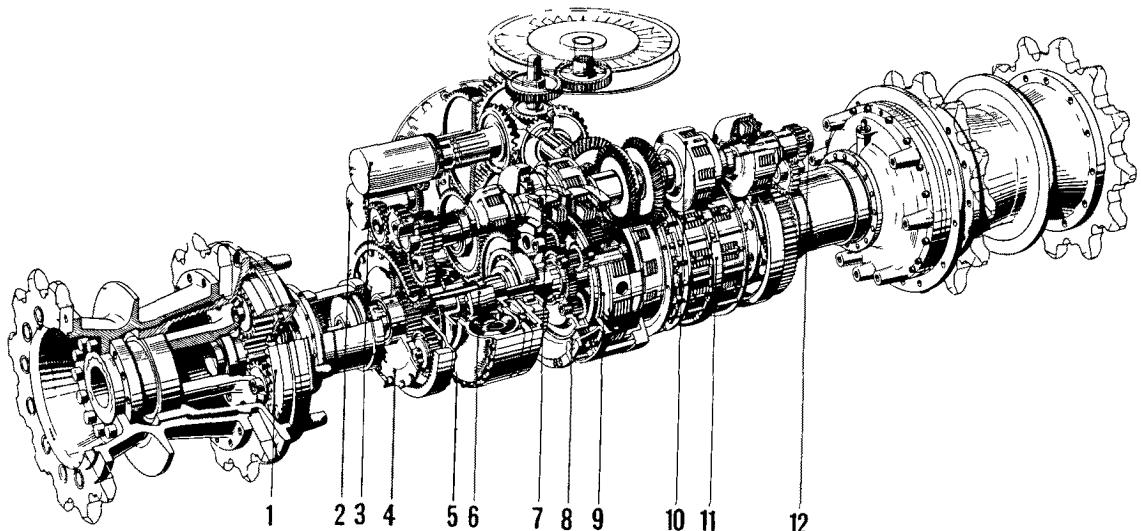
맞물리는 클러치(dog clutch) 滑動變速裝置 및
同時調整式 기어복스와는 달리, 이와 같은 類型의
動力持續用 變速裝置는 戰車의 機動性에 관한 오늘
날의 要件을 더 잘充足시킬 수 있는 가능성을 제

공한다

기어를 바꿀 때 dog 클러치型 同時調整기 기어가
作用하게 되는데 難地形과 가파른 傾斜에서 기어
選擇을 곤난하게 하고 심지어는 가파른 傾斜面을
下降할 때 때로 下降變速을 할 수 없게 만드는牽
引力의 차단을 考察한다면(例컨대, Centurion은
遠心點火中斷器를 장치하고, 오늘날의 作戰概念에
는適合하지 아니한 브레이크를 가지고 있다), 투
튼하고 간단하며 값싼 기어복스로서는 더 이상 오
늘날의 必要條件를 충족시키기에는 미흡할 것이다

T-54/55 T-62 및 AMX 30의 單一逆回轉기어는
오늘날에는 戰鬪地域의 技術的 및 戰術的 필요
성을 거의 충족시킬 수 없으며, 逆回轉은 戰車가
멈주었을 때만 選擇할 수 있을 뿐이다

그러나 負荷가 걸려있는 상태에서도 바꿀 수 있
는 기어복스는 連續의 機動中에도 재빨리 前進
에서 後進으로 바꿀 수 있으며, 이러한 것은 搜索
作戰이나 遭遇戰과 같은 狀況에서 결정적인 利點
이 있다. 이러한 기어복스는 戰車를 동일한 속도
로 前進 또는 後進할 수 있게 하며, 動力持續用 挈
力變換器 轉動裝置를 사용하므로써 얻을 수 있는
利點은 다음과 같다



- (1) final drive reduction gears
- (2) converter pump
- (3) pressure pump
- (4) summation gears
- (5) torque converter
- (6) converter freewheel
- (7) large radius clutch
- (8) inverter brake R
- (9) inverter clutch F
- (10) small radius clutch
- (11) 4 gear epicyclic change gears
- (12) steering shaft

〈그림 3〉 Leopard 1 戰車用 4HP-250 Gearbox 구조도

- 容易한 始動 및 操作上의 全面的인 簡素化
- 엔진으로부터 軌道까지의 全體的인 轉動시스
템의 磨損減少
- 不注意한 運轉이나 抑制할 수 없는 破損(wan
ton damage)에 대한 광범위한 保護
- 訓練, 整備 및 導入費用의 輕減
- 平均水準의 運轉兵에 의한 戰車의 調整改善
(이것은 機動性을 더 증가시키는 것을 말한
다) 여기에 기어복스 自動化의 利點을 追加하
여야 하며, 이 自動化는 더 많은 意味를 含蓄
할 수 있다

動力を 持續하면서 바꿀 수 있고, 우리가 알기로는 스위스의 경우를 除外하고, 周轉圓式 戰車에 서만 存在하는 기어복스는 적어도 기어變更의 自動化를 필요로 한다

이러한 기어복스 안에서는 각 減速段階마다 언제나 기름속에서 作動되기 때문에 通常의 通过油壓의 通过操作 또는 기어클러치 또는 기어브레이크를 裝備하여야 하기 때문에, 自動化는 이미 電氣油壓의 通过 조정되는豫備選擇기어의 形態로 存在할 수 있다. 이것에 의하여 戰車에 第2運轉席, 即 指揮官用 運轉席을 裝備할 수 있게 되었는데, 指揮官은 運轉兵이 障害를 입었거나, 깊은 河川을 渡河할 때와 같이 緊急을 요하는 때에는 이러한 第2運轉席에서 運轉兵의 調整業務를 代行할 수 있다

司令塔 上端部에 장지되고, 潛水渡河時에 사용되는 이러한 形態의 第2運轉席은 이미 Leopard에서 이를 證明하였다

動力を 지속하면서 變更할 수 있는 기어복스는 기어數 만큼의 클러치가 必要하다. 이러한 클러치들은 磨耗되고, 기름속에서 作動되기 때문에 그 摩擦係數도 이에 相應하여 制限되어 있으며 直徑이 더 넓기 때문에 그 軸負荷를 더 높게 設計하여야 한다

이 類型의 기어복스는 도그클러치(dog clutch)와 同時調整式 기어복스에 比하여 더 複雜하고 技術的일 뿐만 아니라, 더 費用이 많이 들며, 重量이 더 무겁고, 부과는 크지 않더라도 一線에서 修理할 수 있는 可能性은 매우 制限되어 있다

마지막으로 指摘하여야 할 點은 이 類型의 기어복스는 그 效率性이 낮다는 것이다. 그러나 이 要因은 長時間 移動時에만 나타나는 것이다. 왜냐하

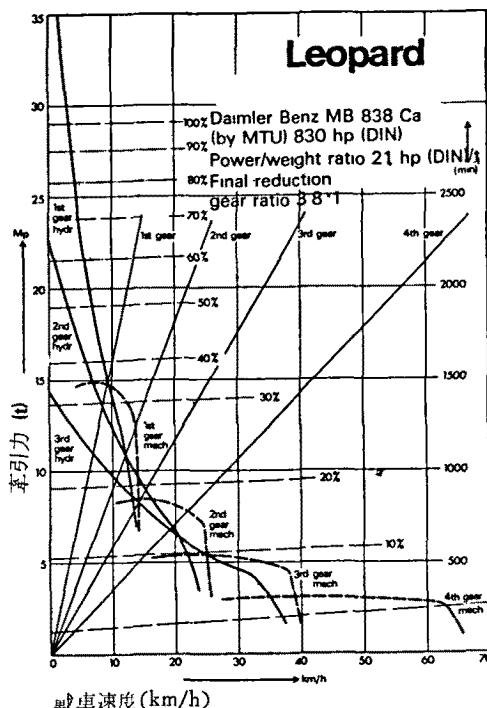
면, 設計가 잘된 기어복스는 그 正常使用에 있어서, 最大限으로 經濟的이고, 엔진磨耗가 가장 적은 方法으로 엔진이 오래 移動되도록 保障하기 때문이다

그러나 이와 같은 여러 가지 短點이 있음에도 不拘하고 戰場에서의 作戰狀況은 이러한 높은 費用을 正當화시키는 한편 轉動시스템의 광범위한 自動化를 필요하게 한다

動力を 지속하면서 變速시킬 수 있는 既存의 周轉圓式 기어복스를 完全히 自動化하는 것은 下降傾斜面에서의 制動을 위하여 엔진을 사용하려면 運轉兵自身이 기어比를 選擇할 수 있어야 하기 때문에 반드시 바람직한 것으로는 보이지 아니한다

눈과 腳으로 덮인 길과 높地帶도 高段기어로서 成功的으로 橫斷할 수 있으며 半自動轉動裝置는 이러한 高段기어의 選擇可能性을 높여주는데 反하여, 完全自动기어복스는 언제나 低段기어로 바꾸기 때문에 일반적으로 田野橫斷機動性을 저하시킨다

討議하여야 할 기어복스의 類型은 動力を 持續하면서 기어를 變更하는 多比率기어복스(multiple



〈표 5〉 Leopard 戰車의 속도와 索引力

ratio box, Pz 61型)와 捏力變換器가 있으나 比率이 적은 動力持續變速기어복스(Leopard型)이다
엔진 性能特性에 적합하도록 設計된 기어 사이의段階는 모든 기어복스가 거의 동일한데 대개 1 4 ~1 6사이에 놓여있다

比率기어복스의 低段기어는 다른 기어복스에서는變換器로 代置되어 있다. 이러한 두가지 시스템은各長短點을 가지고 있다

停止狀態에서 出發할 때에는 捏力變換轉動裝置가 약 15km/h 이상으로 第1次로 變動되는데 反하여 多比率기어복스에서는 低段기어比를 먼저 통과하여야 한다. 이것은 運轉兵이 기어를 빨리 바꾸는限, 加速이라는 觀點에서 볼 때 별로 큰 短點이 아님을 暗示한다

엔진과 轉動裝置 사이에 最低速度에 까지 이어져 있는 積極的인 연결은 엔진이 徒步速度에서도 制動用으로 사용될 수 있기 때문에, 매우 고르지 못한 波狀地形에서는 傾斜面下降運轉과 기타 困難한狀況에서는 有利하다

이것은 捏力變換器가 있는 경우에는 그렇지 아니하다 천천히 움직일 때에는 엔진制動效果는 엔진回轉數가 적거나,迂迴클러치가 사용되지 아니하기 때문에 이를 충분히 활용할 수 없다

그러므로 運轉兵은 브레이크를 利用하여 戰車를 멈추어야 한다. 브레이크가 運轉에 아무런 問題도 일으키지 아니하고(Leopard 運轉兵으로 하여금 射擊을 하기 위하여 8m/sec²사이에 停車도 할 수 있게 하는) 均衡이 잘 잡이고, 内部的으로 通風이 되는 圓盤브레이크가 있음에도 不拘하고, 이 狀態

로는 아직도 만족스럽지 못하다

그러므로 制動시스템을 補完하기 위하여 近來에는 보통 磨耗가 없는 油壓式브레이크(減速器라고 알려진)를 轉動裝置에 合體시키고 있다

이러한 減速器는 2個의 油壓回路로 構成되어 있으며, 그 第1次回路는 계속하여 엔진에 연결시키고, 第2次回路는 逆回轉기어를 경유하여 操縱驅動軸에 연결시킬 수 있으며, 捏力과 관련된 操縱力增大를 위하여 流體靜力學의 操縱시스템(Marder機械化 步兵戰闘車輛에서와 같이)에도 이를 사용할 수 있다

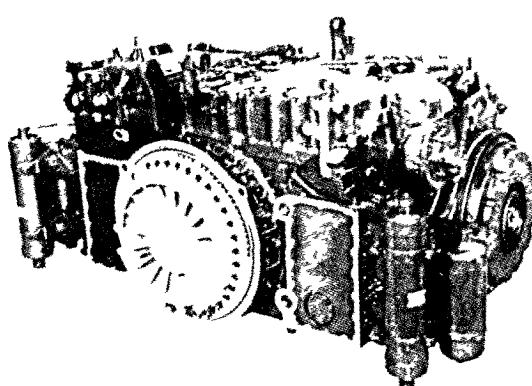
예를 들면 Renk AG社가 西獨의 MBT 70 (Kpz 70)을 위하여 設計하고, HSWL 354라고 命名된 轉動裝置에는 最高動力を 數千馬力까지 낼 수 있고, 65km/h의 速力에서 Kpz 70을 3 6秒내에 停止시킬 수 있는 이 類型의 組合式減速器가 장착되어 있다

制動中에도 操縱動력을 持續할 수 있게 하기 위하여 減速器를 기어복스와 操縱복스사이에 連接하고 있다

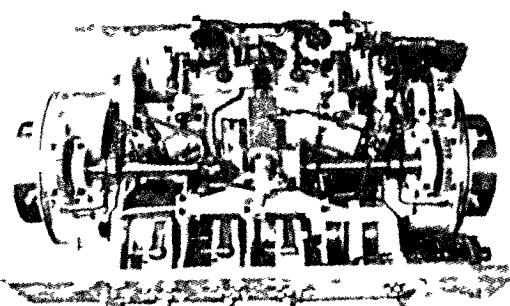
이제까지 周轉圓기어복스가 가장 現代的인 기어裝置라고 말하여져 왔던 理由는 그 最新型(流體靜力學의 機械的 기어복스)이 美國의 MBT 70原型에만 現在까지 存在하기 때문이다

이 裝置에서는 AGT-1500가스터어빈 流體靜力式펌프, 엔진裝置등과 함께 사용하기 위하여 美國(Allison에 의하여)에 設計된 XHM-1500-2가 엔진速度 및 捏力調整用으로 사용된다. 이러한 類型의 轉動裝置에 의하여 광범위한 無段階기어變更이 가능할 뿐 아니라, 停止함이 없이 前進에서 後進動作으로 直接轉換시킬 수도 있다

流體靜力學의 轉動裝置는 이미 第1次大戰중에



〈그림 4〉 MBT 70 및 Leopard戰車用 HSWL-354 Gearbox(최신형 流體靜力學의 機械式 Gearbox)



〈그림 5〉 動力持續變速 Gearbox Pz 61 및 Pz 68 전차용

英國製 Mark IV 戰車에서 試驗을 한것이기 때문에 이 考案은 새로운 것이 아니다

그러나 效率性이 낮고 매우 복잡하며 重量이 무겁고, 費用이 엄청나기 때문에, 그 후로는 이 裝置를 戰車에 合體시키지 못하였다

그러나 오늘날에는 이에 관한 開發이 진전되고 있는 것으로 보이는데, 이것은 高度의 機動性을 가진 戰車가 여러段階의 다른 活動들을 하게 됨으로써 賦課되는 高度의 機能要件은豫測할 수 있는 將來에는 流體靜力學的 轉動裝置에 의하여 더 充實히 履行될 수 있음을 示唆하는 것이다

이러한 見解는 美國 MBT 70 原型으로 성취한 結果에 의하여 支持되고 있으며, 이와같은 轉動裝置는 적어도 效率性, 重量 및 費用이라는 觀點에서 불때, 상당히 制限된 範圍안에서만 生產할 수 있다는 見解를 助長해 준다(이것과 관련하여, General Electric社의 兵器體系部는 78年 3月에 美國製 MCV XM 723型에 사용할 2個의 流體靜力學的 轉動裝置를 개발하기 위한 契約을 受諾하였다는 사실은 興味있는 일이다)

操縱(換向)

軌道車輛들은 하나의 軌道驅動輪은 다른 軌道驅動輪과 상이한 속도로 駆動될 수 있다는 事實에 의하여 換向할 수 있기 때문에, 한바퀴 回轉의 半徑은 2個 軌道의 속도 사이에 差의 函數가 된다

軌道가 回轉중인 때에는 기본적으로 逆作用을 하는 2個의 힘이 있는데, 回轉偶力を 생기게 하는 推進力과 回轉抵抗偶力이 되는 回轉에 반대하는 힘이 그것이다

이러한 回轉偶力의 크기는 主로 軌道의 넓이에 따라 다르다 이와 반대로, 回轉抵抗偶力(軌道들이 回轉과 放射形의 으로 回轉圓에 適應할 수 없기 때문에 생기는)의 크기는 직접으로 地面과 접촉되는 軌道의 길이에 比例한다

이러한 理由로서 回轉을 容易하게 하기 위한 基準은 通常의 으로 地面에 접촉되는 軌道의 길이를 軌道中心點 사이의 距離로 나누어 얻은 比로서 取하고 있다

그러나 戰車의 幅에도 限界가 있는 것은勿論이다 作戰上 機動性이란 局面에서 본다면, 이러한 제한은 貨車크기(rail loading gauge), 교량의 容

積(bridge dimensions) 및 道路交通에 주는 妨害度 등이다豫想되는 最低公稱地面壓力을 주는 戰車의 幅과 軌道의 幅에 의하여 軌道中央線 사이의 거리를 定한다

地面과 接觸하는 軌道의 길이가 더 길다는 것은 일반적으로 高速度에서 安定性이 더 良好하다는 것을 말한다

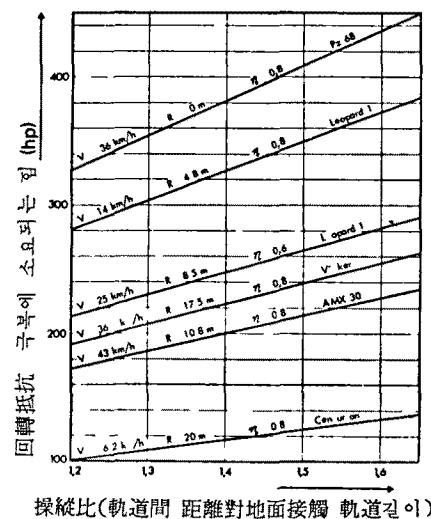
接觸길이가 더 길면 發射台로서의 戰車의 安定性을 더 좋게 하는데 도움이 된다는 事實外에 操縱特性도 參酌하여야 하기 때문에, 이 軌道의 길이는 이러한 安定性만을 基準으로 할 수는 없다

操縱比가 1.8인 戰車는 이미 操縱하기가 매우 어렵고, 1.9를 超過하면 완전히 操縱을 할 수 없게 된다 이 操縱比로서 가장 좋은 것은 1.0~1.2인데, 스웨덴의 Strv 103B만이 이範圍 안에 드는 操縱比를 가지고 있다 (平坦하고 단단한 地面에서 1.05이다)

아직도 良好한 操縱可能領域내에 들고있는 M48 (1.2~1.4)을 除外하고, 대부분의 다른 戰車들은 平均操縱範圍에 해당한다 美國과 소련의 戰車들은 (T-10 1.79의 경우를 除外하고) 약간 良好한 操縱比를 가지고 있다

Leopard는 中間級(1.56-Strv 103B 및 T-10)이 외의 모든 다른 戰車들의 平均值에 해당한다

〈표 6〉 操縱比에 따라 回轉抵抗 극복에 소요되는 힘



스위스 및 英國의 戰車와 프랑스의 AMX 30 의 操縱比는 모두 1.6 이상이다 平坦하고 굽은 地表面에서는 操縱比의 差가 田野橫斷의 경우보다 자연히 적게 된다

그러나 操縱比가 1.6이나 되는 Pz 68은 그 垂直軸을 7秒 이내에 360° 回轉할 수 있는데 反하여, 操縱比가 1.05인 Strv 103B는 360° 回轉하는 데 18秒나 걸린다

道路를 떠나서 軌道가 가라앉게 되는 때에 軌道가 地面까지 들어갔다 나오는 角과 機動輪(road wheel)의 直徑에 따라 地面과 접촉되는 軌道의 길이가 증가되며, 따라서 操縱比가 더 나빠진다 (沈下 自體는 地面의 形態, 公稱地面壓力, 軌道의 그림 및 形態, 移動速度 등에만 의존된다)

直線코스를 運轉할 때에도 克服하여야 하는 로울링抵抗(rolling resistance)은 地面이 부드려울 수록 증가하고 軌道가 沈下되면 變形狀態에서 運行하는 일이 追加되기 때문에 이 抵抗이 더욱 增加한다

그러나 橫的 側方摩擦도 計算에 들어가게 되고, 地面의 層밀리기抵抗(shearing resistance)과 軌道前面에서 부서지는 地表面의抵抗도 이를 참작하여야 한다

回轉에 필요한 힘은 엔진의 動力과 기어비를 正確히 합치시킴으로써 이를 軌道에 적용시켜야 한다

動力 重量比가 높으면 신속한 回轉이 가능하겠으나, 여기에서는 動力 重量比가 35hp/ton 이상일 때 이를 成就하기 위하여 支出한 費用을 正當化시킬만큼 충분한 回轉能力를 生產되는가의 與否에 관하여 문제가 提起된다

動力 重量比가 높으면 操縱特性에 대하여 有利한 영향을 주겠지만, 과연 이것을 保證할 수 있을가? 操縱特性이 더 費用이 소요되는 效果의in 解決方案에 의하여 改善될 수 있을가(그림 1 참조)

그러나 沈下地形이나 館裝이 되지 아니한 험한 道路에서 軸旋回를 할 때 최고도에 達하는 이러한 回轉抵抗은 操縱기어를 設計하는데 基準이 되는 힘을 나타낸다

前述한 여러가지 狀況에 있어서는 現在 戰車엔진의 公稱動力과 거의 동일한 水準에 도달할 수 있는 操縱力이 導入된다 이것을 다루는데 필요한 機構(操縱기어)는 오늘날의 戰車에 있어서는 轉動

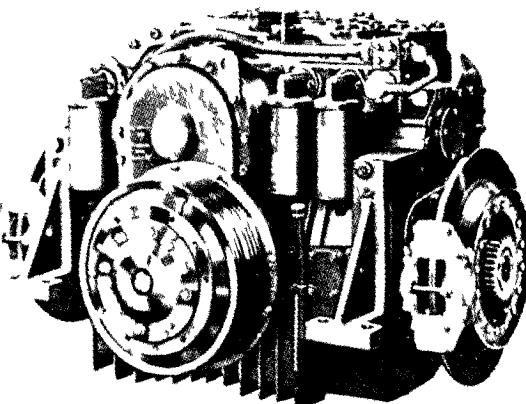
기어와 결합되어 있다

이와 같이 기어복스와 操縱기어를 統合하는 것(최초로 英國製 Churchill 戰車에서 共同하우징 속에 導入되었다)은 重量과 容積面에서 매우 良好한 轉動裝置가 되었다

그러나, 現재 就役중인 戰車의 操縱性能은 操縱시스템과 기어의 效率性에 따라 매우 相異하다

클러치(操縱裝置)브레이크 轉動裝置에 관련된 動力損失(엔진動力의 70% 이상)은 第2次世界大戰中에도 더 이상 만족할 수 없었으며 重量이 무거운 英國戰車(Cromwell Comet)와 獨逸戰車(Tiger, Panther)에 필요한 操縱動力은 再推進操縱기어의 設備를 필요로 하게 하였다

英國과 西獨의 現在 製作하는 戰車에 이러한 類型의 기어를 붙이면 動力損失이 크게 減少되기 때문에 回轉時 더 높은 速度를 낼 수 있을뿐 아니라 처음으로 한쪽 軌道를 사용함이 없이 軸旋回를 할 수 있다



〈그림 6〉 Chieftain 및 Vickers 戰車의 TN 12 Gearbox

몇年前에 사용하던 기어복스를 바탕으로 하고 制動時에 에너지를 再推進式시스템의 制動이 걸린 쪽에서 다른 쪽으로 移轉시키는 差動效果原理에 立脚하여 조작되는 操縱시스템은 現재 Merrit Brown 単一半徑推進式 操縱기어로서 Centurion에 存在하고 있다

이 기어복스의 長點은 単一의 固定半徑을 가진 단순한 差動操縱복스와는 달리, 이것은 더 큰 差動화와 이에 相應하여 더 큰 回轉半徑을 제공한다

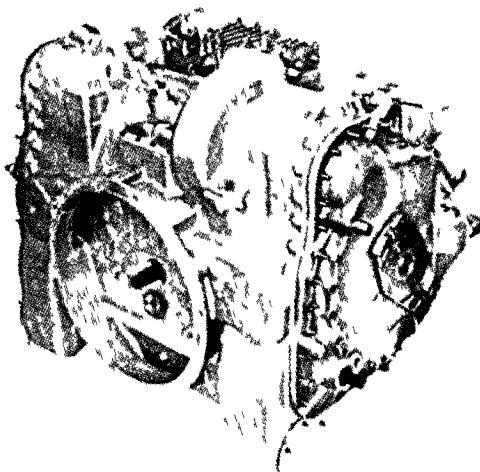
는事實에 있다 單一半徑再推進式 操縱기어복스
도 Chieftain과 Vickers 戰車에 設備되었다

이 Merrit Wilson TN-12 복스는 Merrit Brown
의 開發品으로서, 스퍼어 기어(spur gear)—dog 클러
지組合裝置(그림 6 및 8 참조) 대신에 各 出力軸
上에 3個의 기어로된 周轉圓塞트를 가지고 있다

AMX 30은 現代式으로 개조된 調整差動式 操縱
시스템(修正된 Cletrac 시스템)을 사용하고 있다
이것도 周轉圓式 差動形式으로 되어 있는데 이것은
일정한 操縱比를 維持하는 한편, 한쪽 出力軸을
단순한 差動의 경우에 있어서와 같이 完全히 停止
시키는 것이 아니라, 2個의 出力軸 사이의 固定速度
差에 이르기까지 지체시킨다

그러므로 固定回轉半徑에서는 損失없는 操縱을
할수 있다 制動은 圓盤形으로 되어있다

더욱 간단한 形態의 Cletrac 操縱裝置가 日本製
61TK에 設備되어 있다 그러나 소련製 戰車는 出
力軸上에 周轉圓기어세트가 달린 클러지(操縱裝置)
制動시스템의 改良品을 사용하고 있는데, 이 操縱
시스템의 原理는 主로 클러지(操縱)制動시스템이
제공하는 安定性 때문에, 이러한 初期시스템에 根
據하고 있다 (그림 7참조)



〈그림 7〉 M60 A1 戰車의 CD-850-6A Gearbox

Leopard의 二重半徑操縱 行動裝置도 差動操縱
原理에 근거하고 있는데 2個의 出力軸 사이의 速度
差는 操縱制動에 의하는 것이 아니라 變速기어
로부터 分岐된 補整기어복스 내에서의 補助驅動에

의하여 導入된다는 事實에 따라 다른 差動복스와
다르다

固定設計半徑 사이의 直接比는 Leopard의 경우
滑動클러지에 의하여 얻을 수 있다

軸旋回用 롤 업(lock up)이 있는 이러한 二重差
動의 설계는 美國의 2기어 單一半徑, 再推進式操
縱行動裝置(Allison Cross Drive로도 알려진)에 의
하여 強力한 영향을 받았으며 이 裝置는 이미
M46과 M47에 設備되어 있으며 그 改良品이 현재
M48과 M60에 裝置되어 있다 (그림 8참조)

靜力學的(流體靜力學的) 操縱裝置(hydrostatic
steering unit)를 除外하고, 이러한 여러가지 기어
복스는 完全한 無段操縱의 理想的인 優點을 充足
시켰다고는 말할 수 없다

靜力學的 前進驅動이 최근까지도 적당한 費用과
效率水準으로 性能要件을 충족시킬 수 없었으나
오늘날 靜力學的 原理는 이미 轉動分野에서 操
縱部門을 위한 動力裝置로서 확고한 位置를 차지
하게 되었으며 이를 사용하고 있는 例로서는 Pz
61/68 Strv 103B Kpz 70 XM 803 Leopard 2
Marder MICV 및 Jagdpanzer Kanone/Rakete 등
을 들수 있다

이 類型의 操縱시스템에 관한 試驗을 일찌기
1920年頃에 프랑스製 SRB 및 B 戰車로서 實施하
였다

二重差動에 관련된 靜力學的 操縱시스템을 直進
運動을 위한 差動鎖錠(differential lock)과 결합된
無段轉動裝置의 長點과 함께 生산과정에서 戰車에
설비하므로서 마침내는 不安定性을 除去시킨 功은
스위스 設計者들에게 둘려야 한다

이와 같은 操縱시스템의 개발은 어려한 代案도
없이 시작하여 成功을 거두었으며 Pz 61 및 Pz 68
이 이 操縱시스템을 合體시켜서 生산한 죄조의 模
型戰車라는 사실은 스위스의 戰車開發이 아직도
形成段階에 處하여 있고 죄조의 戰車計劃研究가
거우 20餘年전에着手되었다는 것을勘案할 때 더욱
놀라운 일이다

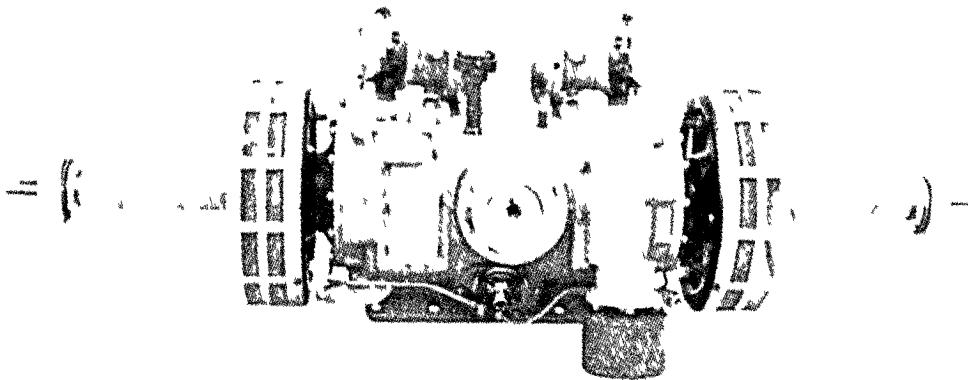
그러므로 이 開發過程을 간략히 檢討하여 보는
것도 興味있을 것이다

試驗段階를 벗어나지는 못하였으나, 貴重한 知
識을 제공하였던 靜力學의으로 驅動되는 砲牽引車
(gun tractor)에 의한 試驗과 G13 Tank destroyer
을 個別의 기어복스를 經由하여 각 軌道에서 삭

〈玉 7〉 現代戦車の変速器と操縦装置諸元

Country Tank type	France AMX 30	GB Centurion	USA M60 A1 M60 A2	USA Chieftain & Vickers	W Germany Leopard	W Germany Kpz 70	Switzerland Pz 61/68	USSR T-55	Sweden Strv 103B
Transmission designation	5 SD 200D	Merritt Brown David Brown	CD 850-6A	XHM 1500-2	4 HP 250	HSWL 354			FBTV 2B
Manufacturer	ARE	SCG/ David Brown	Allison	Allison	ZF	Renk AG	SLM		Volvo
Transmission type	mech dry plate clutch 2nd 5th gears synchr	mech dry plate clutch unsyn chronized	epicyclic with brake bands power sustained gearchange	hydrostatic mechanical power sustained gearchange	epicyclic with hydro kinetic torque converter power sustained gearchange	hydromech epicyclic with hydro kinetic torque converter and bypass clutch power sustained gearchange	epicyclic power sustained gearchange	mech dry plate clutch 3rd 5th gears synchr	mechanical with hydro- kinetic torque converter power sustained gearchange
Number of gears	5/1	5/2	6/2	2/1					
Type of gearchange	mech manually operated	mech manually operated	electro- hydraulic	electro- hydraulic	4/2 semi automatic and manually operated	4/2 automatic 4/4 fully automatic	6/2 / 6	5/1	2/1 manual gearchange
Gear ratios forwards	6.58 : 1 2.88 : 1 1.56 : 1 0.95 : 1 0.63 : 1	11.64 : 1 4.59 : 1 2.85 : 1 1.8 : 1 1.34 : 1	14.65 : 1 8.45 : 1 5.22 : 1 3.34 : 1 2.24 : 1	3.5 : 1 1.26 : 1	infinitely variable	4.64 : 1 2.6 : 1 1.67 : 1 1 : 1	4.47 : 1 2.19 : 1 1.51 : 1 1 : 1	7.64 : 1 4.64 : 1 2.77 : 1 1.62 : 1 0.98 : 1 0.59 : 1	2.94 : 1 1 : 1
reverse		22.91 : 1 3.86 : 1 1260 : 1 63 : 1 147 : 1 139 : 1 75 : 1 23 : 1	9.84 : 1 6.58 : 1 1270 : 1 125 : 1 136 : 1 92 : 1 88 : 1 101 : 1 87 : 1	4.9 : 1 1 1372 : 1 136 : 1 74 : 1 101 : 1 76 : 1	~1900 93 * 98 * 136 * 168 * 80 *	4.64 : 1 2.6 : 1 1850 : 1 98 : 1 136 : 1 172 : 1 80 : 1	~2050 103.5 * 80 * 136 * 172 * 78.5 * 93 * 80	as forwards ~2500 100 135 70 25	2.61 : 1 1.89 : 1 650 100 135 70 25
Dry weight (kg)	1140	68	147	68	Oil capacity (l)	45	2 radii regenerative double diff	double diff stepless hydrostatic/ hydrodynamic regenerative	epicyclic clutch brake system with steering clutch
Length (mm)					Type of steering	modified Cletrac			differential clutch brake with hydrostatic regenerative steering
Width (mm)									
Height (mm)									
Turning radii (m)	1 Gear 2 Gear 3 Gear 4 Gear 5 Gear 6 Gear	3.1 6.7 11.9 19.8 29.8 42.8	4.9 12.2 20 0.7 0.7 42.8	3.17 / 2.71 5.7 / 4.68 8.92 / 7.56 19.7 / 11.77 20.77 / 17.5 30.74 / 28.96	Chieft/Vick	varies depending on rpm and vehicle speed	Large/small 15 / 4.8 26.8 / 8.5 41.7 / 13.3 69.5 / 22.2	Pz6/I/P-68 1 / 0.96 2 / 1.59 3 / 2.66 6.5 / 4.56 10 / 7.54 15 / 12.5	

* Incl. steering and brake system
(* Turning radii are all theoretical (calculated) in practice they are 1.5 to 2 times larger



〈그림 8〉 流體靜力學的 재추진조종 Gearbox (Pz 61 戰車에 사용중)

동하는 靜力學的 駕動式으로 變換시키기 위한 計劃은 그 率效性과 操縱에 관하여 不確實한 點이 너무 많았기 때문에, 몇번의豫備試驗과 研究 끝에 포기한 후에는 모든 努力이 G13을 위한 靜力學的 轉動 및 操縱裝置의 設計에 경주되었다

그 設計原理는 獨逸의 Tiger戰車에 관한 個別的 인 例에서 定立된 靜力學的 操縱시스템의 原理에 따랐다

스위스 戰車에 관한 研究도 거의 동시에 進行되었기 때문에, 여러가지 試驗結果로부터 얻은 知識과 教訓을 新型戰車에 합체시킬 수 있도록 G13의 變換을 실행하고자 노력하였다

Saurer 디젤엔진에 붙은 分配기어가 달린 ZF Media 기어복스와 핸들바퀴가 달린 統合式 기름펌프 등을 사용하여 촉감의 敏感性, 減速度, 操縱의 정확성 등에 특히 力點을 두고 실시한 原理試驗은 성공적이었다

그러므로 이러한 操縱裝置와 브레이크는 動力持續用 變速기어와 3個의 变속기어를 러지 및 調整裝置 사이에 있는 操縱펌프 駕動裝置 上部에 위치하도록 戰車用으로 설계한 小型動力裝置와 統合시켰다

그 당시 操縱半徑스포팅이 너무 크다는 사실이 發見되었다. 이러한 缺點은 操縱바퀴(핸들)와 操縱펌프 사이의 變速裝置比가 自動的으로 變速기어와 合致되도록 修正되었다

原型에서도 操縱펌프의 操作은 補助轉動器에 의하여 行하여졌다. 핸들은 自動的으로 명확한 0點에 되돌아 오고, 操作이 容易하다는 것은 많은 自

動車에서 認定을 받았을 것이다

原型試驗후 從來보다 더 小規模이고 더 가벼운 操縱펌프 및 모터에 대한 奨勵措置가 取하여지고 高엔진速度와 壓力에 대하여 打開하여야 할 問題 點이 있음에도 不拘하고, 이러한 小型펌프와 모터를 직접 Pz 61 시리즈에 設備하였다

管筒의 길이도 最低水準으로 감소되고, 펌프는 變速기어 前方에서 駕動되었다. 이와 같은 操縱裝置는 모든 面에서 良好하다는 것이 證明되었기 때문에, Pz 68型에서도 이를 採擇하였다

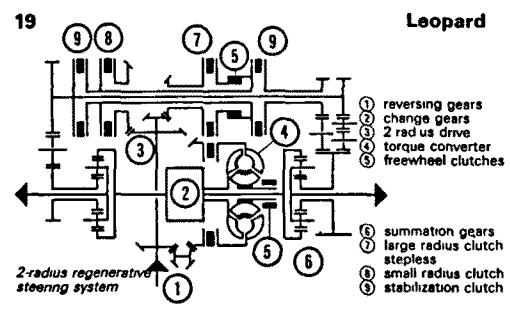
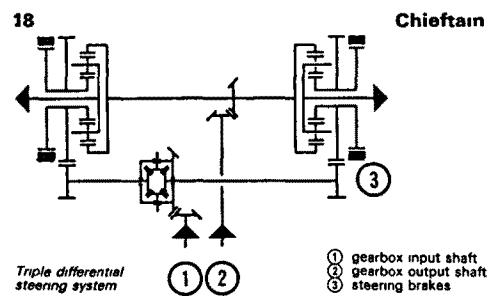
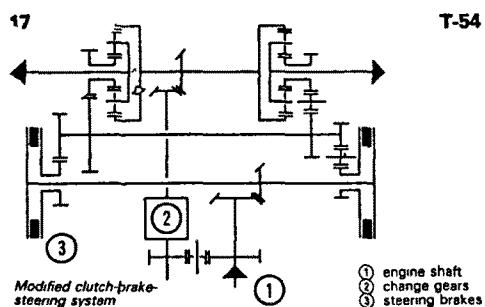
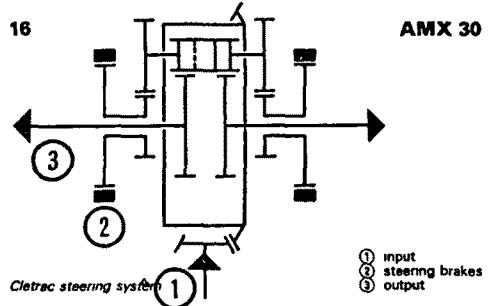
이는 오늘날 이 裝置가 戰車의 操縱시스템으로서 기대할 수 있는 것 중에서 가장 適切한 것이라 는 것을 말하여 준다. 기어복스와 함께 생각하면, 이러한 再推進式 操縱시스템은 각기어의 回轉半徑을 최소로 하게 한다

이것은 Pz 61의 경우에 있어서의 多比率 기어복스이기 때문에, 變換기어복스의 경우보다 더 작은 “最少回轉半徑”을 제공할 수 있다

道路上이나 밖에서는 몇 가지 要領에 따라 變換器를 사용하여서만 成功的으로 克服할 수 있는 (屈曲이 많기 때문에) 事實을 看過하여서는 아니된다

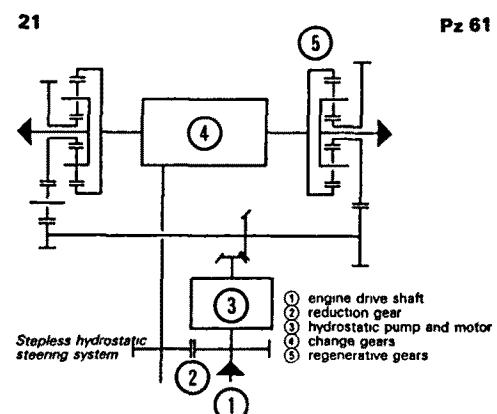
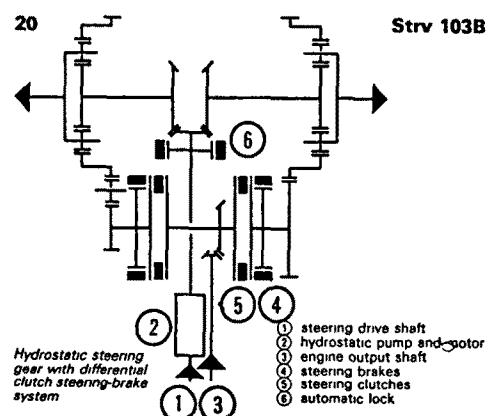
스웨덴의 Strv 103B도 비록 클러지와 操縱브레이크와를 혼합시킨 差動形態에 의하였더라도 靜力學的 操縱裝置를 설비하고 있다

이러한 操縱시스템의 效率性은 약 83% 정도 더 높고, 操縱裝置構成部品의 製作費가 비교적 크며 기어복스의 構成이 복잡하고, 무겁고 容積이 크더라도 實제로 현재 開發중에 있는 모든 戰車에는 靜力學的 操縱裝置가 合體되어 있다



이操縱시스템은美國의 MBT 70/XM 803의 XHM-1500-2 기어裝置에서도 만족스럽게作動할 수 있는데, 前進驅動에 있어서는 아직도特定性能을充足시키지 못하고 있다

그러나 오늘날에는靜力學的 시스템을磨耗가 없고, 더費用도 적계들고 더 가볍고, 더小型의



油壓式 시스템으로代置할 수 없을가의與否를研究하고 있으며, 操縱動作중 기어복스내에서 생기는原理에 근거된損失의 크기를 아직도 참작하여야하는가의與否는 장래에解决할 문제이다

結論

假想敵의傳來의in 우월성과 오늘날의核武器威脅에 대처하기 위한裝甲部隊의廣域擴散의 필요성은高度의作戰上機動性에 의하여補整하여야 할領域을 더크게하고있다

命中率이더높아진敵의武器數가 날로증가함에 따라戰車의戰術的機動性을더증가시킬필요가있게되었고, 특히戰車의運用上의광범위한簡素化와함께그加速,減速및操縱能力등을증대시킬필요가있게되었다

그러나財政上의制限이커졌기때문에費用과계획된改善 및 調達의실행可能性은언제나서

로相殺되어야 한다. 이러한點과 推進시스템이 차지하는 重量은 (例컨대, 50 hp/ton의 動力重量比는 디젤엔진으로서 達成할 수 있다) 戰車總重量의 20~33%에相當하다는 사실로 볼 때, 이녀한 要件을 순전히 幻想的인 엔진動力에 의하여서만 充足시키려는 것은 近視眼의이라고 본다 더구나 高度의 機動性을 하나의 保護手段으로 利用하는 것은 戰闘에 參加하는 乘務員을 위하여 改善策이 동시에 이루어지지 아니하는限, 疑問의 餘地가 있다.

良好한 加速을 위하여 매우 紧要한 最適動力傳達은 고도의 變換力を 가진 捏力換器에 의하여 實行할 수 있다.

엔진이 모든 驅動條件下에서 平均 rpm로 高負荷下에 作動될 수 있도록 變換器가 기어복스의 全體의 效率性을 될수 있는限 높은 比率로 維持할 수 있게 하려면, 變換器에 迂迴裝置를 하여야 하며, 戰車의 속력에 대하여 最大限의 出力捏力を 傳達하여야 한다.

이러한 條件下에서 엔진이 達成할 수 있는 高度의 성능은 戰車의 加速特性에 대하여決定의인 영향을 주지만, 기어들을 負荷下에서 바꿀 수 있을 때에만 效率의으로 사용할 수 있다 dog 클러치기어복스는 이녀한 要件들을 充足시키지 못한다.

普通 電氣油壓의으로 조정되는 逆기어로서, 이 動力持續變速 기어복스는 前進動作에서 後進動作으로 신속히 變更를 할 수 있을뿐 아니라 동일한 速度로 前後方向으로 움직일 수 있게 하여야 한다.

靜力學的, 機械的 기어는 效率性이 다소 貧弱하더라도, 앞으로 10~15년 이내에 오늘날 사용하는 現代式 周轉圓기어에 代置될 것임을 示唆한다.

그러나 操縱은 變速기어와 함께 考察하여야 한다. 操縱브레이크가 달린 저어키操縱裝置(jerky steering)는 速度가 높고 地面의 미끄러짐 때문에 運轉狀態를 不安定하게 하며, 따라서 오늘날에는 더 이상 받아들일 수 없다.

再推進式 操縱기어는 각 기어마다 罷소의 固定된 回轉半徑을 提供하지만, 현재에는 無段靜力學的 操縱기어가 가장 良好한 操縱시스템이라는 것은 거

듭 強調할 필요가 없을 것이다.

이러한 類型의 시스템만이 圓滑하고 安全한 回轉을 할 수 있게 하는 한편, 操縱時에 생기는 저어크(jerk)를 除去하므로서, 軌道와 驅動기어의壽命을 거의 2倍나 延長시켜 준다.

이와 같은 再推進式 操縱기어는 減速器의 自動交換에 의하여 그 性能을 증대할 수 있다. 機械的 브레이크는 熱에 있어서는 에너지를 吸收하는 能力이 制限되어 있기 때문에 減速器가 필요하다. 反面에, 油壓式 브레이크는 應力限界를 極端의in 狀況下에서도 거의 達할 수 없는 領域에까지 밀어 넣고 있다.

現在로서는 靜力學的 操縱시스템이 과연 油壓式 시스템으로 代置될 것인가 代置된다면 그 時期는 언제인가 등을 豫測할 수 없기 때문에, HSWL 354와 같은 시스템만이 장래의 開發方向을 제시할 수 있다.

側方녀지調整油壓式變換器(bypass dutch controlled hydrokinetic converter) 隆起 없이 調節할 수 있는 靜力學的, 油壓的 組合式 操縱기어(ridgeless adjustable combined hydrostatic/hydrodynamic steering gear) 및 완전히 統合된 制動裝置(油壓式 減速器와 기름冷卻式 機械的 摩擦브레이크로構成된) 등으로 되어있는 이 4기어 轉動裝置는 獨美共同評價試驗期間中 10,000km 이상에 達하는 試驗走行에서 그 效率性이 이미 證明되었다.

다음의 資料는 현재 주진하고 있는 戰車轉動裝置開發에 있어서 어떤 아이디어를 提供할지 모른다. 即, 완전한 推進裝置(엔진, 轉動裝置, 冷却裝置, 空氣濾過裝置 및 排氣裝置)에 의하여 얻은 動力容積比는 220hp/m³로 하는 한편, 이에 의하여 達成한 動力重量比는 3.8kg/hp로 한다.

그러나 더 높은 機動性의 限界까지 達하려면 아직도 멀었기 때문에 開發은 앞으로도 계속될 것이다.

参考文獻

International Defense Review Special Series/1978에서
(編輯室抄譯)